

O BIEGU W RURACH wody, nafty i ropy.

(Praca premiowana przez konferencję Instytutu inżynierów komunikacji).

(Dokończenie)¹⁾.

III.

Rozpatrując zadanie o biegu cieczy, w rurach o większych średnicach, ze stanowiska teoretycznego, łatwo przejść do wniosku, że ze wszystkich odnośnych wzorów doświadczalnych najbardziej zgodny z fizycznymi i mechanicznymi prawami ruchu cieczy, jest dwuwyrzowy wzór $av^2 + bv$. W istocie, przy ruchu cieczy w rurach włoskowatych strata ciśnienia jest proporcjonalną do pierwszej potęgi szybkości a cały opór sprowadzi się do tarcia różnych warstw pomiędzy sobą. Ruch cieczy w rurach o większych średnicach różni się od ruchu w rurkach włoskowatych tem tylko, iż w pierwszych niezależnie od wewnętrznego tarcia, skutkiem braku równoległości strug, tworzą się ustawicznie wiry, na które traci się drugą część ciśnienia. Lecz jak wiadomo, strata energii na tworzenie się wirów, jako strata siły żywej, jest proporcjonalną do kwadratu z prędkości; zatem dwuwyrzowy wzór dla oznaczenia straty ciśnienia, jest w tym razie bardzo prawdopodobny. Zobaczmy o ile wzór ten zgadza się będzie z danymi w tablicach. Wzór $i = av^2 + bv$, albo, w zastosowaniu jednostkowej średnicy $id = av^2 + bv$ można przekształcić. Jeżeli dwie strony tego równania, podzielimy przez v^2 , to otrzymamy $\frac{id}{v^2} = a + \frac{b}{v}$. Oznaczywszy wielkość $\frac{id}{v^2}$ przez A (wartość A może być dla każdego doświadczenia wykazaną i wprowadzoną do poprzednich tablic) otrzymamy:

$$A = a + \frac{b}{v} \dots \dots \dots (1).$$

Wzór ten jest prawdziwy, jeżeli prawdziwym jest przyjęty przez nas dwuwyrzowy wzór na stratę ciśnienia. Łatwo zauważyć, iż zależność A od v w tym razie wyraża się hyperbolą, której asymptoty równoległe są do osi współrzędnych.

Na rysunkach 1 i 2²⁾ przedstawiono zależność A od v przy wszystkich doświadczeniach objętych poprzednimi tablicami liczebnymi, dla obu badanych cieczy i dla każdej z trzech użytych do doświadczenia rur. Na rysunkach tych przeprowadzono także najprawdopodobniejsze krzywe hyperboliczne, wykazujące zależność pomiędzy A i v dla danej rury i cieczy, obliczone na zasadzie teoryj najmniejszych kwadratów. Rozpatrując te figury, łatwo się przekonać, że w granicach dokładności doświadczeń, hyperbola, rzeczywiście wykazuje prawo zależności A od v , w sześciu rozpatrywanych wypadkach, a więc, słuszność dwuwyrzowego równania przynajmniej w granicach praktyki potwierdza się w zupełności.

Toż prawo wysledzić się daje z obliczeń robionych podług naszego systemu przy doświadczeniach ropociągami Mierzojewa na Kaukazie (rys. 3), gdzie również hyperboliczna krzywa wyprowadzona podług prawideł najmniejszych kwadratów, bardzo dobrze obserwowane zjawisko przedstawia. W ten sposób dwuwyrzowe równanie stwierdza się doświadczeniem dla trzech cieczy: wody, nafty i ropy, przy średnicach rur w granicy od $\frac{3}{4}$ " do 4".

Dwuwyrzowy kształt równania straty ciśnienia pozwala na zrobienie jeszcze jednego wniosku co do fizycznego znaczenia współczynników a i b we wzorze $A = a + \frac{b}{v}$. Współczynniki te przede wszystkim zależą widocznie od średnic rur. Pierwszy rzut oka na krzywe naszych wykresów poka-

zuje, że parametry hyperbol zmieniają się przy przejściu od jednej rury do drugiej. Pomijając jednakże zależność współczynników a i b od średnic rur, z uwagi na niedostateczność doświadczalnego materiału, rozpatrzmy tylko zależność tych stałych od fizycznych własności cieczy³⁾.

Postawione przez nas przypuszczenie odnośnie do fizycznych własności każdego z wyrazów wzoru $id = av^2 + bv$, pozwala wyprowadzić ciekawy wniosek dotyczący współczynników tegoż wzoru. Pierwszy wyraz wedle tego przypuszczenia oznacza stratę siły żywej w skutek wstrząśnień i wirów, drugi — stratę w skutek tarcia warstw cieczy; stąd bezpośrednio wynika, że pierwszy wyraz powinien być kształtu mv^2 , czyli że współczynnik jego powinien być proporcjonalny do masy jednostki sześcienniej płynu, a zatem, dla różnych cieczy — do ich względnej lepkości; drugi zaś wyraz, jako oznaczający wewnętrzne tarcie, powinien być proporcjonalnym do współczynnika tegoż tarcia w danej cieczy.

Zobaczmy o ile nasze doświadczenia stwierdzają ten wniosek⁴⁾.

Oznaczając na podstawie metody najmniejszych kwadratów liczebne wartości współczynników a i b , dla każdej krzywej i każdej cieczy⁵⁾, jako ostateczny liczebny wynik naszej pracy otrzymamy tablicę następującą:

d	W o d a		N a f t a	
	a	b	a	b
21,2	0,001401	0,000437	0,001294	0,000502
26,2	0,000817	0,000484	0,000791	0,000513
45,25	0,000526	0,000618	0,000405	0,000768

gdzie v oznaczone w metrach, zaś d w milimetrach.

Współczynniki a. Rozpatrując poprzednią tablicę widzimy, że wszystkie współczynniki a dla nafty, jak można było się spodziewać, ze względu na jej mniejszą ciężkość gątowną ($\delta = 0,822$ przy $t = 14^\circ$ C.), są mniejsze aniżeli dla wody.

Dokładne porównanie liczebne daje nam następujący rezultat:

	podł. teoryi	podł. doświad.
a dla nafty, I rura	0,001162	0,001294
" " " II "	0,000679	0,000791
" " " III "	0,000435	0,000405.

³⁾ W kwestyi zależności współczynników a i b od drugich zmiennych, zapytywania różnych uczonych, stosujących dwuwyrzowe równanie, różnią się bardzo. I tak, podług *Weissbach'a* funkcyja A wyraża się $A = a + \frac{\beta}{\sqrt{v}}$, gdzie a i β nie zależą już od średnicy; podług *Darcy'ego* $A = a + \frac{\beta}{d}$ i od szybkości nie zależy. My wyliczyliśmy dla naszych rur znaczenie funkcyi A podług *Weissbach'a* i *Darcy'ego*, przedstawivszy tę zależność na rys. 1, skąd łatwo wywnioskować, o ile te wzory nie zgadzają się z rzeczywistością.

⁴⁾ Wyżej przytoczony ogólny pogląd na mechaniczne znaczenie każdego z wyrazów dwumianu tarcia $av^2 + bv$, spotyka się w mniej lub więcej wyraźnej formie, już i u niektórych poprzednich autorów; i tak: *Prony*, Recherches physico-mathématiques sur la théorie des eaux courantes. Paris 1804 pag. 52 — 53; *Darcy*, Recherches experimentales relatives au mouvement de l'eau dans les tuyaux. Paris 1857 pag. 83, względem wyrazu z v^2 . O ile nam jednak wiadomo, wniosku co do fizycznego znaczenia współczynników w dwuwyrzowym równaniu, dotąd nigdzie jeszcze nie omawiano.

⁵⁾ Współczynniki określone były podług następujących wzorów:

$$a = \frac{\sum A \sum \frac{1}{v^2} - \sum \frac{1}{v} \sum \frac{A}{v}}{m \sum \frac{1}{v^2} - \left(\sum \frac{1}{v} \right)^2}$$

$$b = \frac{m \sum \frac{A}{v} - \sum \frac{1}{v} \sum A}{m \sum \frac{1}{v^2} - \left(\sum \frac{1}{v} \right)^2}$$

przy $A = a + \frac{b}{v}$, i m — liczbie obserwacji.

¹⁾ Por. zesz. listopadowy Przegl. Techn. z r. b., str. 245.

²⁾ Patrz tabl. XXX dołączoną do zesz. listopadowego z r. b.

Biorąc pod uwagę nieuniknione omyłki zdarzające się zawsze przy pracach doświadczalnych tego rodzaju, zgodność doświadczeń z teorią można tu uważać za zupełnie dostateczną.

Spółczynniki b. Dla porównania wyników doświadczeń z teorią, niezbędną jest wiadomość współczynnika wewnętrznego tarcia nafty μ względem wody. Literatura posiada oznaczenie tej wielkości drogą doświadczeń dla nafty noblowskiej, podane przez prof. Pietrowa¹⁾. Według Pietrowa²⁾ współczynnik μ (w systemie absolutnych jednostek miligram-milimetr-sekunda) dla nafty przy temperaturze 15° (interpolacja graficznych tablic) 0,000200. Dla wody, według tegoż autora przy tejże samej temperaturze $\mu = 0,000120$. Stosunek dwóch współczynników $= \frac{5}{3}$, czyli, współczynnik tarcia nafty większy od współczynnika tarcia wody.

Odpowiednio temu, współczynniki b dla nafty, według naszego przypuszczenia, powinny być większe niż dla wody, co w zupełności stwierdza doświadczenie dla wszystkich próbowanych rur. Niestety, w skutek niedokładności w określeniu nafty, jako fizycznego i chemicznego ciała, jak również, większych zmian, jakim podlega współczynnik wewnętrznego tarcia cieczy w zależności od zmiany składu tegoż, — nie możemy tutaj stosować dokładnie liczb prof. Pietrowa względem naszej nafty — i użyć ich dla liczebnych wywodów. Wyżej przytoczone jakościowe że tak powiemy, potwierdzenie teorii, powinno nas zadowolnić ze względu na brak bezpośrednich danych.

Na podstawie wyżej przytoczonego można przypuścić, że:

$$a = a_1 \delta,$$

$$b = b_1 \mu,$$

gdzie δ i μ wyrażają gęstość i współczynnik wewnętrznego tarcia cieczy sprowadzone do wody, a_1 i b_1 są stałymi współczynnikami, niezależnymi od własności płynów i przedstawiającymi pewną funkcję średnic rur. W ogóle więc strata ciśnienia:

$$id = a_1 \delta v^2 + b_1 \mu v \quad \dots \quad (I),$$

$$\text{skąd} \quad A = \frac{id}{v^2} = a_1 \delta + \frac{b_1 \mu}{v} \quad \dots \quad (Ia).$$

Zastosowania praktyczne. Przytoczone względy teoretyczne mogą mieć praktyczne zastosowanie. Główne zadanie w praktyce polega na tem, by według danej średnicy i ciśnienia, oznaczyć wydatek cieczy. W podręcznikach hydrauliki spotykamy niektóre wzory na ten wydatek

$$Q = \gamma V \sqrt{id^3} \quad \dots \quad (II),$$

gdzie γ jest współczynnikiem, który ma być oznaczonym za pomocą doświadczeń. Nie trudno wyprowadzić związek istniejący pomiędzy γ i wprowadzoną przez nas funkcją tarcia

$A = \frac{id}{v^2}$. Ponieważ $Q = \frac{\pi d^2}{4} \cdot v$, i $v = \sqrt{\frac{id}{A}}$, to wstawiając otrzymamy:

$$\gamma = \frac{\pi}{4VA}.$$

Ponieważ A , jak wyżej wykazano, zależy od własności cieczy, średnicy rury i szybkości, zatem od tychże samych wielkości zależeć będzie i γ ; rozwiązanie więc zadania jest dość złożone.

Kiedy w Państwie Rosyjskiem podniesiono kwestyę kaukaskiego ropociągu, projektodawcy proponowali korzystać z jedynych, jakie były w owe czasy, doświadczeń amerykańskiego inżyniera Haupt'a, — dokonanych na podstawie badań z amerykańskimi ropociągami. Według tych doświadczeń³⁾, jeżeli w równaniu (II) Q jest wyrażone w stopach

¹⁾ W jego dziele: „Opisanje i rezultaty opytow nad trenjem židkosti i maszyn“. Petersburg 1886.

²⁾ Strona 161—162 i tablica graficzna 3-a.

³⁾ Patrz Woisław: o budowie naftociągu, Szuchow: ropociągi 1884 r., Time: ropociąg od Baku do Batumu. Patrz także: Lisenko: z powodu projektu ropociągu transkaukaskiego, i nakoniec przytoczone już

sześciennych w ciągu czasu jednej doby, a d — w calach, to współczynnik γ , dla amerykańskiej nafty równa się 59 000. Inż. Szuchow, który sprawdzał doświadczenia Haupt'a nad kaukaską ropą, otrzymał liczbę bliską powyższej, mianowicie 57 504; stąd wnioskuje, że wyrażając Q w stopach sześciennych, w ciągu jednej minuty, można w ogóle przyjąć $\gamma = 4$. Ta mianowicie liczba była przyjęta jako podstawa przy ocenie pracy ś. p. prof. Jerakowa i inż. Demina przez komisję departamentu górniczego (1886); ogłoszone w dodatku do „Materiałów komisji“ doświadczenia z kaukaskimi ropociągami Lianozowa i Mirzozewa miały posłużyć jedynie dla tego aby stwierdzić, iż współczynnik γ rzeczywiście niewiele się różni od średniej liczby 4 (wydrukowane tablice doświadczeń dają liczby 3,47 do 4,88). W tym stanie kwestya ta znajduje się do dnia dzisiejszego.

Na podstawie naszych wzorów (3) i (Ia) łatwo wnioskować, że współczynnik γ , nawet dla tychże samych rur i cieczy nie jest bynajmniej wielkością stałą, przeciwnie jest to wielkość zmienna, zależna od szybkości wypływu, od średnicy rury przez którą ciecz przepływa i nakoniec od fizycznych własności tegoż. Rozumie się, iż znając współczynniki a i b wzoru (I), możemy dla danych rur i danych cieczy, wyprowadzić współczynnik γ dla określonej z góry szybkości.

Doświadczenia nasze nie obejmowały ropy, jednak wyżej przytoczone próby z ropociągiem Mirzozewa (średnica rury 4") przedstawione na rys. 3, dają możność oznaczenia również i dla ropy współczynników a i b za pomocą metody najmniejszych kwadratów, a następnie na podstawie a i b i współczynnika γ .

Rachunek ten daje dla a i b :

$$a = 0,00270$$

$$b = 0,00611.$$

Zauważmy jednak, że doświadczenia z ropociągiem Mirzozewa dają tylko jedną stronę hyperboli (patrz rys.), zatem dokładne oznaczenie współczynników i położeń hyperboli jest tu niepodobnem. Wspomniane współczynniki dla ropy mają tylko czysto doświadczalne znaczenie dla wpływów, w granicach naszych doświadczeń, t. j. od 1,2 do 1,7 m, — w tych więc granicach służyć one mogą do interpolacji.

Badając wpływ z rur węglowodorów ciekłych, mamy do czynienia z jednym jeszcze czynnikiem, t. j. temperaturą oddziaływającą na wypływ. Ze wysokości temperatury powinna wpływać na współczynnik γ , widać już i stąd, iż lepkość cieczy i jej współczynnik wewnętrznego tarcia, zmieniają się ze zmianą temperatury, a głównie ten ostatni szybko się zmniejsza z podwyższeniem temperatury. Odpowiednia więc do naszych teoretycznych przypuszczeń funkcya tarcia A powinna się zmniejszać ze wzrostem temperatury. Skutkiem tego γ , a zatem i wydatek cieczy w jednostce czasu, powinny się powiększać.

Ten teoretyczny wniosek w zupełności stwierdzają dane doświadczalne dla wody, nafty, olei solarowych, ropy, smaru mineralnego i mazutu, które były nam łaskawie zakomunikowane przez inżyniera firmy Nobel p. Krussel, a które podajemy poniżej.

Należy jeszcze zauważyć, iż dla praktyki dane te, jak można wnioskować z tablic, przynajmniej dla wody, nafty i ropy, mają dwa znaczenia, ponieważ różnica wydatku cieczy względnie do temperatury nie jest zbyt znaczną. Ta ostatnia okoliczność sprawdza się w zupełności doświadczeniami

„Materiały“. Oryginalnej broszury Haupt'a, mimo starań, odnaleźć nie mogliśmy w Petersburgu. W ogóle dla przekształcenia współczynnika A , na współczynnik γ , jeżeli A , jak u nas, wyraża się w zależności od d w milimetrach, v w metrach, a chcemy mieć γ wzoru 2-go dla stóp sześciennych, minut i cali, to należy nasze wartości A pomnożyć przez 2500. Nafta na naszej tablicy przedstawia wielkość A , wyrachowaną na podstawie liczby Haupt'a (dla rur 4" średnicy). Widać że zbliża się ona bardzo z kaukaskimi danymi dla tejże szybkości. Drugi krzyżyk, z napisem Nobel, obliczony został według doświadczeń inż. Swede z jednym z bakuńskich ropociągów braci Nobel (Zapiski kawkazskawo otdienija imperatorskawo russkawo techniczskawo obszczestwa, t. XII, 1879 g., str. 129).

z ropociągami *Mierzojewa*. Na rysunku oznaczyliśmy obwódkami te doświadczenia które miały miejsce w lecie. Z rysunku widać, iż doświadczenia robione latem i zimą nie różnią się między sobą, — przynajmniej w granicach dokładności naszych doświadczeń.

Na zasadzie wszystkiego co było powiedziane, uważamy za możliwe wyprowadzić następujące wnioski:

1) Badania doświadczalne wpływu nafty i wody przez rury o większych średnicach stwierdzają wnioski teoretyczne, iż strata ciśnienia wyraża się dwumianem prędkości $i = av^2 + bv$, gdzie współczynnik a jest proporcjonalnym do gęstości, zaś b proporcjonalnym do współczynnika wewnętrznego tarcia cieczy, czego należało się spodziewać, gdyż pierwszy wyraz przedstawia stratę energii na wiry, drugi — na wewnętrzne tarcie cieczy.

2) Przy obliczaniu i projektowaniu ropociągów i naftociągów współczynnik wydatku cieczy γ , powinien być oznaczony odpowiednio do zaprojektowanej szybkości wypływu, ponieważ zmienia się on znacznie w stosunku tej wielkości. Jeżeli projektuje się nafto- lub ropociąg z rurą, średnica której zbliża się do średnicy jednej z naszych rur (dla nafty $\frac{3}{4}$ ", 1", 2"; dla ropy 4"), to można obliczyć współczynnik γ podług współczynnika A danego w naszej pracy (podług projektowanej szybkości). W wypadku przeciwnym, należy współczynnik ten oznaczyć doświadczeniami przy danej z góry szybkości.

3) Jeżeli dla danej cieczy jest wiadomy współczynnik jej wewnętrznego tarcia, to dla pierwszego zarysu projektu, można obliczyć współczynnik wydatku cieczy podług danych dla wody (przy rurach tejże średnicy i tejże szybkości wypływu), mnożąc w dwuwyzrazowym wzorze odpowiednie współczynniki przez gęstość cieczy względnie do wody, i — przez stosunek współczynników wewnętrznego tarcia cieczy do wody.

4) Wpływ temperatury na wypływ wody, nafty i ropy może nie być uwzględnionym w granicach praktyki.

Dołączamy w końcu poprzednio wspomniane dane co do szybkości wypływu cieczy w zależności od temperatury.

Dodatek.

Szybkość wypływu różnych płynów.

Temperatura podług Celsjusza	Woda	Gieźar gat. 0,823 przy 14° R.	Gieźar gat. 0,886 przy 14° R.	Gieźar gat. 0,885 przy 14° R.	Gieźar gat. 0,912 przy 14° R.	Gieźar gat. 0,907 przy 14° R.
		Nafta	Oleje solarowe	Ropa	Smary mineralne	Mazut

Dla wypływu 1 kg potrzeba było sekund:

Przy ciśnieniu = 10 funt.

10°	5,25 sek.	6,56 sek.	12,0 sek.	18,5 sek.	126,5 sek.	186,5 sek.
25°	5,1 "	6,0 "	8,25 "	11,0 "	61,0 "	72,5 "
40°	5,0 "	5,9 "	7,25 "	7,5 "	26,25 "	22,0 "

Przy ciśnieniu = 20 funt.

10°	3,75 sek.	4,5 sek.	7,25 sek.	10,25 sek.	85,0 sek.	94,25 sek.
25°	3,75 "	4,25 "	5,0 "	6,25 "	44,5 "	36,5 "
40°	3,5 "	4,25 "	4,75 "	5,0 "	14,25 "	11,75 "

Przy ciśnieniu = 30 funt.

10°	3,25 sek.	3,75 sek.	5,0 sek.	7,85 sek.	56,5 sek.	65,0 sek.
25°	3,0 "	3,5 "	3,9 "	4,5 "	21,0 "	20,75 "
40°	3,0 "	3,5 "	3,75 "	3,75 "	10,0 "	8,0 "

Przy ciśnieniu = 40 funt.

10°	2,75 sek.	3,25 sek.	4,25 sek.	6,25 sek.	43,0 sek.	45,25 sek.
25°	2,69 "	3,1 "	3,36 "	3,75 "	17,75 "	17,25 "
40°	2,66 "	3,0 "	3,0 "	3,25 "	8,0 "	6,25 "

H. Merczyng.

PRZENOSZENIE SIŁY MOTOROWEJ NA ODLEGŁOŚĆ za pomocą ściśnionego powietrza.

(Tabl. XXXII).

W ciągu kilku lat ostatnich zadanie przenoszenia siły motorowej na większe odległości wielokrotnie było poruszane. Praktyczne rozwiązanie tego zadania szczególnie jest ważnym ze względu na możność rozprowadzania siły motorowej w miastach, pozwalając na usunięcie maszyn i kotłów parowych z ich dymiącymi kominami po za obręb zamieszkałych dzielnic.

W zeszłym roku rozwiązano to zadanie w Paryżu na wielką skalę i siłą kilku tysięcy koni, wytworzoną na jednej centralnej stacji maszyn parowych, rozprowadzono po mieście w postaci ściśnionego powietrza.

Ten sposób przenoszenia siły motorowej przedstawia znaczną wyższość pod niejednym względem nad innymi, tak ze względów na bezpieczeństwo, jak i dla wielu innych korzyści, które pokrótce wyliczymy. — Ściśnione powietrze, jako siła motorowa, usuwa niedogodności, wynikające z powodu gorąca w razie używania pary; nie naraża na niebezpieczeństwa, jakie przedstawia falowanie i zrywanie się lin drucianych (transmisyjnych), lub też, jakie mają miejsce przy zastosowaniu elektryczności; — wreszcie ten system przenoszenia siły jest w znacznej mierze niezależnym od różnic poziomu i wszelkich załamów.

W wielu zastosowaniach ściśnione powietrze przedstawia tę ważną zaletę, że dając się wprowadzać i zachowywać w zbiornikach, pozwala w każdej chwili przez proste otwarcie kranu rozporządzać dowolną ilością nagromadzonej w ten sposób siły. — Dla mniejszych zakładów, a szczególnie dla przemysłu domowego, motory o ściśnionem powietrzu, dostarczane przez wielkie stacje centralne, są bez porównania od wszelkich innych dogodniejsze, a mianowicie w skutek: 1) *usunięcia węgla* t. j. materiału palnego, brudzącego i zabierającego miejsce; 2) *nieobecności kotła* zawsze grożącego niebezpieczeństwem i potrzebującego ciągłej obsługi; 3) *sztucznej wentylacji*, otrzymanej przez wyrzucanie z motoru powietrze, co podnosi zdrowotność szczytów zwykle pomieszczeń warsztatowych; 4) *znacznej oszczędności* w koszcie siły konia parowego; ponieważ na stacji centralnej, w obec dużych baterij kotłów i silnych maszyn Compound, zużywamy 0,8 kg węgla na godzinę i konia, gdy tymczasem małe, oddzielne maszyny parowe spożywają do 4 kg na godzinę i konia parowego; i 5) *dużo mniejszej składowości ogniowej*, ponieważ motory o ściśnionem powietrzu nie przedstawiają żadnych niebezpieczeństw.

Praktyczne zastosowanie ściśnionego powietrza, jako narzędzia do przenoszenia siły, wymagało rozwiązania trzech rozmaitych zagadnień: 1) wyszukania najprostszego a zarazem ekonomicznego sposobu ściskania powietrza; 2) przeprowadzenia już ściśnionego powietrza na jak największe odległości, bez żadnej, lub z możliwie małą stratą tej prężności, jaką powietrze posiada po wyjściu z pompy zgęszczającej i 3) wyzyskania ze ściśnionego powietrza maksymalnej ilości tej pracy, jaka była zużyta na jego poprzednie ściśnienie.

Rozwiązanie pierwszego i trzeciego zadania długi czas pozostawiało wiele do życzenia z powodu pewnych zjawisk cieplikowych, towarzyszących tak ściskaniu jak i rozprężaniu ściśnionego powietrza. W maszynie zgęszczającej praca ściskania zamienia się częściowo w ciepło, którego mała tylko cząstka rozprasza się przez ścianki cylindra, ściskanie zatem odbywa się adiabatycznie; lecz ponieważ ściśnione powietrze, przechodząc następnie do zbiornika, traci nadmiar ciepła, ciśnienie zmniejsza się na tyle, że ostateczny rezultat ze względu na pracę wydaną, odpowiada rezultatowi, jaki otrzymalibyśmy, zgęszczając izotermicznie tę samą ilość powietrza do tego samego ciśnienia, jakie po ochłodzeniu panuje w zbiorniku. — W tych więc warunkach traci się ilość

pracy, odpowiadającej zakreskowanej powierzchni na diagramie (rys. 1).

Dla uniknięcia tej straty, jak również ze względu na konserwację maszyny, należy o ile możności przeszkodzić wywiązywaniu się ciepła. W tym celu zaopatrywano cylindry zgęszczające powietrze w płaszcze zewnętrzne, chłodzone przez ciągły przepływ wody, lub ścisano powietrze za pośrednictwem wody, wypełniającej kompresor i stanowiącej niejako tłok wodny,— wszystko to jednak nie zaradzało gruntownie złemu. Dopiero zastosowanie przez p. *Colladon*, profesora w Genewie, wstrzykiwania wody podczas ścisania, rozwiązało wszelkie trudności z zupełnym powodzeniem. Gdyby podczas ścisania całkowita ilość ciepła była usunięta z chwilą jego powstania, to ścisanie odbywałoby się ściśle izotermicznie. Ponieważ jednak woda pochłaniać może ciepło dopiero wówczas, gdy już istnieje pewna różnica temperatur, czyli gdy już pewna ilość ciepła powstała, praktycznie zatem ścisanie odbywa się między isotermą i adiabatą i o tyle bliżej isotermi, o ile oziębianie jest energiczniejszym; ilość zaś otrzymanego ściśnionego powietrza zawsze odpowiadać będzie ścisaniu izotermicznemu, ponieważ ciepło nie pochłonięte przez wstrzykiwaną wodę i tak zostaje straconym następnie w zbiornikach i w sieci rur.

Podczas rozprężania ściśnionego powietrza spotykamy się ze zjawiskami ciepłikowemi, wprost przeciwnymi poprzednim. W motorach powietrznych praca rozprężania (ekspansji) ściśnionego powietrza, pochłaniając ilość ciepła równą ilości, powstającej podczas ścisania, wywołuje tak gwałtowne oziębianie, że wewnątrz cylindra i rur wylotowych pokrywa się szronem, tamując działanie maszyny. Oprócz tego rozprężanie, mając miejsce bez przyływu ciepła z zewnątrz, a więc adyabatycznie, powoduje znów stratę pracy (rys. 2), równoważną różnicy między pracą izotermiczną i adyabatyczną (powierzchnia zakreskowana na rys. 2.)—Straty tej unikniemy jedynie przez poprzednie ogrzanie ściśnionego powietrza w odpowiednich piecykach, tak, aby końcowa temperatura rozprężania była cokolwiek powyżej zera, a wówczas rozprężanie będzie pod względem wydatku pracy równało się izotermicznemu bez podgrzania powietrza.

Z teoretycznego punktu widzenia, oczywiście jest, że przez dodanie odpowiedniej ilości ciepła, ściśnione powietrze może oddać ilość pracy, większą nawet od tej, jaką zużyto poprzednio na jego ścisanie. Ze względu jednak na prawidłowe działanie maszyny i jej konserwację, zbyt wysokie temperatury stanowiąc są szkodliwe. — Znalezione jednak bardzo prosty środek, pozwalający nasycić powietrze znaczną ilością ciepła bez zbytecznego podniesienia temperatury. Sposób ten polega na wstrzykiwaniu w ogrzewacze niewielkich ilości wody, która, parując, pochłania znaczną ilość ciepła; dzieje się to wprawdzie kosztem większego rozchodu w opale, lecz koszt ten stosunkowo do zwiększonej wydajności maszyny, jest bardzo nieznaczny. — Otrzymana w ten sposób mieszanina pary i ściśnionego powietrza pracować będzie bardziej izotermicznie, a według prawa *Daltona* prężność tej mieszaniny równa się sumie prężności, jakie by posiadała para i ściśnione powietrze, gdyby każde z nich zajmowało całą objętość mieszaniny.

Powyżej przytoczone uwagi, streszczają w sobie główne zasady, dotyczące się wytwarzania ściśnionego powietrza i otrzymywania zeń następnie pracy użytecznej. — W dalszym ciągu uwagi te posłużą nam za podstawę krytyczną przy opisanu urządzeń o ściśnionem powietrzu, jakie wykonane zostały w Paryżu. — Opis tych urządzeń rozdzielimy na 4 części:

I. Urządzenie centralnej stacji maszyn parowych i pomp zgęszczających.

II. Rozprowadzenie ściśnionego powietrza po mieście.

III. Motory powietrzne i należące do nich przyrządy.

IV. Różne zastosowania ściśnionego powietrza.

I.

Centralna stacja, mieszcząca się przy ulicy St. Fargeau, zajmuje przestrzeń 85 m długą a 170 m szeroką.

Kotły parowe. Na stacji znajduje się 11 kotłów, z których 10 jest zawsze czynnych, a jeden w rezerwie. Wymiary kotłów są następujące:

Powierzchnia ogrzewalna każdego	= 122 m ²
„ rusztu	= 1/7 pow. ogrz. = 2,6 m ²
Długość kotła 4,420 m
Średnica 2,280 m.

Dwie rury płomienne o średnicy 0,760 m, nad nimi zaś znajduje się 74 rur ciągnionych o średnicy wewnętrznej 70 mm. Ciśnienie w kotle wynosi 8 atm.,— odparowywanie podług umowy powinno dawać 15 kg z 1 m² pow. ogrz., przy spalaniu 70 kg węgla na 1 m² powierzchni rusztu.

Maszyny parowe. Sześć leżących maszyn Compound ze skraplaniem, porusza 12 pomp zgęszczających powietrze, ustawionych za cylindrami parowymi na przedłużeniu ich drągów tłokowych. — Wymiary maszyn są następujące:

Średnica małego cylindra	. . . 557 mm
„ dużego	„ . . . 888 „
Skok wspólny 1219 „
Chyżość tłoka przy 38 obrotach	1,54 m
„ „ „ 45	„ 1,83 „
Odległość osi cylindrów	. . . 3,500 „
Średnica koła zamachowego.	. 4,300 „

Średnica drągów tłokowych 95 mm z przodu; 88 mm z tyłu. Przy 38 obrotach każda maszyna daje 341 koni ind.

Rozdział pary w małym cylindrze odbywa się za pomocą podwójnych suwaków, poruszanych przez 3 mimośrodki, z których dwa zewnętrzne prowadzą kulisę nastawioną wprost przez regulator. Duży cylinder posiada tylko pojedynczy suwak. — Na czopie korbowym dużego cylindra znajduje się dodatkowy drąg korbowy, który pod podłogą za pośrednictwem ramienia kątowego wprowadza w ruch pompę powietrzną.

Skraplanie przez wstrzykiwanie daje 0,6 do 0,8 atm. próżni, przyczem temperatura wody wstrzykiwanej z 25° C. wzrasta do 45° C.

Oprócz tych 6-iu maszyn stacja posiada jeszcze dwie maszyny parowe systemu *Farcof'a* i jedną balansyerową, poruszające kilka małych pomp zgęszczających powietrze; wreszcie jedna 50-konna bliźniacza maszyna obsługuje motory światła elektrycznego.

Skraplanie. Ponieważ poziom ulicy St. Fargeau znajduje się o 300 m nad Sekwaną i ponieważ w tej miejscowości nie znaleziono wody zaskórnej, musiano zatem użyć do skraplania wodociągową wodę miejską. Dla uniknięcia jednak zbyt dużych kosztów, postarano się wodę, już użytą w skraplaczu, sztucznie oziębiać i napowrót zastosowywać do skraplania, dobierając z wodociągu tyle tylko, ile się traci podczas oziębiania przez wyparowanie. W tym celu na zewnątrz budynku maszyn w miejscu najbardziej przewiewnym wystawiono przyrząd chłodzący. Jestto rusztowanie żelazne, zajmujące przestrzeń 37½ m długości, 8 m szerokości, i 5 m wysokości, i mające 6 rzędów platform, z których wierzchnia z blachy dziurkowanej, a następne są złożone z płaskich, żelaznych listew. Gorąca woda z pomp powietrznych, wtłoczona na szczyt przyrządu, spadając kroplami z piętra na piętro, oziębia się i ostatecznie zbiera się w basenie murowanym, z kąd po odfuszczeniu wraca do maszyn parowych.

Pompy zgęszczające powietrze mają cylindry o średnicy 600 mm. Wentyle ssące składają się z pierścienia brzoźowego, obejmującego dławnicę, która wraz z nim przesuwają się o 5 mm, pociągana wprost przez tarcie draga tłokowego. Zamykanie wentyla jest zatem spóźnione, ponieważ następuje dopiero wówczas, gdy tłok, zmieniając kierunek biegu, przejdzie drogę, równą wysokości podniesienia wentyla. Wadliwość ta ogranicza wydajność wentyli ssących do 95%.

Wentyle tłoczące są pomieszczone na wierzchu w końcach cylindra. Są to zwykłe, płaskie, bardzo ciężkie wentyle, obciążone sprężynami, wymagające zatem znacznego wysiłku dla podnoszenia i jak się okazało, posiadające za małą średnicę (140 mm czyli 1/18 powierzchni tłoka). Tę ostatnią wadę mają także rury tłoczące między kompresorem i zbiornikiem; zbyt mała ich średnica (120 mm czyli 1/25 powierzchni tłoka) sprawia, że już przy 38 obrotach maszyny na minutę

szybkość powietrza w rurach wynosi przeszło 40 m na sekundę, co znów powoduje, że ciśnienie w kompresorze dochodzi do 7 atm., podczas gdy w zbiorniku mamy tylko 6 atm.

Doświadczenia robione z temi kompresorami przez pana *Radinger'a* dały wyniki następujące. Ilość pracy indykowanej na pompie zgęszczającej powietrze wynosi 296 koni przy 38 obrotach, co w stosunku do indykowanej pracy pary stanowi $\frac{296}{341}$ czyli 86%, podczas gdy 14% jest zużytych przez tarcia, pracę bierną pomp powietrznych i t. p.

Z przyczyny niedostatecznego oziębiania, dokonywanego jedynie przez wprowadzenie niewielkiej ilości wody podczas ssania, ściśnione powietrze opuszcza pompę zgęszczającą z temperaturą 52° C., w zbiorniku zaś temperatura ta spada do 26° C. Strata tej ilości ciepła sprawia, że stosunek rzeczywiście użytecznej do indykowanej w pompie zgęszczającej pracy wynosi tylko 77%. Ogółem zatem stopień skutku rzeczywistego maszyn na stacyi centralnej będzie $0,86 \times 0,77 \times 0,95 = 0,63$ czyli 63%.

Uwzględniając powyższe straty, koszt pracy ściśnięcia do 6 atm. 1 m³ powietrza, wziętego przy ciśnieniu atmosferycznym, obliczymy w następujący sposób.

Ilość wessanego powietrza w ciągu 1 obrotu . . . 1,29 m³
 " " " " " 1 minuty (38 obr.) 49 "
 " " " " " 1 godziny . . . 2940 "

A zatem na 1 godzinę, 1 m³ powietrza o ciśnieniu atmosferycznym ściśnięty do 6 atm. zużywa $\frac{341}{2940} = 0,1166$ koni indykowanych czyli na godzinę i konia indykowanego $\frac{2940}{341} = 8,62$ m³ powietrza, wziętego przy ciśnieniu atmosferycznym, doprowadzamy do 6 atm. Przez usunięcie istniejących obecnie wad, można, wedle p. *Radinger'a*, podnieść skutek rzeczywisty do 76%; a zatem na godzinę i konia indykowanego wypadnie 9,1 m³ powietrza wessanego, ściśniętego następnie do 6 atm.

Zbiorniki ściśnionego powietrza w liczbie 8-miu leżą wzdłuż ściany budynku maszyn, przyczem każdy spoczywa na 4 parach kółek ze względu na możliwość rozszerzania się od gorąca. Zbiorniki są z blachy żelaznej 15 mm grubej; średnica ich 1,800 m, długość 12,700 m, objętość każdego około 32,5 m³.

II.

Rozprowadzenie ściśnionego powietrza po mieście odbywa się za pomocą sieci rur lanych, których długość zbiorowa wynosiła w zeszłym roku przeszło 55 km. Rura główna, łącząca się ze zbiornikami ma 300 mm średnicy, 10 mm grubości ścianek, a długość jej wynosi 8 km. W czasie największego zapotrzebowania przepływa przez tę rurę 18 000 m³ powietrza na godzinę, co odpowiada szybkości 10,1 m na sekundę. Większa część rur powietrznych jest przeprowadzona w kanałach miejskich, w ten sposób, że rury są zawieszane na sklepieniu kanału, co znakomicie ułatwia tak zakładanie rur, jak i ich dozór. Godnym uwagi jest sposób łączenia oddzielnych rur, zapewniający zupełną szczelność, a zarazem pozwalający na swobodne rozciąganie się przy zmianach temperatury. Połączenie takie przedstawione na (rys. 3) składa się z gładkiej, surowej nasuwki, obejmującej również gładkie i surowe końce rur; dwa lane żelazne pierścienie za pomocą 4-ch śrub dociskają dwa gumowe pierścionki, znajdujące się na końcach nasuwki i tym sposobem powstaje złączenie. W najniższych punktach sieci rur są umieszczone automatyczne przyrządy do odprowadzania wody mechanicznie porwanej lub skroplonej.

Strata na ciśnieniu podczas największego zapotrzebowania i w najbardziej od stacyi oddalonych punktach nie przechodzi 1 atm.; w zwykłym zaś trybie jest prawie równą zeru. W ogóle urządzenie sieci rur nie daje powodu do żadnych zarzutów.

III.

Motory powietrzne i należące do nich przyrządy. Motory powietrzne co do budowy w niczem się nie różnią od

zwykłych maszyn parowych; cała różnica polega na tem, że tu działa na tłok ściśnione powietrze zamiast pary. W wielu nawet miejscach pozostawiono, istniejące maszyny parowe, wyrzuciwszy tylko kotły z ich obrudowaniem, a połączono motor wprost z rurą doprowadzającą ściśnione powietrze.

Małe motorki do 6 koni siły są o tłokach rotacyjnych, przytem od 3 kg do $\frac{1}{2}$ konia są one bez regulatorów, powyżej $\frac{1}{2}$ konia do 6 koni posiadają regulatory, działające na wentyl wpustowy. Od 6 do 50 koni motory są jednocylindrowe, powyżej zaś dwucylindrowe; rozdział powietrza ma miejsce za pomocą podwójnych suwaków, z których rozprężający jest nastawiany wprost przez regulator, jak w maszynach parowych.

Na rurze doprowadzającej ściśnione powietrze, znajduje się kran wpustowy, którego otwarcie lub zamknięcie wystarcza do puszczenia w ruch lub zatrzymania maszyny; następnie umieszczony jest miernik, wentyl redukcyjny, manometr i piecyk do ogrzewania, skąd rura idzie już wprost do wentyla wpustowego na cylindrze (rys. 4).

Miernik składa się z małego naczynia, zawierającego skrzydlate kółko aluminiowe, na które skierowane jest centralnie, dopływające powietrze: ruch tego kółka prowadzi mechanizm zegarowy, wskazujący w metrach sześciennych ilość zużytego powietrza. Opłata pobiera się od metra sześciennego sprowadzonego do ciśnienia atmosferycznego i wynosi 1 $\frac{1}{2}$ cm za 1 m³.

Wentyl redukcyjny. Ciśnienie w rurach wynosi 6 atm., do którego też zastosowano się przy obliczaniu maszyn; większa część jednakże motorów pracuje zwykle przy 4 do 4 $\frac{1}{2}$ atm., ze względu na możność potęgowania tej pracy w danym razie. Zastosowane w tym celu przyrządy redukcyjne, składają się z obciążonego wentyla, naciskanego przez dźwęk z przeciwwagą. Wentyle te działają bardzo prawidłowo i utrzymują stale żądane ciśnienie, pomimo zmian ciśnienia, jakie wypadkowo zachodzą w sieci rur.

Piecyki do ogrzewania ściśnionego powietrza składają się z lanego żelaznego cylindra o podwójnych ściankach połączonych poprzecznymi przegrodami, pozostawiającymi kolejno przejścia to od góry, to od dołu. Powietrze, przebiegając kolejno przez tak powstałe kanały, ogrzewa się przez pochłanianie ciepła rozgrzanych ścianek (rys. 5).

Ruszt paleniskowy znajduje się w środku u dołu cylindra, cały zaś piecyk otoczony jest płaszczem z blachy żelaznej, któredy zarazem uchodzą wytwory spalania. Piecyki te działają bardzo energicznie i zajmują nader niewiele miejsca i tak np. piecyk do motoru o sile jednego do dwóch koni ma 300 mm wysokości, a 200 mm średnicy zewnętrznej; piecyk zaś do 40-u konnego motoru ma 750 mm wysokości, na 450 mm średnicy zewnętrznej. Powietrze ściśnione zwykle bywa nagrzewane od 150° do 170° C., przyczem w motorach poniżej 10 koni średni koszt opału wynosi 1 centima na godzinę i konia; w większych zaś motorach koszt ten zniża się do $\frac{1}{2}$ centima na godzinę i konia rzeczywistego. W razie zastosowania współcześnie ogrzewania powietrza i wstrzykiwania wody, do liczby powyższych przyrządów przybywa jeszcze niewielki zbiornik wody, połączony z jednej strony z rurą powietrzną, a z drugiej z piecykiem, przyczem obydwaj połączenia są zaopatrzone w kraniki. Woda, znajdującą się w zbiorniku pod ciśnieniem, panującym w rurach, kroplami wpada do piecyka, z kąd, porwana powietrzem, dostaje się do maszyny w postaci pary. Powiększenie kosztu opału jest tak nieznaczne w stosunku do zmniejszonego zużycia powietrza, że śmiało można go niebrać w rachubę.

Zanim przejdziemy do opisu licznych zastosowań ściśnionego powietrza, przytoczymy tu wyniki doświadczeń p. *Radinger'a*, mające na celu określenie stopnia skutku rzeczywistego motorów powietrznych. Próby robione były na normalnym 10-o konnym motorze, którego wymiary były:

Średnica cylindra	208 mm
Skok tłoka	303 "
Ilość obrotów na minutę	128
Średnica rury wpustowej	40 mm
" " wylotowej	58 "
" koła zamachowego	1500 "

Doświadczenia miały miejsce przy trojakim sposobie otrzymywania pracy.

I. *Praca z ogrzaniem powietrzem.*

Temperatura powietrza w rurach . . + 17° C.

„ „ ogrzanego . . + 170° „

„ „ wyrzucanego . + 8° „

Praca indykowana 9,8 konia } stosunek rzeczywisty } = 0,88
Praca rzeczywista 8,6 „ } „ indykowany }

Zużycie powietrza na godzinę i konia rzeczywistego 22 m³

„ „ „ „ indykowanego 19,3 „

Ponieważ, jak to podaliśmy wyżej, 1 m³ powietrza wziętego przy ciśnieniu atmosferycznym, ściśnięty do 6 atm. zużywa na stacyi centralnej 0,1166 koni indykowanych, zatem 19,3 m³ zużyje . . 0,1166 × 19,3 = 2,25 koni indykowanych. Ztąd stosunek indykowanej pracy motoru powietrznego do pracy indykowanej na pompie zgęszczającej stacyi centralnej czyli stopień skutku zbiorowego będzie w tym razie $\frac{1}{2,25} = 44\%$.

Przez usunięcie rozmaitych wad i niedokładności stopień skutku może być w tym razie podniesionym do 53%.

II. *Praca z ogrzaniem powietrzem i wstrzykiwaniem wody.*

Temperatura powietrza w rurach . . + 17° C.

„ „ ogrzanego . . + 170° „

„ „ wyrzucanego . + 70° „

Zużycie wody wstrzykiwanej około 4 l na godzinę i konia.

Praca indykowana 9,43 } Stosunek rzeczywisty } = 0,92
Praca rzeczywista 8,67 } „ indykowany }

Zużycie powietrza na godzinę i konia rzeczywistego 16 m³

„ „ „ „ indykowanego 14,8 „

Odpowiednie zużycie siły indykowanej na stacyi = 14,8 × 0,1166 = 1,72. Stopień skutku zbiorowego $\frac{1}{1,72} = 58\%$, przy odpowiednich zaś poprawkach może dojść do 75%.

III. *Praca z nieogrzaniem powietrzem.*

Temperatura powietrza w rurach . . + 17° C.

„ „ wyrzucanego . - 60° „

Praca indykowana 9,8 } Stosunek rzeczywisty } = 0,84
Praca rzeczywista 8,3 } „ indykowany }

Zużycie powietrza na godzinę i konia rzeczywistego 38 m³.

W tych warunkach nie można było pracować dłużej nad 10 minut, gdyż potem rura wylotowa zamarała. Chcąc tak niską temperaturę praktycznie otrzymywać, należałoby ściśnione powietrze doskonale osuszyć. W tym celu wypadłoby użyć rury o większej średnicy i przeprowadzić ją przez przestrzeń, w której ma nastąpić oziębianie. Energiczne ochłodzenie dopływającego powietrza, osusza je zupełnie, a skroploną wodę można usunąć za pomocą przyrządów samodiających.

IV.

Rozmaite zastosowania ściśnionego powietrza.

Ściśnione powietrze jako siła motorowa znajduje w Paryżu zastosowanie w najrozmaitszych przemysłach: porusza maszyny dynamo do oświetlania elektrycznego, zakłady drukarskie, mechaniczne, stolarskie; fabryki guzików, zabawek, wyrobów z blachy, maszyny do siekania mięsa, robienia lodów, małe tokarnie, maszyny do szycia i t. d. Ściśnione powietrze znajduje również zastosowania bezpośrednie, zastępując wprost niektóre maszyny. Głównem w tym rodzaju jest zastosowanie do poruszania zegarów pneumatycznych, które rozwinęło się w Paryżu na wielką skalę. Przeszło 10 000 zegarów jest w ten sposób poruszanych, zużywając na godzinę 180 m³ powietrza, które przechodzi przez sieć rur, mających przeszło 3000 km zbiorowej długości. Główne rury mają 27 mm średnicy, a odnogi ich 2 do 3 mm. Bardzo rozległe jest zastosowanie ściśnionego powietrza zamiast pomp do tłoczenia płynów np. tłoczenie wina lub piwa

z piwnic do kranów na bufetach; — w tym celu łączy się wierzch beczki z rurką, doprowadzającą powietrze ściśnione, podczas gdy druga rurka spuszcza do dna łączy się z kranem na bufecie. Niezmiernie ważnem jest zastosowanie ściśnionego powietrza dla otrzymywania zimna, które jak widzieliśmy wyżej można otrzymać przy każdym motorze powietrznym; ponieważ, ogrzewając mniej energicznie możemy sprowadzić temperaturę wyrzucanego powietrza do jakiego bądź stopnia poniżej zera.

Wytwarzanie zimnego powietrza może mieć miejsce jako produkt poboczny, gdy tymczasem siła motorowa stanowi cel główny. Zdarza się też odwrotnie, że głównym przedmiotem produkcji będzie zimne powietrze, podczas gdy otrzymywanie siły motorowej ma znaczenie drugorzędne. W tym razie można zużywać siłę motorową np. poruszając podczas dnia maszyny dynamo dla nasycania akumulatorów, a wieczorem dla otrzymania światła elektrycznego. Może jednak zachodzić i taki wypadek, że potrzebując wytwarzać zimne powietrze, nie ma do czego zastosować siły motorowej. Wówczas opór niezbędny dla działania maszyny stwarza się przez sprzęgnięcie jej z małą pompką zgęszczającą powietrze, która ssąc z otaczającego powietrza, ścisła takowe i po należytem ochłodzeniu wtlacza je z powrotem do rury zasilającej motor. Tym sposobem zaoszczędza się około 50% na zużytej ilości powietrza. Zdaleko by nas zaprowadziło wyliczanie wszelkich zastosowań ściśnionego powietrza, o liczności których jak i wciąż wzrastających zapotrzebowaniach najlepiej świadczy to, że stacya na ulicy St Fargeau pokazuje się już niedostateczną, pomimo, że dostarcza dziennie do 250 000 m³ powietrza. O wroście całego urządzenia daje pojęcie przyrost dochodu i tak: od 1-go stycznia do 1-go sierpnia 1888 r. wpłynęło 204 678 fr., a w tymże okresie 1889 r. 576 678 fr.

1 lipca 1889 r. towarzystwo posiadało 55 km rur o wysokim ciśnieniu i 65 km o niskim ciśnieniu.

Zawarte kontrakty dzieliły się jak następuje:

a) 1852 HP dla 401 abonentów do poruszania maszyn od $\frac{1}{12}$ do 50 koni.

b) 485 HP dla 9 abonentów do wywiązywania zimna (w tym Morgue).

c) Oświetlenie elektryczne: 17 589 lamp żarowych i 680 lukowych.

d) 7839 sztuk zegarów z tego 3021 w domach prywatnych.

W skutek wzrastającego zapotrzebowania projektuje się urządzenie jeszcze trzech stacyj centralnych, które razem dostarczać mają 5000 HP. Potrzebne do tego pompy ścisające buduje firma Société Cockerill w Seraing, pompę taką można było widzieć na przeszłorocznej wystawie powszechnej.

Każda maszyna składa się z jednego motoru „Compound“ i 2 cylindrów powietrznych, daje na godzinę 3500 m³ powietrza ściśnionego na 6 atmosfer, w razie potrzeby ciśnienie podnieść można do 8 atmosfer.

Praktyczne zalety ściśnionego powietrza robią zeń czynnik, który się stanie nader ważnym w większych miastach, już to służąc do wytwarzania zimna, lub też jako siła motorowa, zastosowana w szczególności do drobnego przemysłu.

S. Werner.

OBLICZENIE

UGINANIA SIĘ ŻELAZNYCH MOSTÓW BELKOWYCH.

Ważnym bez wątpienia probierzem wytrzymałości mostów i stosownego w nich użycia materiałów jest wygięcie powstające przy obciążeniu. Obliczenie tej miary, która przy obciążeniu próbnym nie powinna być przekroczoną, jest koniecznem, a następujące wywody, oparte na art. Deutsche Bauzeitung № 10/1890 mają za cel ułatwienie tego obliczenia.

Jako wygięcie próbne (δ) uważamy to, które pochodzi wyłącznie od obciążenia ruchomego, przy uwzględnieniu możliwych obniżen punktów oporowych. Jeżeli oznaczymy przez:

δ_* — wygięcie w środku belki pochodzące wyłącznie od obciążenia ruchomego,

δ_1 i δ_2 — obniżenia opór,

to wygięcie dla którego ułożone zostały następujące wzory da się wyrazić:

$$\delta = \delta_* - \frac{\delta_1 + \delta_2}{2}$$

Dla belek prostych o niezmiennem przekroju i przy równomiernem obciążeniu.

$$\delta = \frac{5}{384} \frac{pl^4}{\epsilon I} \quad (1)$$

gdzie p — oznacza równomierne obciążenie na m bież.,
 l — „ rozpiętość belki,
 ϵ — „ współczynnik sprężystości wynoszący dla żelaza kutego 2000000 kg na cm^2 ,
 I — „ moment bezwładności przekroju.

Celem wprowadzenia do wzoru (1) natężenia R powstającego w najbardziej pracującym przekroju, stosujemy znany wzór:

$$\frac{RI}{h} = M = \frac{pl^2}{8} \quad (2)$$

w którym:

M — oznacza maksymalny moment wygięcia,
 I — „ moment bezwładności,
 h — „ całkowitą wysokość przekroju belki (wraz z dodatkowymi poziomymi blachami pasów).

Wstawiając do wzoru (1) otrzymaną z (2) wartość na p , a mianowicie:

$$p = \frac{16 R \cdot I}{hl^2} \quad (3)$$

otrzymujemy:

$$\delta = 0,2083 \frac{Rl^2}{\epsilon h} \quad (4)$$

Przy obciążeniu belki w środku jednym ciężarem P należy stosować znany wzór:

$$\delta = \frac{Pl^3}{48 \epsilon I} \quad (5)$$

do którego wstawić można:

$$P = \frac{6 R I}{hl} \quad (6)$$

co daje:

$$\delta = 0,167 \frac{Rl^2}{\epsilon \cdot h} \quad (7)$$

Powyzsze wzory stosują się do belek o pełnym przekroju; dla dźwigarów kratowych można użyć następujących wzorów podanych przez Schwedler'a (Zeitschrift für Bauwesen; str 60, r. 1862):

Dla belek kratowych o pasach równoległych:

$$\delta = \frac{Rl^2}{\epsilon h} \left(0,25 + \frac{h}{2l} \right) \quad (8)$$

Dla belek parabolicznych lub systemu Schwedler'a:

$$\delta = \frac{Rl^2}{\epsilon h} \left(0,3465 + \frac{h^2}{l^2} \right) \quad (9)$$

h oznacza w obu wzorach oddalenie środków ciężkości przekrojów dwóch pasów (dla wzoru 9 w środku przesła).

Jako praktyczny przykład podajemy obliczenie wygięcia mostu na Dnieprze pod Rzeczą, którego szczegółowy opis zamieszczonym został w Przeglądzie Technicznym za październik i listopad 1888 r.

Za pomocą tablicy momentów (por. Przegl. Techn. za maj 1887) obliczamy maksymalny moment wygięcia dla jednego z dwóch węzłów środkowych, dla których:

$$l = 77,927 \text{ m}$$

$$x = 35,964 \text{ m (oddal. od lewej opory)}$$

$$x_1 = 41,963 \text{ m (oddal. od prawej opory)}$$

$P_n = 12,5$ tonn (ciężar osi parowozu znajdującej się nad węzłem).

Tablica daje nam odpowiadające tym danym wartości $\Sigma(P)$, $\Sigma(P_1)$, $\Sigma(Pd)$ i $\Sigma(P_1d_1)$, z których, po przeprowadzeniu porównania, wybieramy następujące cyfry, dające moment maksymalny: $\Sigma(P) = 142,92$ tonn, $\Sigma(P_1) = 148,01$ tonn, $\Sigma(Pd) = 2304,53$ metr. tonn, $\Sigma(P_1d_1) = 2411,55$.

Za pomocą wzoru:

$$M_{\max} = \frac{xx_1[\Sigma(P) + P_n + \Sigma(P_1)] - x_1[\Sigma(Pd)] - x[\Sigma(P_1d_1)]}{l}$$

otrzymujemy:

$$M_{\max} = 3527 \text{ met. tonn dla dwóch dźwigarów}$$

$$\text{t. j. } 1763,5 \text{ „ dla jednego dźwigara.}$$

Celem oznaczenia maksymalnego natężenia w pasach dzielimy M_{\max} przez wysokość dźwigara $h = 10,605$ m, a otrzymaną w ten sposób siłę działającą w pasie dzielimy raz jeszcze przez powierzchnię jego przekroju

$$k = \frac{M_{\max}}{h \cdot F} \quad F = 453,94 \text{ cm}^2$$

$$= \frac{1763,5}{1060,5 \times 453,94} = 0,366 \text{ tonn na cm}^2,$$

zatem

$$\delta = \frac{kl^2}{\epsilon h} \left(0,3465 + \frac{h^2}{l^2} \right)$$

$$= \frac{366 \times 7792,7^2}{2000000 \times 1060,5} \left(0,3465 + \frac{1060,5^2}{7792,7^2} \right)$$

$$= 3,79 \text{ cm.}$$

Wygięcie dźwigara pochodzące od obciążenia stałego wynoszącego $p = 1,79$ tonn na metr bieżący dźwigara otrzymujemy za pomocą wzoru:

$$\delta_w = \delta \frac{M_w}{M_{\max}} \quad (10)$$

w którym M_w oznacza moment wygięcia w środku belki.

$$M_w = \frac{pl^2}{8}$$

$$= \frac{1,79 \times 77,927^2}{8} = 1358,8 \text{ met. tonn,}$$

$$\text{zatem } \delta_w = 3,79 \times \frac{1358,8}{1763,5} = 2,92 \text{ cm.}$$

W. r. S. n.

KRYTYKA I BIBLIOGRAFIA.

„Prace matematyczno-fizyczne,“ wydawane w Warszawie przez S. Dickstein'a, Wł. Gosiewskiego, Edw. i Wł. Natansonów; t. II-gi w dwóch zeszytach, a. m. zeszyt pierwszy o 244 str.—cena rs. 2, oraz zeszyt drugi o 522 str.—cena rs. 2 kop. 40.

Czasopismo nasze podało już (w r. 1889, z. 1-y, str. 4) krótką wiadomość o programie tego wydawnictwa, przy ukazaniu się pierwszego tomu „prac.“ Otóż, tom drugi, obecnie ukończony, ujawnia nader pomysłny rozwój owego programu w dwóch jego głównych kierunkach, a. m. w obfitości wielu cennych rozpraw oryginalnych z działy matematyki

i fizyki, oraz też w znacznym rozszerzeniu sprawozdań piśmiennictwa naszego w zakresie matematyczno-techniczno-przyrodniczym. Pomijając krytyczną ocenę prac (jako nieodpowiednią dla naszego czasopisma), poprzestaję tylko na podaniu treści obu zeszytów, oraz na kilku uwagach ogólnych.

I tak, zeszyt pierwszy „Prac“ zawiera rozprawy następujące:

1. *J. Sochocki*. Uwagi o rozwinięciu pewnych funkcji na szeregi.
2. *Wł. Kretkowski*. Przyczynek do teorii eliminacji.
3. *M. P. Rudzki*. O rytmicznych oscylacjach morza.
4. *T. Ptaszycki*. O sprowadzeniu pewnych całek *Abelewych* do postaci normalnej.
5. *Wł. Natanson*. O teorii cynetycznej zjawiska *Joule'a*.
6. *J. Kowalski*. O hartowaniu szkła.
7. *T. Kowalski*. O warunkach, którym stałe przewodnictwa cieplnego kryształów czynić zadość powinny.
8. *H. v. Helmholtz*. Termodynamika zjawisk chemicznych. Za upoważnieniem autora, przełożył *F. Tomaszewski*.
9. *S. Dickstein*. O prawie „najwyższem“ *Hoene-Wronskiego* w matematyce. Artykuł pierwszy.
10. *S. Kepiński*. Własności szczególnych trójek punktów trójkąta.
11. *M. A. Baraniecki*. O pewnym wnioskowaniu analitycznym, w tomie I-y tego wydawnictwa.
12. *Wł. Gosiewski*. Dowód prawa *Gauss'a*, które dotyczy błędów przypadkowych.
13. *M. Ciemiński*. Z dziedziny rachunku całkowego.
14. *J. J. Boguski* i *J. Zaleski*. O prędkości działania chemicznego pomiędzy glinem metalicznym i ługami alkalicznymi.

Z powyższego suchego spisu rzeczy, widzimy, że (z wyjątkiem rozpraw 6-ej i 14-ej, które wspierają się na samodzielnych podstawach doświadczalnych) niemal wszystkie prace naszych przyrodników dotyczą udoskonalenia teorii fizycznych lub rozwoju analizy wyższej. Ową jednostajność naszego dorobku naukowego tłumaczą po części tradycje i właściwości naszego ducha, a przeważnie też brak środków materialnych na wykonanie samodzielnych i kosztownych badań doświadczalnych.

Jeżeli, w skutek samego założenia programowego „Prac mat.-fizycznych“, rozprawy objęte w pierwszym zeszycie tomu II-go przeznaczone są dla czytelników biegłych zarówno w wyższej matematyce jak i w fizyce, to natomiast zeszyt drugi wydawnictwa zasługuje na jak najszersze rozpowszechnienie wśród inżynierów, techników, przyrodników i pedagogów w ogóle, jak o tem świadczy wykaz jego treści:

1. *S. Dickstein*. Wiadomości bibliograficzne o badaniach historyczno-matematycznych w Polsce. Jest to przyczynek bibliograficzny do historii matematyki *czystej* u nas, począwszy od r. 1781.
2. *J. Bieliński*. Stan nauk matematyczno-fizycznych za czasów *Wszechnicy wileńskiej*.
Autor monografii wymienionej wyczerpał znakomicie obfity materiał bibliograficzny, którym rozporządzał i podał żywy obraz programów, według których nauki były wówczas wykładane; wyliczył on profesorów w porządku w jakim zajmowali katedry, załączył odnośne szczegóły biograficzne, i zacytował prace profesorów, oraz innych pracowników odnośnej gałęzi umiejętności. Zwracam szczególną uwagę czytelników naszego czasopisma, na programy katedr „mechaniki i matematyki stosowanej“ (mechanika, technologia, górnictwo, hutnictwo, geodezja, rysunek topograficzny, miernictwo) oraz wykładów „architektury“, które odbijają wiernie stan ówczesny tych nauk na Litwie.
3. *Pł. Dziwiński*. Rys działalności naukowej i naukowo-czytelniczej *Wawrzyńca Zmurki*.
4. *J. J. Boguski*. Sprawozdanie z działalności pracowników fizycznej Muzeum przemysłu i rolnictwa w Warszawie.
5. Sprawozdanie z piśmiennictwa polskiego w dziedzinie nauk matematyczno-fizycznych za lata 1888 i 1889; przez *A. Czajewicza*, *S. Dickstein'a*, *M. Flauma*, *Wł. Gosiewskiego*, *A. Hołowińskiego*, *St. Kramsztyka*, *W. Krause'go*,

E. Natanson'a, *Wł. Natanson'a*, *St. Srebrnego*. Odnośne referaty, streszczające bezstronnie wytyczną myśl autorów i ułatwiające poszukiwania w pracach przyrodników polskich, dotyczą matematyki, mechaniki, astronomii, fizyki, technologii i chemii teoretycznej.

Polecając gorąco to wydawnictwo uwadze techników, dla których postęp nauki krajowej nie może być obojętnym, nadmieniam jeszcze, że tom III-ci „prac matematyczno-fizycznych“ ukaże się w roku przyszłym. H.

Statyka zespołów budowniczych przez *Teodora Landsberga* II wyd. Darmstadt 1889. (die Statik der Hochbauconstructionen von *Teodor Landsberg*. II Anfl. Darmstadt 1889).

Od kilku lat wychodzi w Niemczech zbiorowe dzieło p. n. Podręcznik architektury (*Handbuch der Architektur*). Jeden tom tego dzieła stanowi statyka budowli, której autorem jest profesor szkoły politechnicznej w Darmstadzie *Teodor Landsberg*. Z niej chcemy obecnie zdać sprawę w krótkości.

Pomijamy tu pierwszy rozdział, omawiający zasady mechaniki i statyki wykreślonej. W drugim rozdziale podaje autor obciążenia i ciężary własne zespołów budowniczych i parcie wiatru według najnowszych doświadczeń. Autor oblicza też parcie wiatru na powierzchnię walcową (np. na komin) i otrzymuje $H = pr \frac{\pi}{2}$, gdy p oznacza parcie na jednostkę kwadratową a r promień walca.

Obliczenie momentów bezwładności i wyznaczenie elipsy bezwładności wyłożone jest jasno lecz nie przedstawia nic nowego, dopiero w następnym rozdziale zwróciło naszą uwagę wyprowadzenie wzorów dla natężenia dopuszczalnego tylko na podstawie wstrząśnień, przyczem natężenie nie powinno przekraczać $\frac{2}{3}$ natężenia przy granicy sprężystości. Na tej podstawie bez powoływania się na doświadczenia *Wöhlera* dochodzi autor do wzorów podobnych, jak *Winkler* ¹⁾.

Przy zmiennym przekroju obliczamy zwykle natężenie według zwykłego wzoru $v = \frac{P}{A}$, przyczem A przekrój ustawiamy dla najwęższego miejsca. Autor zwraca uwagę, że w takich razach wiele zależy od tego, czy zmiana przekroju jest nagłą i powołuje się na odnośne doświadczenia *Winklera* z modelami kauczukowymi. Wyniki tych doświadczeń są następujące: 1) Przy zmianie przekroju powinno być przejście z jednego przekroju do drugiego powolne. 2) Przy obliczeniu należy przyjąć najmniejszy przekrój. 3) Natężenie w przekroju najmniejszym powinno być mniejsze, niż gdyby pręt miał wszędzie jednakowy przekrój.

W następnym rozdziale oblicza autor przekrój nitów, przyjmuje jednak zdaniem naszym za wielkie natężenie dopuszczalne na ścinanie, bo równe natężeniu dopuszczalnemu na ciągnięcie blachy lub prętu. Ze względu na nierówny rozdział sił na nity przyjmujemy zwykle pomimo lepszej jakości żelaza nitowego mniejsze dopuszczalne natężenie.

Następny rozdział poświęca autor wytrzymałości na zginanie i omawia obszernie te wypadki, gdy płaszczyzna sił nie przecina przekroju w osiach głównych, a więc np. przy ptałwach dachowych, przy belkach żelaznych wiążących sklepienie, jeśli parcia poziome nie znoszą się całkowicie i t. d.

W dalszym ciągu wytknąć musimy, że przy obliczeniu nitów belki blaszanej nie uwzględnia autor ciśnienia na ściankę dziury.

W następnym rozdziale podaje autor obliczenie słupów muirowanych i zastanawia się nad tą kwestyą dość szczegółowo. Nie możemy się na to zgodzić z zapatrywaniami autora co do obliczenia słupów żelaznych i drewnianych. Autor trzyma się wzoru *Eulera*, którego niezgodność z wynikami doświadczeń dostatecznie jest znaną. Obecnie ogólnie prawie używają wzoru *Rankina*, o którym autor tylko pokrótce wspomina.

W następnym rozdziale mówi autor o belkach i poświęca kilka kartek belce ciągłej przegubowej, gdyż ptałwy większych dachów żelaznych wykonuje się obecnie najczęściej jako belki ciągłe przegubowe.

¹⁾ Jest to metoda podobna do metody *Obrębowicza*.

Krokiew przy obliczeniu dachów żelaznych nie liczy autor jako belki ciągłe, jak niektórzy proponowali, bo przypuszczenia, które zrobić należy przy obliczeniu belki ciągłej, tu dokładnie się nie spełniają. Co do śniegu, to przypuszcza autor albo cały dach obciążony śniegiem, albo tylko jedną połać. Autor wyznacza potem siły wewnętrzne więzarów dachowych analitycznie i wykreślnie i omawia szczegółowo rozmaite więzary dachowe, a między innymi także więzary rozporowe trójprzegubowe.

Osobny rozdział poświęca autor żelaznym dachom baniastym, namiotowym i wieżowym, które oblicza wedle przybliżonej metody *Schwedlera*.

Ostatni rozdział poświęcony jest sklepieniom kolebkowym, krzyżowym i baniastym. Autor wyznacza linię ciśnienia w sklepieniu krzyżowym nad prostokątem w obu wypadkach, gdy szwy są równoległe do murów czołowych lub też nachylone pod kątem, mianowicie prostopadłe do żył.

Zaznaczywszy w krótkości treść dzieła i podniósłszy niektóre jego ustępy, dodać musimy, że sposób wykładu jasny i systematyczny i uwzględnienie najnowszych prac literackich stanowią ważne zalety dzieła, które zasługuje na polecenie.
Maksymilian Thullie.

PRZEGLĄD PISM TECHNICZNYCH.

Czasopismo Tow. techn. krakowskiego. Nr. 15 opisuje czwarte już doświadczenie dokonane w Gródku (koło Lwowa) z ogniotrwałymi matami słomianymi wynalazku inżyniera *Uderskiego*. Doświadczenie to wykazało, podobnie jak i poprzedzające — o których już w piśmie naszym wspomnieliśmy — że wynalazek p. *Uderskiego* może być zaliczony — w naszym szczególnie kraju — do bardzo użytecznych i praktycznych. Maty ogniotrwałe przedstawiały istotnie przy doświadczeniach wielką oporność na ogień, a z drugiej strony znaczną nieprzemakalność. Są przytem lekkie i mniej potrzebują słomy, aniżeli zwykle poszycia słomiane.

Czasopismo Techniczne Tow. polit. we Lwowie pomieszcza w Nr. 20, oprócz dalszego ciągu artykułu inż. *Blauth'a*: *O systemie Petersena drenowania i nawadniania łąk*, dokończenie poważnej pracy p. *Petion'a*: *O wiertnictwie naftowym i wyszukiwaniu ropy*. Koniec zeszytu tego stanowią: odczyt, a raczej wykład prof. *Olearskiego* i przemówienie nowo obranego rektora Szkoły politechnicznej lwowskiej, prof. *Franka*, na akecie uroczystym otwarcia roku szkolnego 1890/91 Szkoły polit. lwowskiej.

Prof. *Olearski* mówił o elektromagnetycznej teorii ciepła, opartej na obliczaniu drgań elektrycznych w dielektrykach i sprawdzonej doświadczeniami *Hertz'a*.

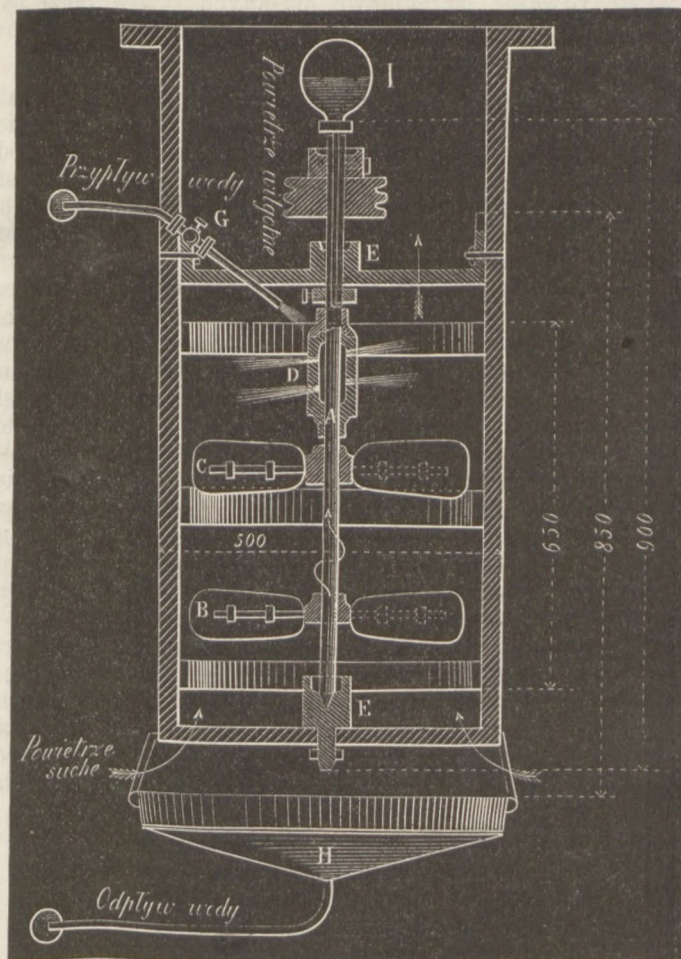
Podniosłość myśli, piękność stylu, czystość wzorowa języka cechują mowę rektora *Franka*, i znamionują męża pałającego uczuciami prawdziwie obywatelskimi, oraz pojmującego obowiązki jakie wkłada na niego godność do której go powołano.

Drobiazgowo opisane wykonanie robót, jakie podaje w Nr. 10-m inżynier kijowski, przy zaprowadzeniu drenazów na wiorstach 427 i 433 dr. żel. Ufo-Samarskiej, może dostarczyć w niektórych razach pouczających wskazówek. Zadaniem zaprojektowanego i wykonanego drenazu było zapobieżenie obsuwaniu się nasypu, na 3 saż. wysokiego, po skłonie rzeki Demy, po którym droga się wije w bliskości Ufy. — Cel zamierzony osiągnięto za pomocą równoległej do nasypu galeryi na 3 saż. głębokiej wzdłuż warstwy wodonośnej i uprowadzającej zebrane wody do drugiej galeryi prostopadłe pod nasypem przebitej i mającej ujście w łożysku Demy. Spód tych galeryj, szerokości 0,50 saż., był wypełniony kamieniami do wysokości 1 saż., pozostałe zaś 2 saż. wypełniono piaskiem.

La Génie Civil. Ciekawy bardzo dla górników opis wydzielania żelaza sposobem magnetycznym z rud metalicznych znajduje się w Nr. 22. Sposobu tego używają w kopalniach *Mercadal* (prowincja *Santador* w Hiszpanii). Zadanie polega na oswobodzeniu galmanu od znajdujących się w nim cząstek żelaza. Czynność ta dokonywa się przy samej kopalni. Wydobytą rudę poddaje się najprzód wysuszeniu, następnie kruszeniu za pomocą odpowiednich narzędzi, a nakoniec

przepuszcza się ją przez tak zwany separator elektryczny systemu *Kessler'a*, lub *Vial'a*. Na rudzie w ten sposób przygotowanej zyskuje się, w sprzedaży do huty, od 18 do 30 fr., zależnie od jej gatunku.

Zamieszczony w tymże numerze opis przyrządu do zwilżania powietrza, podajemy w obszerniejszem streszczeniu. Przyrząd ten, zwany *humecteur d'air*, wynaleziony przez p. *A. Petit* i zastosowany w jego przędzalni w *Fourmies*, składa się z blaszanego szkieletu cylindrycznego, który powleka się rzadką jakakolwiek tkaniną. Wewnątrz cylindra znajduje się wał pionowy *A* opatrzony skrzydełkami u góry i u dołu.



Przecięcie pionowe.

Skrzydełka dolne *B* pochylone pod kątem 45° wciągają powietrze suche, jak to jest uwidocznione na rysunku; celem zaś skrzydełek górnych *C* pochylonych na 10° , jest mieszanie napływającego powietrza suchego z cząsteczkami rozpryskującej się wody, której strumień uderza o szczotkę metaliczną *D*, na wale pionowym śrubowato obsadzoną. Dopływ wody reguluje się za pomocą kurka *G*. Powietrze zwilżone wydostaje się górną i boczną powłoką. Woda zbyt duża gromadzi się w zbiorniku *H* i stamtąd rurą odpływa.

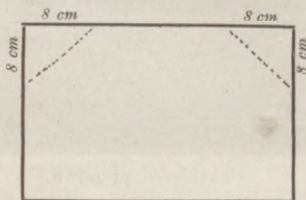
Lina 10 do 12 mm grubości, wystarcza do obracania 4 lub 5 takich przyrządów. Każdy z nich może dostarczyć 1400 do 1500 m³ powietrza na godzinę. Sprawdzone że w sali przędzalni położonej w antresolu, temperatura przeciętna w maju nie przechodziła 26°C . i nie przewyższała nigdy 29° .

Przyrządy takie zastosować również można w salach koncertowych, balowych, przytwierdzając je do ściany, albo kolumny, albo sufitu. W tym celu umieszcza wynalazca zbiornik *I* z wodą pachnącą, która spływa za pośrednictwem wydłużonego kanału w wale *A* na szczotki *D*.

W Nr. 23 oprócz opisanego systemu syfonu blaszanego zanurzonego w poprzek odnogi *Sekwana*, okalającej *Ile St. Louis* w Paryżu, a to celem przeprowadzenia nieczystości z tej dzielnicy na drugi brzeg rzeki i wpuszczenia ich do kolektora odpływowego, znajdujemy treściwą ale pouczającą rozprawkę: *O własnościach fizycznych i mechanicznych stali i żelaza zlewnego*. Rzeczą tę ostatnią podamy w obszerniejszem opracowaniu w jednym z następnych zeszytów naszego pisma.

Służba kanalizacji i uzdrowotnienia w Paryżu, urządziła na ostatniej wystawie dwa typy domów mieszkalnych wyobrażających mieszkania niezdrowe i zdrowe. Nr. 25 podaje rysunki tych domów i drobiazgowo odnośne objaśnienia. Wykazane tu są, w domu niezdrowym, wszystkie wadliwości w urządzeniu podłóg, zlewów, ustępów, dołów kloacznych, ścieków; a co za tem idzie, zakażenie powietrza wewnętrznego. Dom zdrowy przeciwnie, przedstawia wzór urządzania racjonalnego i zapewniającego czystość powietrza. — Autor omawianego artykułu robi słuszną uwagę, że w typie domu zdrowotnego nie wykazano weale w jaki sposób winno tam być urządzone ogrzewanie mieszkań. Mimo to wystudowanie szczegółowe opisanych typów może być niezaprzeczenie bardzo korzystnym w projektowaniu domów nowych albo przeróbce dawnych.

Revue Générale des Chemins de fer z miesiąca sierpnia Nr. 2, podaje notyskę inżyniera głównego dr. żel. Wschodniej o doświadczeniach prowadzonych na tej drodze odnośnie odległości podkład skrajnych, między którymi pomieszcza się sztos wiszący dwóch przyległych relsów. Połączenie z sobą relsów, czyli sztos według przyjętej u nas terminologii, stanowi jeden z najdelikatniejszych punktów utrzymania drogi. Sztośy na podkładach wszędzie już prawie zarzucono, i wprowadzono sztośy wiszące między dwiema podkładami odległymi oś od osi o 60 cm. Otóż zauważono, że odległość ta jest zbyt wielką. — Powierzchnie zetknięcia się lasz i relsów pod działaniem kół pociągu, szybko się zużywają — wpijają się niejako w siebie — skutkiem czego nie daje się osiągnąć dokładne zetknięcie przez przykręcanie śrub, końce relsów przestają być podtrzymywane laszami, i uginają się pod ciężarem kół, wywołują drgania podkład końcowych, a tem samem wyciskają z pod nich balast; i ostatecznie relsy na końcowych podkładach są słabiej podtrzymywane, aniżeli na środkowych ich częściach. — Aby złemu temu zapobiedz, najodpowiedniej byłoby zbliżyć do siebie podkłady krańcowe, czyli zmniejszyć długość końców wiszących w relsach, i ograniczyć przez to zgubny wpływ ich drgania. Że zaś zbliżenie do siebie podkład uniemożliwiłoby prawie ich podbijanie, więc autor omawianej notyski ścina krawędzie górne podkład skrajnych płaszczyznami pochyłymi pod 45°, jak to przedstawia rysunek, co zwiększa odległość ich krawędzi i uła-



twia działanie podbijaczek; podkłady te rozstawia w odległości 40 cm oś od osi zamiast 60; a dwie sąsiednie podkłady w odległości 55 cm od skrajnych. — W ten sposób ułożona droga na kilku punktach linii dała wyniki zupełnie zadawalniające po upływie jednego roku; co zachęciło zarząd do stosowania systemu doświadczanego na większych jeszcze przestrzeniach. Dodać należy, że podkłady skrajne pod podeszwami relsów pozostają nietknięte, a ścina się tylko krawędzie na końcach i między relsami.

Revue universelle des mines, de la metallurgie, zamieszcza artykuł p. G. Derpret, dyrektora fabryki żwierzciadeł w Jumont (Francya), o postępach poczynionych w piecach Siemens'a, od początku jego wynalazku aż do dni naszych. — Autor zastanawia się szczególnie nad ostatnim typem pieców Siemens'a, i wykazuje rozbiorem naukowym wyższość typu tego, pod względem mianowicie oszczędności paliwa, nad piecami początkowymi.

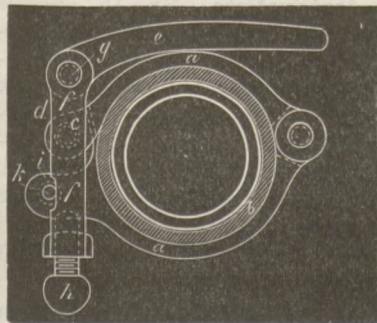
Zeitschrift des Vereins Deutscher Ingenieure. Pan L. Vojaček podaje w Nr. 42 opis przyrządu W. Wittacker'a do zasilania węglem ognisk w kotłach parowych bez potrzeby otwierania drzwiczek ogniskowych. Autor omówił w krótkości rozmaite szkodliwe wpływy jakie wywiera otwieranie drzwiczek, i usiłowania czynione przez różnych konstruktorów by wpływom tym zapobiedz, za pomocą obmyślanych przez nich sposobów, przechodzi następnie do opisanego drobiazgowo przyrządu Wittacker'a, w którym usunięto

wadliwości podobnych przyrządów dawniej probowanych. Z pomocą przyrządu Wittacker'a osiągać się ma zupełnie umiarkowane i prawidłowe podsyćanie paliwem, — stąd wielka onego oszczędność i dłuższa trwałość kotła.

Nr. 43 pomieszcza obszerną rozprawę p. H. Reichling'a o oczyszczaniu wody. Autor opisuje najprzód i objaśnia rysunkami odpowiednich przyrządów, sposoby przygotowania wód naturalnych do rozmaitych użytków fabrycznych i kotłów parowych; następnie zaś sposoby oczyszczania wód zanieczyszczonych, czy to wydzielanych przez fabryki, czy też wód z kanałów miejskich, i uczynienia ich nieszkodliwymi w dalszym ich odpływie. — Postępowanie chemiczne przez autora wyłuszczone, oraz opisy projektowanych przez niego filtrów nie dają się przedstawić w streszczeniu dostatecznie objaśniającem; zmuszeni więc jesteśmy odesłać czytelnika do wskazanego powyżej źródła. J. G.

Gesundheits-Ingenieur, Nr. 15. P. M. Bauer w Neustrelitz zbudował przyrząd, który w wypadkach chwilowej potrzeby połączenia węża sikawkowego z rurą (np. wodociągową), daje możność nadzwyczaj szybkiego uskutecznienia tego połączenia i przytem nadaje się do rur rozmaitej średnicy.

Przyrząd składa się z dwóch pierścieni, które, po wsunięciu węża na koniec rury, obchwytyją go i przyciskają do tej ostatniej. — Z jednej strony półpierścienie są połączone przy pomocy zwykłego sworzni. Z drugiej zaś strony, jak wskazuje rysunek, znajduje się widłowaty łącznik *f*, który stale jest związany z górnym półpierścieniem *m*, przy pomocy dwóch połączeń sworzniowych *g* i *c* i krótkiego ogniwa (ramionka) (?) *d*, tworzącego jedną całość z rękojeścią *e*.



Wystająca część *i* dolnego półpierścienia usuwa się pomiędzy ramiona widłowego łącznika *f*, i odpowiednim zagłębieniem opiera się na końcu śruby *h*, wkręconej w dolną część łącznika. — Przed włożeniem przyrządu rękojeść *e* podnosi się do góry, w skutek czego, połączenia sworzniowe *c* i *g*, wychodzą z położenia pionowego, oddalają się od siebie, półpierścien *m* podważa się w górę, — a więc przyrząd jest otwarty. — Jeżeli teraz chcemy go zamknąć, wsuwamy najpierw wydłużony koniec dolnego półpierścienia pomiędzy ramiona łącznika tak, aby zagłębienie weszło na koniec śruby i jednym szarpnięciem ręki odrzucamy rękojeść w położenie poziome.

Podkręcając śrubę *h* mniej albo więcej, można przyrząd dopasować zupełnie dokładnie.

Ten sam cel może być osiągnięty przez dwa symetryczne półpierścienie formy omega Ω , ściągane śrubami, ale przyrząd powyżej opisany ma tę wyższość, że się nadaje do rur rozmaitej średnicy.

SPRAWOZDANIA Z POSIEDZEŃ

stowarzyszeń technicznych.

Towarzystwo politechniczne we Lwowie. Dnia 19 listopada odbyło się pierwsze w tegorocznym sezonie zimowym zgromadzenie Towarzystwa politechnicznego. Zapowiedziany odczyt prof. bar. Romana Gostkowskiego: „o taryfach kolejowych“ ściągął liczne grono słuchaczy. Zgromadzenie zagał zastępca prezesa Stahl kilku słowy i udzielił głosu p. Gostkowskiemu.

Prelegent zastanawiał się najprzód nad tem, co wpływa na wysokość taryfy kolejowej. Austria ma 42 mil. mieszkańców a 61 mil. podróźnych, Belgia, gdzie taryfa jest najtańsza ma 6,5 mil. mieszkańców a 62 mil. podróźnych, a Anglia,

gdzie taryfa najdroższa, 42 mil. mieszkańców a 620 mil. podróży. Widzimy więc, że ilość podróży w stosunku do ilości mieszkańców nie wpływa bardzo na wysokość taryfy. Jedynie przeciętna długość podróży może warunkować wysokość taryfy. Tabliczka poniższa, odnosząca się do kolei austriackich, da nam pod tym względem niektóre wskazówki.

R o k	1882	1883	1884	1885	1886	1887	1888	1889	1890
Roczna ilość podróży na km	2615	3190	3550	3525	3450	3329	3231	3341	—
Ilość km kolei	4247	4324	4542	5235	5735	5209	5431	5889	6041
Ilość milionów ludności	11,3	13,8	16,1	18,0	18,0	18,0	19,3	20,1	—
Przeciętna droga w km.	39,1	39,6	37,2	36	36	36	37,5	38	—

Że dotychczasowe taryfy były za drogie i dadzą się zniżyć, niech nam objaśnią niektóre przykłady. Bilet ze Lwowa do Rieki przez Węgry II klasą kosztuje 17 złr. (1186 km), ze Lwowa do Rieki przez Wiedeń (1336 km) kosztuje 60 złr. Bilet z Londynu na Manchesteru kosztował dawniej 36 złr., dziś 4 złr. (ceny w walucie austriackiej wyrażone).

Porto osobowe nie da się zaprowadzić, bo cena biletu musi być funkcją odległości. Koszty własne kolei przewozu jednego tonkilometra wynoszą na kolejach austriackich od 0,1 (kolej Lubkowska) do 0,19 (kolej Czerniowiecka). Uwzględniając i inne wydatki nie będące zależne od długości drogi, wydatki dość znaczne, wypadnie nam przyjąć jako koszty własne $\frac{3}{4}$ centa. Wedle *Launhardt'a* najkorzystniejszą jest dla kolei, gdy taryfa wynosi 1,5 kosztów własnych, więc $\frac{9}{8}$ centa. Tymczasem koleje biorą w Niemczech 2,33 cen., w Austrii 2,22, a więc dwa razy koszty własne.

Następnie omawiał prelegent taryfy osobowe. Na jeden wóz III klasy, ważący 8 t przypada 10 osób przeciętnie, więc na jedną osobę musi być przewieziony ciężar 0,87 t. Koszty własne wynoszą więc 0,13 cen. od osoby i kilometra. taryfa mogłaby więc wynosić $\frac{1}{5}$ cen. Tymczasem koleje biorą od osoby i kilometra: Rosya 1,74, Belgia 1,9, Austria 2,0, Niemcy południowe 2,1, północne 2,4, Węgry 2,5, Włochy 2,72, Szwecya 2,76, Anglia 3,0, Francya 3,2, Turcya 3,6 centów.

W celu porównania cen jazdy w klasie I, II i III służy następująca tabliczka:

	k l a s a		
	I	II	III
Ciężar wozu	10	9	8 tonn
Miejsc	24	36	40
Wyzyskanie miejsc w %	8%	20%	30%
Więc jedzie przeciętnie osób.	2	7	10
Na 1 osobę wypada ciężaru brutto	5000	1285	800 kg
Stosunek cen jazdy powinien być	6	1,6	1

W rzeczywistości stosunki cen jazdy w różnych klasach są następujące:

	k l a s y		
	I	II	III
Rossya	2,6	1,9	1
Belgia	2,0	1,5	1
Austria dawniej.	2,10	1,5	1
obecnie	3,0	2,0	1
Niemcy południowe	2,3	1,6	1
„ północne	2,0	1,5	1
Węgry	2,0	1,4	1
Włochy	2,0	1,4	1
Szwecya	2,13	1,5	1
Anglia	2,3	1,7	1
Francya	1,84	1,37	1
Turcya	2,17	1,6	1

Prelegent zastanawiał się na koniec nad taryfą osobową pociągów pośpiesznych i udowodnił, że przy pociągu pośpie-

sznym zużywa się dwa razy tyle siły, dodatek powinien wynosić 100%. Dotychczas wynosił on w Austrii 20%, obecnie przy taryfie strefowej 50%. y.

Przeгляд kongresów, wystaw i konkursów.

III posiedzenie międzynarodowego kongresu kolejowego w Paryżu, 1889 r.

(Dokończenie) ¹⁾.

Instytucje przezorności na korzyść urzędników i robotników dróg żelaznych. Ważność i zakres tej kwestyi pozwoliłyby specjalście napisać o niej całe tomy, — wyczerpujące zatem sprawozdanie, jednocześnie z przedstawieniem rezultatu innych prac kongresu, nie może być mojem zadaniem, — ograniczę się więc tylko na pobieżnem przedstawieniu tego co było postanowionem na kongresie.

Kwestya ta była już na kongresie w Medyolanie w roku 1887 i tam wyrażone było życzenie, aby w łonie komisji międzynarodowej kongresu był wypracowany kwestyonaryusz, celem zebrania wiadomości szczegółowych w przedmiocie instytucji przezorności wyłącznie dla dróg żelaznych.

Zadanie to nie mogło być spełnionem i na obecnej sesji kongresu p. *Georges de Laveleye* przedstawił referat, w którym poruszył kwestyę szkół fachowych, mieszkań dla robotników, stowarzyszeń spożywczych i nakoniec przedstawił stan obecny kas emerytalnych i kas przezorności w Cesarstwie Niemieckiem. Referat ten był podstawą bardzo ożywionych dyskusyj, w których p. *Bloch*, jeden ze znanych członków kongresu, przyjmował bardzo światły i czynny udział; zdanie p. *Maleszewskiego* z zarządu dróg południowo-zachodnich było także kompetentnem

W rezultacie p. *Bloch* przypominając decyzję kongresu Medyolańskiego co do zredagowania kwestyonaryusza i rozesłania go różnym zarządom — zaznaczył, iż program ten nie mógł być spełniony, że dyskusya czysto teoretyczna bez kompletnych dokumentów statystycznych nie mogłaby posłużyć jak tylko jedynie do wyrażenia opinij indywidualnych i osobistych, zrobił wniosek następujący: wnieść tę kwestyę na porządek dzienny przyszłego kongresu — do tego czasu wystudyać ten przedmiot, a w tym celu zredagować jak najprędzej kwestyonaryusz, który byłby rozesłany do wszystkich zarządów dróg żelaznych; — następnie, połączyć dostarczone wiadomości i zestawić z nich rezultaty staraniem sprawozdawcy, zadaniem którego będzie przedstawienie pracy kompletnej na przyszłej sesji kongresu.

Sekcya IV przyjąwszy ten wniosek, mianowała komisję dla wypracowania programu kwestyonaryusza. Komisya ta, złożona z pp. *Blocha*, *Griote'a*, *Maleszewskiego*, *Courros'a*, *Meyer'a*, *Jacquin'a* oraz członków biura sekcji IV: pp. *Noblemaire'a* prezydującego, *Perla* sekretarza i *Georges Laveleye'go* sprawozdawcy, oznaczyła w sposób następujący zadanie ankiety:

Kwestyonaryusz ma zawierać 3 działy zupełnie oddzielne:

I. *Organizacya-administracya.* Dla zredagowania tej części kwestyonaryusza będzie przyjętą za podstawę tablica znajdująca się w dziale o drogach żelaznych p. *Alfreda Picard'a*. Tablica ta ma być dokończoną pod pewnymi względami w przedmiocie operacyj administracyjnych i finansowych. Te wiadomości finansowe ograniczą się bezwarunkowo na tem co jest koniecznem dla wystudowania kwestyi, bez zastanawiania się poprzedniego lub bezpośredniego nad ocenieniem warunków obecnych istnienia kas emerytalnych, utworzonych poprzednio.

II. *Statystyka-demografia.* Kwestyonaryusz żądać będzie wskazania:

¹⁾ Por. zesz. grudniowy Przgl. Techn. z r. b., str. 260.

a) granicy wieku wstąpienia agentów na służbę i wieku średniego przy wejściu do służby;

b) granicy wieku dla usunięcia ze służby i wieku średniego rzeczywistego przy opuszczeniu służby;

c) stosunku pomiędzy ilością emerytów młodszych i ilością tych, którzy zostali uwolnieni z powodu dojścia do wieku oznaczonego;

d) średniego peryodu służby do chwili opuszczenia takowej dla wszystkich agentów emerytów.

Też same wiadomości dla różnych kategorii:

e) średnia pensja przy wejściu do służby;

f) średnia pensja agentów przy opuszczeniu służby;

g) średnia pensja, na podstawie której obliczana jest emerytura;

h) stosunek pomiędzy agentami żonatymi i kawalerami w chwili zastosowania instrukcji o usunięciu od służby i o kasie emerytalnej;

i) średni wiek, w którym agenci żenili się i po ilu latach służby;

j) średni wiek żon agentów w chwili opuszczenia służby;

k) średnia liczba i średni wiek dzieci małoletnich na jednego agenta żonatego w chwili wyjścia ze służby i otrzymania emerytury;

l) co się tyczy tablic śmiertelności, zażądane będzie od zarządów wiadomość, jaka jest podług ich doświadczenia różnica pomiędzy znaną śmiertelnością emerytów i tą która jest wskazana dla tego samego wieku w tablicach Deparciaux lub w tablicach Depots et Consignations, przedstawiających rezultaty kolei niemieckich;

m) także wiadomości dla emerytów z powodu niezdolności do pracy;

n) nakoniec zażądane będą odpowiedzi na kwestyonaryusz w formie tablicy, przeznaczony dla wykazania losu prawdopodobnego agentów wchodzących do służby, t. j. wykazujący ilu ze stu agentów wchodzących w tym samym roku na służbę, podaje się do dymisji, porzucając dobrowolnie służbę? Ilu jest uwolnionych? Ilu umiera? Ilu bierze dymisję przedwczesną z powodu choroby lub kalectwa i ilu nakoniec osiąga wieku przeznaczonego dla opuszczenia służby?

III. *Uwagi teoretyczne i praktyczne.* Zarządy proszone będą o zakomunikowanie rezultatów swych uwag co do korzyści i wad kas emerytalnych tych jakie istniały.

Co się tyczy kas dla udzielania zapomóg, zapewnienia służby sanitarnej, kosztów pogrzebowych i t. p., zebranie stwierdza, iż te zapomogi są wszędzie zapewniane w szerokim rozmiarze, czy to na koszt wyłączny zarządów lub kompanij, czy też przez zaprowadzenie oddzielnych kas zasilanych z pewnych potrąceń z pensyj i zarobku i przez regularne wpływy od zarządów, które w tym ostatnim systemie przyjmują na siebie ewentualny deficyt tych kas.

Zebranie uznaje, iż do kwestyonaryusza tyczącego się kas emerytalnych dodać wypada kilka szczegółów tyczących się kas zapomóg, mając szczególnie na uwadze:

1) Rodzaj i wysokość udzielanej zapomogi.

2) Stosunek pomiędzy wpływami na ten cel od agentów i od zarządu.

3) Stosunek w procentach od pensyj, który okazuje się potrzebnym do utrzymania podobnych kas.

Zebranie proponuje ogłoszenie w buletynach kongresu wiadomości zebranych takim sposobem o tego rodzaju kasach.

Kasy pożyczkowe. Uwaga zebrania zwróconą została na istnienie prawie ogólne w Rosyi i częścią w innych krajach kas specjalnych, zasilanych przez zarządy i przeznaczonych dla udzielania agentom znajdującym się w potrzebie, pożyczek pieniężnych, dla ochronienia ich od wyzyskiwania przez lichwiarzy.

Zebranie nie zaleca dla wszystkich krajów tego środka, który może prowadzić do nadużyć jeśli kapitał kasy jest dość znaczny, a daje usługi ograniczone przy małym kapitale. Oprócz tego jest to kwestya zależna od kraju i doświadczenia i uznane zostało za właściwe zebranie wiadomości, które przedstawione będą na przyszłym kongresie, jednocześnie z wiadomościami o kasach emerytalnych i kasach zapomóg.

Mieszkania dla robotników. Zebranie uznając, iż w zakresie zarządów i towarzystw leży zapewnienie mieszkań swym agentom — w dobrych warunkach tak co do ceny jak również co do zdrowotności — nie podtrzymuje bynajmniej systemu, który dozwala agentom kupować za pomocą rocznych rat domów wybudowanych przez towarzystwa kolejowe lub też takich, których budowę ułatwiają też towarzystwa. Znaczna liczba członków była zdania, iż ten system, jakkolwiek zasługujący w ogóle na zalecanie, jest nie zupełnie odpowiedni dla przemysłu dróg żelaznych z tego powodu, iż zarządy kolejowe muszą zachować wszelką swobodę zmiany miejsc zamieszkania swego personelu, stosownie do potrzeb służby.

Szkoły. Wznawiając życzenie wyrażone na poprzednim kongresie, zebranie jest zdania, iż wypada zalecać zakładanie szkół, jeśli miejscowe stosunki tego wymagają, — a więcej ogólnie zaleca warsztaty specjalne instrukcyjne, zaznacza także, iż leży w interesie rządów nie przeszkadzać zakładaniu podobnych szkół i zapewnić ich rozwój staraniem dróg żelaznych.

Spółki udziałowe. Zebranie jest zdania że kompanie i zarządy winny ułatwiać tworzenie się spółek udziałowych spożywczych i rozwijać te pożyteczne instytucje wszędzie gdzie takowe mogą być zaprowadzone. Celem rozpowszechnienia idei oszczędności i przezorności, jest moralnym zadaniem podtrzymywania przy istnieniu tych spółek systemu, który polega na sprzedaży uczestnikom nie po koszcie własnym lecz po koszcie sprzedaży detalicznej, aby wytwarzać zysk, który należy w części do każdego uczestnika i następnie używać tego zysku na cele prawdziwej przezorności, jako to: kasy oszczędności, kasy emerytalne, ubezpieczenia życiowe i t. d.

Magazyny. Zebranie przyznaje ważność usług oddanych przez pewne zarządy przez założenie magazynów spożywczych, dla sprzedaży swym agentom towarów kolonialnych i przedmiotów odzieży i t. p., dozwalając im takim sposobem korzystać z zysków pochodzących z zakupów hurtowych. Jest jednak zdania, że podobne instytucje, które z zasady swej nie mogą sprzedawać inaczej jak po koszcie własnym, nie są tak odpowiednie jak stowarzyszenia spożywcze do osiągnięcia zysków, przeznaczanych, jak było powiedziane wyżej, na cele przezorności.

Zebranie dodaje przytem, iż spółki spożywcze chociażby nawet nie osiągały możliwości sprzedaży swym uczestnikom po cenach magazynów spożywczych, to mieć będą zawsze ten rezultat poważny, iż przyzycząc będą agentów do liczenia więcej na samych siebie, podniecając we własnym interesie ich inicjatywę osobistą.

Skład pociągów osobowych. W tym przedmiocie najgłówniejszymi kwestyami do rozpatrzenia są: stosunek różnych klas pomiędzy sobą — ich produkcyjność pod względem dochodu — kwestya taryfy jak również składu, wagi, ilości i prędkości pociągów. Sprawozdawcą w tym przedmiocie był p. Findlay, dyrektor główny London et North Western R-y, znany i doświadczony praktyk. Referat p. Findlay'a zawiera wiele ciekawych i pouczających danych statystycznych i cyfrowych, w kwestyach powyżej wzmiankowanych i dotyczących głównie kolei angielskich, a szczególnie London et North Western R-y. Ważność tego przedmiotu nie ma ulegać wątpliwości, gdyż jest faktem, iż w ostatnich czasach ciągle zwiększające się wymagania publiczności pod względem zmniejszenia taryf, większej prędkości, częstszych pociągów i większego komfortu stale wzrastają, i to w ten sposób, iż staje się bardzo trudnem dla zarządów kolei zadanie uczynić takowym, pozostawiając odpowiednią dywidendę dla akcyonaryuszów.

Przyjąwszy na uwagę referat sprawozdawcy i dyskusje, które takowy wywiązał, zebranie kongresu wydało następującą opinię:

„Co się tyczy liczby klas, zebranie zaznacza, iż w pewnych miejscowościach, które musiały przyjąć udział w ogólnej tendencji ustanowione dla klasy roboczej wagony klasy 4-iej w wyjątkowych warunkach taniości, ułatwionych przez zniesienie podatku rządowego, w zamian czego wagony pozbawione są prawie zupełnie komfortu, a czasem nawet są bez siedzeń.

Z drugiej strony zebranie stwierdza, że w kraju, który doszedł obecnie do najwyższego stopnia rozwoju przemysłowego i handlowego, w Anglii jedna z wielkich kompanij dróg żelaznych (Midland R-y) uważała za odpowiednie zredukowanie liczby klas do dwóch, — przykład ten jednak dotąd nie jest naśladowany. Zebranie jest zdania, iż liczba trzech klas jest najodpowiedniejszą szczególnie dla większych linii i dla warunków rozdziału klas mieszkańców Europy kontynentalnej.

Co się tyczy składu pociągów osobowych, lub też ściślej się wyrażając włączenia 3-ej klasy do pociągów pośpiesznych (express), zebranie jednogłośnie jest zdania, iż należy dać możność pasażerom klasy 3-ej korzystania z przywilejów prędkości. Jednocześnie jednak zebranie jest zdania, iż nie należy wprowadzać tego aby pasażerowie wszelkich klas korzystali z wszystkich pociągów pośpiesznych i kuryerskich, co niektóre kompanie angielskie były zmuszone uczynić z powodu nadzwyczajnej konkurencji.

Cyfry przedstawione przez najważniejszą z takowych London et North Western dla dwóch peryodów: pierwszego od 1863 do 1875, a drugiego od 1875 do 1888 po wprowadzeniu tej reformy, zdają się być bardzo przekonywającymi. Cyfry te dowodzą, iż jeśli podczas tych dwóch peryodów ilość pasażerów stale się zwiększała, to dochód czysty od ich przewozu był znacznie niższy w drugim peryodzie niż w pierwszym. Zdaje się nawet, iż dochód brutto za przewóz pasażerów nie zwiększył się znacznie, a jeśli się zwiększył, to średnie roczne zwiększenie dochodu osobowego w drugim peryodzie było znacznie mniejsze od pierwszego.

Jakkolwiek zebranie żałuje bardzo iż niewiadome mu są rezultaty, i że nie mogło usłyszeć objaśnień kompanii, która podała inicjatywę w tym przedmiocie, cyfry jednak, które są mu znane — uderzyły zebranie.

Ten ujemny rezultat należy przypisać, jak się zdaje, niżeniu klasy używanej dla przejazdów, co było bezpośrednim i najjaśniejszym wynikiem prędkiej i zbyt radykalnej reformy.

W rezultacie zebranie jest zdania:

1) Iż pod wszelkimi względami zaleca się danie pasażerom klasy 3-ej w granicach możliwych korzystanie z prędkości większej najprzód z tej przyczyny, że dla nich jak i dla innych, jakkolwiek w mniejszym stosunku „time is money;“ następnie iż zużycie miejsc klasy 3-ej jest lepsze i waga martwa na jednego pasażera jest daleko niższa od klas wyższych.

2) Środek ten ma znaczenie tylko dla pasażerów odbywających dłuższe podróże, dla których jedynie wynika z tego dość znaczna oszczędność na czasie.

3) Pewne zarządy dróg żelaznych napotkałyby niemożliwość włączenia klasy 3-ej do pociągów pośpiesznych lub kuryerskich, obecnie istniejących. Środek ten doprowadziłby bezwątpienia do zbyt wielkiego ciężaru pociągu, a tem samem do zmniejszenia prędkości. W odmiennem jednak położeniu znajdują się inne drogi żelazne, których istniejące pociągi kuryerskie nie są tak ciężkie. Rozwiązanie tej kwestyi zawiera się w zamianie niektórych pociągów zwyczajnych (omnibus) na kuryerskie (express), a nawet tam gdzie jest to usprawiedliwione w ustanowieniu nowych pociągów prędkości średniej pomiędzy zwyczajnymi i kuryerskimi.

Te środki powinny spowodować rezultat rozwinięcia ruchu klasy najliczniejszej, tej która najmniej podróżuje i która waha się podróżować nawet dla swych potrzeb. Reforma ta spowodowałaby z większą jeszcze pewnością powiększenie ruchu w takim stopniu, iż byłaby korzystną dla wszystkich, gdyby jej towarzyszyło pewne zwiększenie opłaty pobieranej na korzyść dróg żelaznych — odpowiednio do zwiększenia prędkości — realizując takowe zwiększenie przez zmniejszenie podatku pobieranego na korzyść rządu, lub też innym sposobem. Ta dodatkowa opłata od pociągów kuryerskich, stanowiąca 10% we Włoszech, 15% w Rosyi, 20% w Austrii, będąc racjonalną w zasadzie dla wszystkich klas, w rzeczywistości obciąża tylko klasę 1, ponieważ pasażerowie tej klasy rzadko używają pociągów zwyczajnych, — istnienie zaś tej dopłaty dla klasy 2-ej a szczególnie dla klasy 3-ej jest bezwątpienia najważniejszą przyczyną, która przeszkadzała dotąd, lub która wstrzyma jeszcze

kraje, w których takowa nie istnieje od dania tej reformie takiego rozwoju, jaki pod wszelkimi względami jest pożądanym.

Sekcja V. Drogi żelazne drugorzędne. Wagony towarowe dróg żelaznych drugorzędnych (ekonomicznych).

W tej kwestyi podlegało rozstrzygnięciu pytanie jaki ładunek użyteczny winny mieć wagony towarowe dróg żelaznych ekonomicznych. Zebranie różnych danych w tym przedmiocie, tak pod względem warunków eksploatacji jak również tary i ceny wagonów mających ładunek użyteczny mniejszy od 10 t, doprowadziło do wniosku, iż korzystniejszym jest dla dróg ekonomicznych drugorzędnych, nawet wąskotorowych, używanie wagonów mających siłę przewozową 10 t, podobnie jak istniejące na liniach głównych i zebranie kongresu wyraziło opinię swą w następujący sposób:

„Zebranie zaleca dla dróg żelaznych drugorzędnych użycie wagonów towarowych, siła przewozowa których zbliża się do tej, jaką mają wagony linii głównych z którymi drogi drugorzędne się łączą, utrzymując ładunek na os w granicach ładunku przyjętego dla parowozów.“

Motory specjalne na drogach żelaznych drugorzędnych. Oznaczenie najwłaściwszych sposobów użycia motorów specjalnych nie może się zasadzać jedynie na warunkach technicznych, a szczególnie teoretycznych. — wartość praktyczna każdego nowego motoru i jego wartość przemysłowa, nie może być oznaczona stanowczo wcześniej jak na podstawie rezultatów, które wykaże eksploatacja regularna dostatecznie długa: trzeba starać się o zebranie jak największej liczby wiadomości statystycznych dotyczących się motorów funkcyjnych normalnie, szczególnie pod względem kosztów urządzenia, kosztów eksploatacji i siły przewozowej zwykle ograniczonej, jaką posiadają te systemy. Jakkolwiek zebrane wiadomości nie są kompletne, pozwalają jednakże sformułować pewne opinie.

Motory lub systemy trakcyi specjalne są następujące:

- I. Trakcyja elektryczna:
 - a) za pomocą akumulatorów;
 - b) „ prądu elektrycznego na linii.
- II. Motory siłą zgęszczonego powietrza.
- III. „ „ pary (bez ogniska).
- IV. „ „ sody.
- V. „ „ gazu.
- VI. Powozy automatyczne syst. Rawan.
- VII. System Fella za pomocą szyny centralnej.
- VIII. Trakcyja linowa (funkularna).
- IX. „ z ruchem suwanym.
- X. „ „ ciągłym.

I. *Trakcyja elektryczna za pomocą akumulatorów.* Próby tej trakcyi odbywają się od r. 1887 w Brukselli w zastosowaniu do wagonów tramwajowych kursujących po ulicy de la Loi, — nie doprowadziły jednak do praktycznych rezultatów. Trudności ciągle wyradzające się, psucie prędkie przyrządów specjalnych a głównie akumulatorów, skłoniły towarzystwa nie do większego rozwoju, lecz do ograniczenia eksploatacji elektrycznej. Z naładowaniami akumulatorami wagony przechodzą 35 km, poczem akumulatory muszą być zmieniane. Po przejściu 7000 do 8000 km akumulatory zużywają się i muszą być zastąpione nowymi. Można przyjąć, iż utrzymanie akumulatora kosztuje 10 cent. na km. W roku 1888 wagony elektryczne zrobiły 105 000 km i wydatki okazały się 31,8 cent. na km, — cyfra ta nie zawiera pensyi przewodnika wagonu, ani też premij promotorów systemu. Koszt wypadł nieco większy jak trakcyi dwukonnej.

Z doświadczeń dokonanych okazuje się, iż akumulator może oddać usługi, z warunkiem jednakże aby był używany ostrożnie i aby nie otrzymywał i nie wydawał prądów silniejszych od 1 ampera na 1 km platy. Wogóle okazuje się, iż w obecnem położeniu tej kwestyi jest to przyrząd dość drogi i którego można używać jedynie po ścisłym przestudyowaniu warunków w których ma działać. Nie można a priori powiedzieć, iż akumulator może zamienić z korzyścią inny jakikolwiek motor i w ogóle użycie jego tem mniej może być zalecane, im większa jest siła, która jest od niego wymagana. Należy jednak spodziewać się, iż akumulatory, użycie których coraz więcej się rozpowszechnia dla oświetlenia elektrycznego, zostaną udoskonalone.

W Paryżu na linii od Madeleine do Levallois chodzą także wagony elektryczne, mające tę wyższość nad wagonami brukselskimi, że w pierwszych akumulatory mają oddzielne pomieszczenie w dwóch końcach wagonu, a tem samem urządzenie to pozwala dać elementom baterji wymiary w stosunku do pracy jaką mają wykonać.

b) *Trakcja elektryczna przez przepuszczenie prądów na linii.* Ten sposób trakcyi, który znacznie poprzedził akumulatory, rozpowszechnił się w ostatnich latach na znacznej liczbie linii i pozwala zastosować elektryczność w tych okolicznościach, gdzie z powodu profilu lub też ciężarów mających być przewożonemi, użycie akumulatorów które dotąd okazały się praktycznymi tylko dla słabych sił — jest niemożliwym.

Przepuszczenie prądów elektrycznych ma miejsce przez linię podziemną jak w Blackpool: przez szyny lub też szynę centralną jak w Bessbrook, nakoniec przez linię powietrzną jak w Moedling pod Wiedniem. Urządzenie linii podziemnych wymaga budowy kanału specjalnego. Oczyszczenie i utrzymanie tego kanału przedstawia różne trudności i wymaga dość znacznych wydatków. Izolowanie nie jest kompletne, nakoniec koszt jest znaczny. W Blackpool wydano 43750 fr. na *km* pojedynczej linii na budowę kanału; z maszynami stałemi, kotłami, maszynami dynamo i t. p. urządzenie kosztowało 100 000 fr. na *km*.

Przewodnik linowy powietrzny, który znalazł liczne zastosowanie, kosztuje około 20 000 fr. na *km*. Dozwala on użycia prądów silnych, szczególnie jest dogodny w miejscowościach z znacznymi spadkami i może być z pożytkiem użyty dla trakcyj pociągów złożonych z jednego wagonu automatycznego i jednego lub kilku wagonów zwyczajnych; system ten zaleca się w szczególnych wypadkach, a mianowicie na liniach ze znacznym i zmiennym ruchem.

Racjonalne zastosowanie tego systemu dokonywa się obecnie w Londynie na linii podziemnej łączącej City z Clapsum. Jest to linia mająca 5 *km* długości, na niej będą zastosowane parowozy elektryczne będące w stanie rozwinać siłę 100 koni, z prędkością 40 *km* na godzinę. Pociągi będą kursować w odstępach 3 minutowych.

Jeśli, co należy się spodziewać, urządzenie to będzie działać należycie, to w tym razie zadanie co do trakcyi elektrycznej zrobi wielki krok i system ten znajdzie bardzo liczne zastosowanie.

Przepuszczenie elektryczności przez szynę centralną nieco podniesioną, może być zastosowane tylko na liniach mających plant oddzielny. Z tym wyjątkiem przedstawia ono te same korzyści co przewodnik linowy. Zastosowanie tego znajduje się na linii z Bessbrook do Newry (Irlandya) i urządzone zostało przez *Hotkinson'a*.

Linia ta ma ruch osobowy i towarowy i była otwarta w październiku 1885 r.

Długość jej wynosi 4,875 *km* i ma spadki 20 *mm*. Średni spadek wynosi 11 *mm*, szerokość drogi jest 0,915 *m*. Wagony z wózkami (bogies) mają długość 10,06 *m* i ważą 8250 *kg*, w czem dynamo-motor i akcesorya 2050 *kg*. Wagony te mają 24 miejsca dla pasażerów II kl. i 10 dla I kl. Stacja maszyn, położona w bliskości Bessbrook, jest poruszana siłą hydrauliczną 62 koni. Pomieszcza ona 2 maszyny, z których każda daje 250 voltów i 72 amperów. Zwykle działa jedna maszyna. Pociągi złożone z 3 lub 4 wagonów, mają prędkość 11 *km*. Ciężar ich może wynosić 30 tonn. Podobna instalacja była zrobiona w Portrusch w Irlandyi. Długość linii jest 9600 *m*, szerokość 0,914 *m*, łuki małego promienia spadki do 35 *mm*, prędkość pociągów wynosi 16 *km*, — składają się one z 2 wagonów, mieszczących 40 pasażerów.

W Ameryce trakcja elektryczna za pomocą przewodników linowych powietrznych najbardziej się rozpowszechniła. Zastosowania bardzo liczne istnieją na liniach tramwajowych, — jednakże linie Bessbrook, Portrusch i linia podziemna będąca w budowie pomiędzy Londynem i Clapsum są prawdziwe drogi żelazne drugorzędne, na których trakcja elektryczna znalazła zastosowanie racjonalne i ekonomiczne.

II. *Motor za pomocą zgęszczonego powietrza* nie znalazł dotąd licznych zastosowań. Eksploatacyje tramwajów w Nantes i Nogent pod Paryżem zasadzają się na użyciu systemu

Mekarskiego, którego dobre funkcyonowanie nie podlega wątpliwości.

Słyszeliśmy także o próbach dokonanych przez p. *Scott Mouersff* wagonu automatycznego dla tramwajów za pomocą zgęszczonego powietrza. Naładowanie rozerwoarów odbywa się pod ciśnieniem 22 atmosfer. Wagon robi 13 *km*.

P. *Robert Hardye* w New-Yorku próbował także lokomotywy działającej zgęszczonym powietrzem. Maszyna ta, wybudowana w warsztatach Balduin, ładuje powietrze pod ciśnieniem 42 *kg*, waży 20 tonn i może przebieść 16 *km*.

Na podstawie zastosowań już zrobionych zdaje się, iż zgęszczone powietrze znajduje zastosowanie głównie tam, gdzie dym, zapach i inne niedogodności trakcyi za pomocą parowozów muszą być unikanemi. Koszt eksploatacyi prawie wyrównywa kosztom trakcyi dwukonnej.

III. *Motor parowy bez ogniska.* Sprawozdanie przedstawione akcyonaryuszom Towarzystwa tego systemu tramwajów, w grudniu 1887 r., daje niektóre szczegóły co do tego systemu.

W przeciągu roku pociągi przebiegły 566 981 *km*, na 1 *km* koszt średnio wyniósł 0,436 fr. Ilość węgla zużytego stanowiła 4 *kg* na *km*.

Wydatki na utrzymanie taboru i trakcyi wynosiły 0,282 fr. na pociąg kilometr. Trakcja kosztowała 0,248 fr. łącznie z utrzymaniem i remontem.

IV. *Motor za pomocą sody* systemu *Hennigmana* nie znalazł zdaje się dotąd praktycznego zastosowania.

V. *Motor gazowy* był także zastosowany jedynie tytułem próby, — to samo miało miejsce z motorem naftowym.

Był także próbowany motor naftowy połączony z motorem zgęszczonym powietrzem, wartości jednak jego przemysłowej oznaczyć nie można.

VI. *Wagony automatyczne systemu Rawan* są w stanie poruszać jeden lub dwa wagony i mogą oddawać dobre usługi na liniach z niewielkim ruchem i nieznacznym spadkiem. Długość linii nie stanowi przeszkody w ich zastosowaniu, jak to ma miejsce dla niektórych motorów, o których wyżej wspomnieliśmy. Próby bardzo poważne odbywają się obecnie jednocześnie w Paryżu i Brukseli i można wnosić, że ten motor znajdzie bardzo dobre zastosowanie na niektórych liniach drugorzędnych.

VII. *System Fell'a za pomocą szyny centralnej* działa korzystnie od 8 lat na równi pochyłej przy Rimutaku na długości 4800 *m*, przy spadkach wynoszących 66 *mm* na metr. Niektóre łuki mają promień 100°. Szerokość linii jest 1,067 *m*. W 1887/8 r. pociągi przeszły 17 483 *km*, a maszyny 24 182 *km*. Ilość węgla zużytego wynosiła 31,16 *kg* na kilometr. Wydatki na kilometr lokomotywy stanowiły 2,71 fr., nadmienić tu wypada, że ceny robocizny i opału są prawie dwa razy tak wysokie jak w Europie. Prędkość wynosi 6400 *m* na godzinę. Budowa kosztowała 440 000 fr. na kilometr włącznie z taborem. Szyny ważą 35 *kg* na metr, — szyna centralna jest z 2 główkami i ma też samą wagę.

Parowozy ważą 35 tonn i mogą podnosić 14 tonn bez użycia szyny centralnej.

VIII. *Trakcja za pomocą szyny zębatej* znalazła w ostatnich latach zastosowanie na wielu liniach. Niektóre z nich wybudowane są jedynie dla przewozu pasażerów, — są to rzeczywiście drogi dla turystów, są jednakże liczne przykłady dróg żelaznych dla ruchu towarowego lub też jednocześnie osobowego i towarowego.

Następujące linie służą jedynie dla ruchu osobowego:

Vilnaü-Rigi	w r. 1870	spadek max. 25%
Kahlenberg-Wiedeń	1872	10 "
Schwabenberg-Pest	1872	10 "
Arts-Rigi	1874	21 "
Rio-Janerio	1882	15 "
Drachenfels	1883	22 "
Langres	1887	17 "
Pilote	1889	48 "

Pomiędzy liniami dla turystów najciekawsza jest Pilate około Lucerny, otwarta w czerwcu r. b. Linia ta mająca 4450 *m* długości, wznosi się na wysokość 1634 *m*. Spadki jej dochodzą do 48%. Szerokość drogi wynosi 0,80 *m*. Parowóz i wagon są połączone i ważą 10 500 *kg*. Pociąg może zabrać 30 pasażerów.

Nadzwyczajny spadek tej linii zmusił do użycia środków nadzwyczajnych dla drogi z szyną zębatą i parowozem, rozwiązanie zadania tego jest najsmielszym jakie kiedykolwiek konstruktorowie dróg żelaznych dokonali dla eksploatacji za pomocą parowozu. Linia z Blankenburg Taun (Harc), otwarta w 1885 r. ma $80\frac{1}{2}$ km długości, — spadki mniejsze od 25 mm są eksploatowane bez szyny zębatej, — części eksploatowane z zastosowaniem szyny zębatej mają spadki od 45 do 60 mm i zarazem stanowią długość 7800 m podzielonych na 10 sekcji od 250 do 1550 m.

Łuki, w częściach bez szyny zębatej, dochodzą do 150 m promienia, — w innych częściach nie są mniejsze od 250 m.

Ciążar przyjęty jest 120 tonn brutto. Przy ruchu w górę prędkość jest 15 km przy zjeżdżaniu z góry na części z szyną zębatą 10 km, a bez takowej 20 km.

Koszt pociągo-wiorsty wynosi 2225 fr. włącznie z pensjami, opałem, utrzymaniem linii i taboru, wydatkami na siłę pociągową i remontu.

Ilość węgla na pociągo-kilometr 13,720 kg. Średni ciężar pociągów w 1887 r. był 97 tonn. Waga parowozu wynosi 55,9 tonn, linia ma szerokość normalną.

Linia Puerta-Caballo-Valencya (Venezuela), z szerokością 1,067 m, ma spadek maksymalny 80 mm, ciężar 60 tonn.

Na linii Bolau-Pass spadki są 40 m, a ładunek 260 tonn.

Ciągły wzrost w zastosowaniu szyny zębatej jest dowodem praktycznym korzyści tego systemu, który znajdujemy w użyciu przy spadkach 40 i 480 mm.

IX. *Trakcja linowa z ruchem suwanym* ma zastosowanie tylko na liniach nie długich i w linii prostej, — pochyłość może się zwiększać aż do pionowej linii.

Linia z Lugdunu do Croix-Rouge jest ciekawszym zastosowaniem tego systemu, — ma ona długość 489 m i spadek 0,1605 m na metr. Ruch osobowy i towarowy mają oddzielne liny i oddzielne maszyny. Każda maszyna jest o sile 150 koni, — liny mają w ruchu do zniesienia siłę 9000 kg. Linia Lugdun-Fourriere ma 822 m długości i spadki od 60 do 185 m.

Podobny system jest pomiędzy jeziorem Brienz i hotel de Gresbach, — długość 346 m, spadki od 280—320 mm szerokość linii 1 m.

Takież urządzenie istnieje w Montem 57% i w Lizbonie 25%.

X. *Trakcja linowa z ruchem ciągłym* jest zastosowana wyłącznie dla tramwajów, lecz nie zdaje się rozwijać. Znaczny koszt budowy, wielkie wydatki utrzymania różnych organów nie pozwalają twierdzić, że użycie tego systemu może być doradzane, jeśli mogą być zastosowane inne sposoby trakcji. Eksploatacja silnych spadków w San Francisco, odbywa się w dobrych warunkach za pomocą liny z ruchem ciągłym.

Dyskusja nad tym przedmiotem doprowadziła zebranie kongresu do sformułowania następującej opinii.

1) Akumulatory elektryczne mogą być używane szczególnie na liniach ze słabymi spadkami, przy użyciu na takowych wagonów automatycznych; w obecnym stanie nie są one dostatecznymi w tych wypadkach, gdzie znaczna siła pociągowa jest potrzebna.

2) Siła elektryczna przez prąd na linii może być zastosowana do wszelkich eksploatacji, gdzie jak w miastach, długich galeryach podziemnych — inne sposoby trakcji przedstawiają ważne niedogodności.

3) Motory bez ogniska (woda gorąca lub zgęszczone powietrze) zamieniają lokomotywę w tych samych warunkach jak trakcja elektryczna przez prąd na linii, w tych wypadkach, kiedy długość kursów lub siła wymagalna nie stoją na przeszkodzie.

4) Wagony parowe z ogniskiem znajdują zastosowanie w eksploatacji linii drugorzędnych ze słabym ruchem; długość linii nie stanowi żadnej przeszkody dla zastosowania systemu.

5) Na liniach z bardzo znacznymi spadkami, wymagających sztucznej przylegalności, zastosowanie szyny zębatej okazuje się w ogóle najlepszym, — jeśli przyjmiemy na uwagę nie tylko koszty eksploatacji lecz także koszty budowy.

6) Następnie system linowy z ruchem zmiennym może być zastosowany tylko na liniach długości ograniczonej

i zdaje się szczególnie właściwym w wypadkach¹, kiedy siłę pociągową dostarcza siła naturalna.

Przeładowywanie towarów. Z danych zebranych z różnych istniejących linii okazuje się, iż przeładowywanie towarów pomiędzy liniami różnej szerokości w ogóle dokonywa się z wielką łatwością i wymaga małych kosztów, i tak: przeładowywanie przy zastosowaniu różnych poziomów linii (fosse) kosztuje od 10 do 15 cent. na tonnę, zależnie od towaru, przy istnieniu linii wąskiej na estakadzie (ze spadkiem 2 mm na metr i częścią poziomą 40—50 m długości) wynosi 15—20 cent. na tonnę i może być niższe od 8—9 cent. przy zastosowaniu dla przeładowania skrzyż ruchomych lub też przyrzędów specjalnych.

Dyskusja w sekcji V-iej nad tym przedmiotem, a następnie w ogólnym zebraniu, doprowadziła do wydania następującej opinii:

1) Pewne szczególne okoliczności mogą usprawiedliwić urządzenie specjalnych instalacji dla przeładowywania wagonów, np. jeśli jest na celu eksploatacja kopalni rud lub węgla, połączonych liniami wąskotorowymi z głównymi liniami, lub w innych podobnych okolicznościach.

2) Z wyjątkiem tych wypadków, zaleca się jako правило ogólne najwycyżniejsze i najprostsze środki przeładowywania z jednego wagonu na drugi na liniach leżących na jednym poziomie.

Bardzo mały koszt przeładowywania w tych warunkach, rzadko tylko może usprawiedliwić wydatek i niedogodności wszelkich specjalnych instalacji, lub użycia szczególnych urządzeń: różnych poziomów lub estakad, ruchomych skrzyż i t. p.

3) Jedyny sposób który zdaje się być użytecznym, ponieważ jest prosty i nie wymaga wielkich wydatków jest ten, aby linia wąskotorowa była podwyższana tak, iżby podłoga wagonów znajdowała się na tym samym poziomie jak wagonów linii głównej.

W pewnych wypadkach można będzie takim sposobem polepszyć warunki przeładowywania towarów z linii wąskotorowej na szerokotorową. W tych wypadkach gdzie znaczna ilość towarów jest dowożoną do głównej linii, to można podnieść nieco wąskotorową linię za pomocą platformy. W każdym jednak razie, nawet przy tych skromnych urządzeniach trzeba starannie wystudować korzyści i niedogodności, przed wyborem sposobu.

4) Doświadczenie czterech ostatnich lat potwierdza w zupełności wyrażoną opinię na kongresie w Brukselli, iż przeładowywanie nie stanowi bynajmniej przeszkody dla rozwoju linii wąskotorowych, a tem samem i wielkich usług jakie one oddać mogą.

Wydzierżawianie dróg żelaznych drugorzędnych. Przy dyskusji nad tą kwestją poruszone było pytanie: czy jest właściwym aby dzierżawiający dostarczał tabor, a w tym razie jak tę okoliczność przyjmować w rachunek przy oznaczaniu opłaty za takowy, a następnie jaki jest najlepszy system kontraktu pomiędzy koncesjonaryuszem drogi i dzierżawcą.

Drogi żelazne drugorzędne bywają czasem budowane przez główne kompanie, a następnie eksploatacja ich jest wydzierżawiana, — czasami są budowane przez władze publiczne, rządowe, departamentalne, gminne, lub też przez połączone dwie lub trzy z tych władz. Wychodząc z tej zasady, że połączenie różnych linii wybudowanych w tych warunkach stanowi często sieć pewnego znaczenia, i że jest odpowiedniejszym aby tabor był jednego typu, gdy tymczasem przy wydzierżawieniu różnych linii różnym dzierżawcom i zobowiązaniu ich do dostarczenia taboru typy takowego mogłyby być różne, a oprócz tego, że władze publiczne o których wyżej wspominaliśmy mogą dostarczyć sobie kapitał na warunkach dogodniejszych, — niektórzy z członków kongresu byli zdania, iż dostarczanie taboru winno być dokonane staniem koncesjonaryusza, a nie dzierżawcy. — większość jednak członków 4-iej sekcji, mając na uwadze trudności skontrolowania warunków co do odpowiedniego utrzymania taboru przez dzierżawcę i niezbędne wyrodzenie się różnych kwestyj przy zdawaniu takowego po skończeniu dzierżawy, wyraziło zdanie przeciwne. Co się zaś tyczy najlepszego systemu kontraktu dzierżawnego, to kwestya stanowczo zdecydowana być nie mogła z powodu różnorodności warunków

i ogólne zebranie kongresu ograniczyło się na następującej opinii.

„Nie wyrażając swej opinii, co do korzyści systemu wydzierżawiania dróg ekonomicznych, zebranie wnosi:

a) iż z wyjątkiem pewnych specjalnych wypadków, jest w ogóle dogodniejszym aby tabor dostarczał eksploatujący, w tym wypadku wynagrodzenie które przypadać będzie eksploatującemu winno zawierać procent i amortyzacją od kapitału wydanego na kupno taboru;

b) iż doświadczenie nie pozwala dotąd wskazać najlepszego systemu kontraktu pomiędzy konesyonariuszem linii i dzierżawcą eksploatacji. Kontrakt winien dążyć w rzeczywistości do uczynienia z właściciela i z eksploatującego dwóch wspólników zainteresowanych w ciągłym powiększaniu dochodów.

Nakoniec ostatnie pytanie przedstawiane na kongresie miało na celu *wskazanie warunków technicznych budowy i warunków eksploatacji linii ekonomicznych i tramwajów parowych a także rozporządzeń prawnych i administracyjnych dotyczących tej kwestyi w różnych krajach.*

Przedstawienie wszystkich warunków technicznych tak budowy jak również eksploatacji linii ekonomicznych, nie może być przedmiotem krótkiego sprawozdania, — wymaga ono zakomunikowania rysunków, planów, dokumentów administracyjnych i mogłoby być przedmiotem oddzielnego dłuższego odczytu — ja więc tutaj ograniczyć się muszę na głównych tylko uwagach i na przedstawieniu opinii kongresu w przedmiocie, który nas zajmuje. Wszystkie kraje prawie zaprowadziły u siebie drogi żelazne ekonomiczne i tramwaje parowe, — i przemysł ten, jak w ogóle każdy nowy przemysł, przeszedł i przewyciężył początki bardzo trudne, lecz w obecnej chwili osiągnął cel założony i dowiódł racji bytu. Dowodem tego jest właśnie ten fakt, iż trudności jakie były napotykanne zostały zwyciężone, również jak niezaufanie jednych i złe usposobienie drugich.

Rządy, które dotąd nie wydały odpowiednich praw na budowę i eksploatację dróg żelaznych ekonomicznych, opracowują takowe. Te zaś u których te prawa istnieją, studyują ich wpływ i są skłonne do wprowadzenia reform stosownie do potrzeby.

Władze departamentalne, prowincjonalne i gminne, które czasem nie zdają sobie należytego sprawozdania z ich potrzeb, wypracowały pewne uciążliwe warunki techniczne, starają się znowu stosować do postępu jakie uczyniły koleje drugorzędne, tak pod względem technicznym jako też w obec zapatrywania się publiczności na tą kwestyę.

Konesyonariusze i eksploatujący ze swej strony zwyciężywszy pierwsze niepewności, uznawszy i poprawiwszy błędy pierwszych kroków tego przemysłu, pokonawszy trudności przez nowe studia pojęli, iż podstawy techniczne muszą koniecznie przewodzić w budowie i eksploatacji linii, aby takowe mogły odpowiedzieć potrzebom i stać się produkcyjnymi.

Z drugiej strony niepowodzenie pewnych przedsięwzięć — powodzenie zaś innych — dane techniczne ciągle zbierane dostarczyły dość przykładów do tego, aby można ocenić produkcyjność linii mających się budować i oznaczyć środki potrzebne do ich eksploatacji. Tym sposobem obecnie przemysł dróg żelaznych jest na dobrej drodze, i właśnie w obecnej chwili kompetencya kongresu ma ważne znaczenie, ustanawiając swym autorytetem stałe podstawy w pewnych niezdecydowanych dotąd kwestyach.

Konkluzye ogólnego zebrania kongresu brzmią jak następuje:

1) Wypadałoby zaniechać wyrażenia tramwaje parowe (tramways à vapeur), które dotąd zastosowane jest do kolei żelaznych leżących na planie dróg żelaznych, gdyż wyraz *tramwaj* winien być stosowany jedynie do linii miejskich lub podmiejskich, z trakcją konną lub innym motorem.

Nazwa *drogi żelazne ekonomiczne* winno zastąpić wyrażenie *tramwaje parowe* dla wszelkich dróg żelaznych istniejących na drogach zwyczajnych częściowo lub kompletnie i przeznaczonych do połączenia kilku miejscowości.

2) Ponieważ budowa dróg żelaznych ekonomicznych dąży do coraz większego rozwoju i do oddawania mieszkańcom jak największych usług — kongres zwraca uwagę rządów

na ważność przyjęcia możliwie liberalnych podstaw we wszystkim co dotyczy warunków i ciężarów koncesyi.

3) Budowa dróg żelaznych ekonomicznych winna być wszędzie uważana jako przedsięwzięcie użyteczności publicznej, i z tego powodu, mieć przywilej korzystania z praw wyłączenia przymusowego, kiedy zachodzi tego potrzeba.

4) Wypada przyjąć dla budowy dróg żelaznych ekonomicznych wszelkie uproszczenia w budowie, nie sprzeciwiające się bezpieczeństwu eksploatacji i ruchu kołowego.

5) Jeżeli szerokość drogi zwyczajnej pozwala, to może być użytecznym podwyższenie drogi żelaznej lub też oddzielenie części przeznaczony dla ruchu kołowego; sposoby zaś do osiągnięcia tego celu mogą się zmieniać stosownie do okoliczności, lecz winny zawsze zachowywać podwójny charakter: oszczędności w budowie i łatwości w utrzymaniu.

6) Skład pociągów i prędkość winny być oznaczone w zależności od trasowania linii i środków trakcyi jakimi rozporządza konesyonariusz.

7) Stałe stróżowanie linii z wyjątkiem szczególnych wypadków, nie powinno być wymaganem wzdłuż drogi żelaznej ekonomicznej, ani też przeprowadzanie (pilotage) pociągów przy przejściu miejscowości zamieszkałych.

Ponieważ przy przedstawieniu sprawozdania z działalności sekcji I-iej kongresu nie wspomniałem o wnioskach ogólnego zebrania w przedmiocie mostów metalicznych, brak ten na tem więc miejscu dopełniam.

Otóż zebranie kongresu potwierdziło użyteczność ujednostajnienia terminologii dotyczącej mostów metalicznych i ustanowienia dokładnej nomenklatury w kilku językach. Nomenklatura zaproponowana przez sprawozdawcę p. *Maca von Leber*, inspektora rządowego dróg żelaznych w Austrii, nie wywołała żadnych sporów. Co się tyczy gatunku i wytrzymałości różnych materiałów używanych na mosty metaliczne, zebranie przyjęło zasady następujące: żelazo spławne (fluseisen) winno być używane przeważnie na mosty metaliczne i posiadać wytrzymałość na złamanie około 4500 kg na 1 cm², przy wydłużeniu więcej jak 22%; i granicę sprężystości około 2400 kg; winno ono być prawie nieczułym na działanie hartowania.

W tych warunkach w obec więcej dokładnych obliczeń wytrzymałości, jakie obecnie mamy do rozporządzenia, i jeśli tylko jednolitość jest podobna do tej jaką otrzymują najlepsze fabryki, — można dopuszczać nateżenie od 900 do 1200 kg na 1 cm², stosownie do otworu przesłania. Dla metalu mającego wytrzymałość pomiędzy 4000 i 4500 kg, okazującego wydłużenie od 24 do 22% i granicę sprężystości co najmniej 2000 kg, wypada zmniejszyć powyższą granicę do cyfry pomiędzy 1000 — 1200 kg, w każdym razie niższej od połowy granicy sprężystości.

Cyfra od 1000 — 1200 kg dla maximum nateżenia może, jeśli przyjmujemy na uwagę działanie wiatru — dosięgnąć 1125 — 1350 kg w miejscowościach gdzie uragany są rzadkie, tam zaś, gdzie takowe są częstymi, rozsądnem jest trzymać się granic przytoczonych lub też powiększać je bardzo mało. Dla nitów z żelaza zlewnego bardzo miękiego, mającego minimum wytrzymałość od 3600 — 3800 kg, przy wydłużeniu minimum od 30 — 28% przyjąć można jako granicę nateżenia od 700 — 1000 kg na 1 cm², biorąc przytem na uwagę działanie wiatru.

Dla wysiłków przecinających (efforts de cisaillement) przyjąć można też same współczynniki. Zebranie odradza używania blach cieńszych od 8 mm, jakkolwiek rachunek pozwalałby na użycie takowych.

Na tem właściwie kończą się dyskusye kongresu 1889 roku. W dopełnieniu jednak sprawozdania dodać muszę, iż oprócz przedmiotów traktowanych przezemnie, były przedstawiane na kongresie różne szematy dotyczące zebrania wiadomości w kwestyach, które mają być rozstrząsane na następnym kongresie w Petersburgu w 1892 r., a mianowicie: co do mostów metalicznych, pęknięcia szyn, kosztów utrzymania dróg na podkładach metalicznych i drewnianych, — co do obręczy kołowych, używania taboru, wytwarzania pary, smarów parowozowych, planów stacyj, służby stacyjnej, wartości porównawczej jednostek używanych w rachunkowości i statystyce transportów przez różne zarządy kolejowe, ceny jednostek transportu i nakoniec klasyfikacyi dochodów i wydatków.

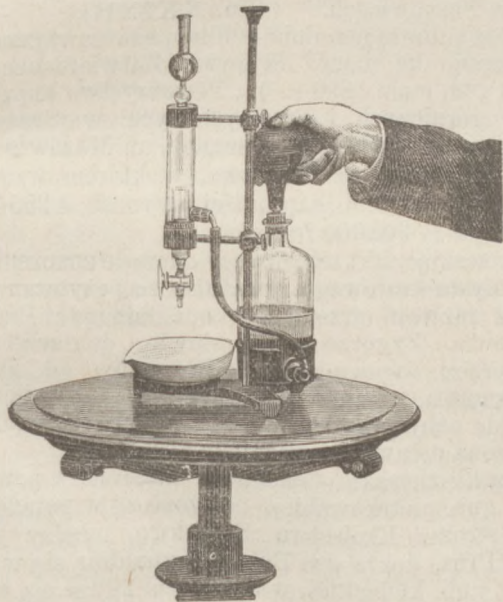
Wład. Kisłański.

PRZEGLĄD CELNIEJSZYCH ROBÓT, ULEPSZEŃ I WYNAŁAZKÓW.

Pipeta automatyczna pomysłu *Karola Berenta*, przeznaczona dla szybkiego i względnie dość ścisłego odmierzenia, ściśle określonych jednakich objętości płynów, w dotychczasowej konstrukcji, jaką jej nadał wynalazca, głównie służyć ma dla stacyj hodowli nasienia buraczanego, gdzie przy wyborze wysadków, należy dokonywać nader liczne polaryzacje, przy czem traci się wiele czasu, na odmierzenie potrzebnych w tym celu płynów, a wyręczanie się pomocnikami-małą wprawę w ścisłym odmierzaniu mającymi niejednokrotnie narazić może na błędy.

Tym wyżej zaznaczonym potrzebom, pomieniona pipeta czyni zadość, a także chroni od błędów, bowiem posługując się nią, otrzymuje się szybko nader liczne i zupełnie ściśle odmierzone objętości płynów, nawet powierzając tę czynność najmniej wprawnemu pomocnikowi.

Zasadniczą częścią tego przyrządu jest jego część składająca się z cylindra szklanego, opatrzonego w dolnej części bocznym tubusem i zamkniętego od dołu i góry korkami, jak to wskazuje fig. 1. W dolny korek wprawionem jest na-



czytno szklanne, o żądanym ścisłym wymiarze, zaznaczonym odpowiednią kreską; naczynko to na zewnątrz cylindra opatrzone jest kranem, dla wypuszczania odmierzanego płynu, przez górny korek przechodzi szklanna rurka oddechowa, którą w razie uznanej potrzeby, napełniać można materiałami chłonącymi wilgoć i bezwodnik węglany. Cylinder przez tubus, połączonym jest rurką kauczukową z butlą, służącą za zbiornik dla płynu, który ma być odmierzany, i z takejowej przetłoczonym być może do niego, uciskaniem gruszki kauczukowej.

Pipeta przedstawiona na fig. 1 przeznaczoną jest do odmierzenia roztworu octanu ołowiu w ilości 20 cm^3 , co dokonuje się w sposób następujący: po wlewniu odpowiedniej ilości roztworu do butli i nałożeniu kauczukowej gruszki przez posunięcie tej ostatniej wtłaczamy płyn do cylindra, w którym podniósłszy się powyżej brzegu wewnętrznego naczynka, wlewa się w takowe i wypełnia po brzegi, wówczas puszcza gruszkę kauczukową, skutkiem czego nadmiar wtłoczonego roztworu sphywa z cylindra z powrotem do butli, zaś nadmiar roztworu w naczynku wewnętrznym, usuwanym jest małym lewarkiem szklanym przesuniętym przez dolny korek i na zewnątrz cylindra będącego złączonym z rurką kauczukową komunikującą pomiędzy cylindrem a butlą. Lewarek ten jest tak ustawionym aby zabierał li tylko nadmiar roztworu, który sphywa współcześnie z ogólnie za wiele wtłoczonym płynem. W innej konstrukcji

poziom roztworu w naczynku wewnętrznym, wynalazca reguluje, bocznem wycięciem w ścianie,—ten wszakże sposób zdaje się być mniej ścisłym.

Do odmierzenia 5 cm^3 soku wyciśniętego z buraka, którego otrzymywana ilość jest zawsze bardzo mała, p. *Berent* pipecie swej nadał cokolwiek odmienną budowę, jak to przedstawia nam fig. 2.



Otrzymany sok wlewa się lejką, umieszczonym w górnym korku po nad naczynkiem miarowym, a wlny nadmiar sphywa podobnie jak przy poprzedniej pipecie. Z uwagi wszakże że dalsze odmierzać się mające płyny pochodzą kaźden z innego buraka, przeto dla możliwie troskliwego usunięcia, pozostających zawieszonych kropli p. *Berent* dodał do tej pipety boczną rurkę, dla raptownego wessania i przedmuchięcia ustami całego przyrządu, po czem jest on już o tyle oczyszczonym, że służyć może do następnego mierzenia, albowiem nader niewielka ilość pozostałego soku, czyni błąd w oznaczeniu niesłychanie małym.

Bureta automatyczna, albo właściwiej bureta do szybkiego odmierzenia płynów w dzisiejszej swej budowie, oprócz zastosowania nadanego jej przez wynalazcę, okazać się winna bardzo dogodną wszędzie tam gdzie zachodzi potrzeba prędkiego odmierzenia jednakich ilości płynów, i jak na dziś obojętnie się zachowującego względnie korka i kauczuku, nie mniej wątpić nie należy, że p. *Berent* z czasem poprawi o tyle swój wynalazek, że będzie go można zastosować i do płynów wszelakiej natury, lub też nada jego budowie odpowiednią trwałość, odnośnie do płynu dla którego otrzyma przeznaczenie.

Nadmienić mi nadto wypada, że pomysł ten swój, wynalazca przedstawiał także uczonym i fabrykantom za granicą, gdzie spotkał się z należnem uznaniem, a firmy handlowe *A. Krendel* w Pradze czeskiej i *F. Schmidt et Haentsch* w Berlinie, nabyły już prawo wyrobu i sprzedaży tego wynalazku na Austro-Węgry i Cesarstwo Niemieckie, uznawszy jego wyższość nad dotychczas istniejącymi i do tychże celów służącymi pipetami. Wynalazek ten przedstawionym już został do opatentowania, prawie we wszystkich państwach Europy.

Będąc przekonany iż zasada tego wynalazku znajdzie liczne zastosowanie, pozwoliłem sobie nieco obszerniej przedstawić ten nasz swojski pomysł, a to w przypuszczeniu, że zainteresuje on nietylko kierowników stacyj hodowli nasienia buraczanego, lecz też i szersze koło naszych techników, którzy nieomieszkają zapewne zastosować go odpowiednio swoim potrzebom.

J. Leski.

ELEKTROTECHNIKA.

Ogniwo (z r. 1884) typu Lalande-Chaperon (w którym pierwotnie cynk i żelazo, zanurzone w roztworze potażu lub sody gryzących, stanowiły elektrody ujemny i dodatni, zaś

czarny tlenek miedzi, w zetknięciu z elektrodą dodatnią, był czynnikiem „depolaryzującym“) zostało obecnie udoskonalone przez *Edison'a* i zyskało wielkie rozpowszechnienie przy telegrafach i przy telefonach Ameryki. Omawiany model składa się z naczynia szklanego z pokrywką, do której przytwierdzono (pionowo) płaskie i zbliżone elektrody, wzajemnie odosobnione gumą i hartkauczukiem: cynk amalgamowany (elektrod ujemny) posiada kształt klina nieco grubszego u góry, ze względu na silniejszą reakcję roztworu w owym miejscu; zaś tlenek miedzi, otrzymany w proszku przez żarzenie opłków miedzianych, i włączany następnie wewnątrz płaskiej ramki miedzianej, wytwarza elektrodę dodatnią, cynkowi przeciwstawioną. W większych modelach, obliczonych na 300 amper-godzin (28 cm wys., przy średnicy 13 cm), opór wewnętrzny wynosi zaledwie 0,05 Ω (Ohm'a), a płyta cynkowa ujęta jest pomiędzy dwiema ramkami z tlenika, który redukuje się na miedź czystą, w czasie reakcji galwanicznej. Siła elektromotryczna ogniwa spada na początku szybko od 0,9 V (Volt'a) do 0,7 V, lecz następnie utrzymuje się niemal stale na tej samej wysokości w przeciągu 108 godzin. Cennymi przymiotami baterii *Edison-Lalande'a*, które są odpowiedniami dla wyzysku zarówno słabych jak i silnych prądów, są stałość ich nader małego oporu wewnętrznego, proporcjonalność, w przybliżeniu zupełna, pomiędzy cynkiem rozpuszczonym a liczbą wyzyskanych amper-godzin (bez ubocznych reakcyj chemicznych), oraz wreszcie praktycznie zadawalniająca stałość prądu.

Amerykańska fabryka „Edison Manufacturing Company“ (w Spring-Lake N. J.) wyrabia ogniwa tego typu¹⁾ w wielkościach odpowiednich od 15 do 900 amper-godzin.

X.

Udoskonalona lampa łukowa Saunderson'a spala, w swem ognisku elektrycznym, małą ilość węglowodorów (np. t. z. parafiny *Young'a* o c. g. 0,865), przez co jej światło staje się stałszem, zyskuje barwę różowo-żółtą (przenikającą przez mgłę na dalszą odległość), i jest też ono znacznie mocniejszem, aniżeli w zwyczajnych lampach elektrycznych, zużywających energię jednakową. I tak np., z fotometrycznych pomiarów d-ra *John Hopkinson'a*, wynika że świetlne natężenie (średnie) lampy z węglami *Saunderson'a* było 1,88 razy większe od natężenia średniego lampy zwyczajnej, chociaż pierwsza zasilana była tylko przez 459,5 „Wattów“ ($41,4 V \times 11,1 A = \text{Wolt-Amperów}$), a druga zaś zużywała równocześnie 493,5 Wattów ($39,4 V \times 12,4 A$). Różnica mechanizmów polegała tylko na tem, iż wynalazca zastąpił węgle pełne lamp zwyczajnych, przez węgiel *wydrążony* przy dolnym t. j. ujemnym biegunie ogniska, do którego dopływał węglowódor za pomocą rurki połączonej z właściwym zbiornikiem. Wydatek względnie nieco zwiększony, na węgle podłużnie wydrążone i na dopływ olejów, ma być w tym razie nie znaczącym w porównaniu z niemal zdwojonym wyzyskiem światła elektrycznego.

(„El. Zft.“ z r. 1890. Z. 22, str. 315).

X.

URZĄDZENIA MIEJSKIE (KANALIZACYA, WODOCIĄGI i t. p.)

Wydalenie ścieków miejskich w Charlottenburgu. Dnia 6 października r. b. ukończono i oddano do publicznego użytku sieć kanalizacyjną spławnej wraz ze wszystkimi odnośniami urządzeniami dla asenizacji miasta Charlottenburga, w pobliżu Berlina.

Ścieki służą do użyźniania pól irygacyjnych w Gatow, obszar których w obecnej chwili wynosi 50 ha, zupełnie do uprawy przygotowany.

Historja robót kanalizacyjnych opowiedziana w krótkości tak się przedstawia: od 1871 do 1884 r. przeważało przy odnośnych dyskusjach zdanie: że z punktu finansowego nie może być mowy o innym systemie wydalania nieczystości jak tylko o wywózce.

Począwszy od 1884 r. następuje zwrot korzystny ku zastosowaniu kanalizacji spławnej, która jedynie w miastach szybko się rozwijających, czyni zadość tym wymaganiom które stawia hygiena na pierwszy plan.

W r. 1885 zdecydowano wprowadzenie systemu spławnego, w 1887 r. zaczęto budowę, a obecnie miasto posiada już

¹⁾ Por. „El. Zft.“ z r. b. Z. 27, str. 377.

30 km kanałów rurowych i murowanych, a w liczbie tej i kolektor główny który u wylotu swojego posiada 2,30 m wysokości i 2,70 m szerokości.

Oprócz sieci kanałów ulicznych gromadzących i prowadzących ścieki, gotowa jest stacya pomp, ułożona rura do pól irygacyjnych, a przestrzeń ich dostateczną jest do pomieszczenia tej ilości ścieków, jaka jest do rozporządzenia.

Zatwierdzony plan kanalizacyjny obejmuje przestrzeń 723 ha, a długość przewodów 125 km.

Koszt urządzenia kanalizacyjnego bez pól irygacyjnych i rury między nimi i stacyą pomp wynosi 7½ mil. marek, czyli 3 miliony rubli.

Robotami kierował radca budownictwa miejskiego *Köhn*. E. S.

KRONIKA BIEŻĄCA.

O przemyśle górniczym i hutniczym w majątkach: Gzichów i Zagórze, położonych w powiecie będzińskim, gubernii piotrkowskiej; oraz majątku Bolesław w powiecie olkuskim, gubernii kieleckiej, w Królestwie Polskim, dawnej własności gwarectwa G. von *Kramsta*, należącej obecnie do „Towarzystwa kopalń węgla, zakładów górniczych i przemysłowych w Sosnowicach.“ (Tab. XXXIII).

W roku bieżącym dnia 20 listopada zawiązane zostało w Warszawie na mocy Najwyższej Zatwierdzonej ustawy w dniu 11 (23) maja 1890 r.²⁾ „Towarzystwo kopalń węgla, zakładów górniczych i przemysłowych w Sosnowicach,“ z siedziskiem Zarządu w Warszawie, ul. Mazowiecka № 12. Kapitał zakładowy towarzystwa, w którym wzięli udział krajowi i zagraniczni kapitaliści, wynosi 4 250 000 rubli w złocie czyli 17 000 000 franków.

Zaznaczając fakt ten, mający doniosłe znaczenie w dziejach przemysłu krajowego, uważamy za pożyteczne dać treściwy rys rozwoju przemysłu kopalnianego i hutniczego: w Gzichowie, Zagórze i Bolesławie, dobrach nabytych obecnie przez wspomniane Towarzystwo od gwarectwa G. von *Kramsta*, a stanowiących jedną ze znaczniejszych posiadłości, do nabycia których Towarzystwo przez Najwyższą Zatwierdzoną ustawę upoważnione zostało³⁾.

Majątki ziemskie Gzichów i Zagórze, w powiecie będzińskim gub. piotrkowskiej, położone są w południowo-zachodniej stronie Królestwa Polskiego, między granicami Austrii i Prus, dobra zaś Bolesław znajdują się w powiecie olkuskim, gub. kieleckiej, w odległości 20 km na wschód od Zagórze. Przez dobra Gzichów z południowo-zachodu na północno-wschód rozwija się odnoga Ząbkowicko - Katowicka d. ż. W.-W., na Dąbrowę Górniczą w kierunku do Warszawy. Odnoga zaś Strzemieszyce-Sosnowice d. ż. I.-D. przecinając dobra Zagórze, przechodzi w pobliżu szachtu Rudolfa i spotyka się w Strzemieszycach z główną linią d. ż. I.-Dąbrowskiej.

Na terytoryum Gzichowa leży część osady Sosnowca wraz ze stacyami pogranicznymi tejże nazwy dróg żelaznych W.-Wiedeńskiej i Iwangrodzko-Dąbrowskiej.

Szosa łącząca stacyę Sosnowice z Będzinem przechodzi przez dobra Gzichów, a szosa prowadząca z należącej do dóbr Zagórze kolonii Niwka do Dąbrowy, przecina majątek Zagórze i krzyżuje się pośrodku między Niwką i Zagórzem z odnogą Strzemieszyce Sosnowice d. ż. I.-Dąbrowskiej. Za-

²⁾ Ogłoszonej w Nr 58 z d. 16 (28) czerwca 1890 r. pod § 534 zbioru praw i rozporządzeń rządowych (Sobranie Uzakonień i Rasporazeńj Prawitelstwa, izdawajemoje pri Prawitelstwuzuszczem Senatje).

³⁾ Oprócz nabytych już od gwarectwa G. von *Kramsta* posiadłości, Towarzystwo upoważnione jeszcze zostało do nabycia wszystkich zakładów, kopalń i wydziełów oraz posiadłości ruchomych i nieruchomych, położonych w dwóch wymienionych powiatach: 1) od Towarzystwa górniczo-przemysłowego „Hrabia Renard“; 2) od przemysłowego przedsiębiorstwa „Milowice“, będącego własnością poddanych pruskich: *Zygmunta Pringsheima*, *Szymona Kuźnickiego* i *Markusa Feige* i 3) od bankiera berlińskiego *Juliusza Aleksandra*.

górze zaś z Bolesławem łączy szosa I-ej klasy idąca przez Olkusz i Miechów do Kielc i krzyżująca się pomiędzy Zagórzem i Bolesławem z linią główną d. ż. W.-W., a w pobliżu wsi Strzemieszyc z d. ż. I.-Dąbrowską, która od Strzemieszyc do Kielc ciągnie się prawie równolegle do wspomnianej szosy.

Z powyższego widać, że opisywane miejscowości znajdują się w nader przyjaznych warunkach pod względem komunikacyjnym.

Dobra Gzichów i Zagórze położone są całkowicie w części Królestwa Polskiego, zwanej bassenem Dąbrowskim, we wnętrzu którego znajduje się formacja węgla kamiennego, ciągnąca się od Górnego Szlązka i Galicyi do Królestwa Polskiego; wspomniane dobra zajmują znaczną część tego bassenu, zawierającego nie tylko bogate pokłady węgla kamiennego, lecz także i rud żelaznych.

Pokłady węgla rozciągają się bardzo równomiernie prawie na całej przestrzeni wspomnianych dóbr; obecność ich jest ujawniona przez liczne otwory świdrowe porobione na całej powierzchni obszaru.

We wnętrzu pewnej części dóbr Gzichów napotyka się formacja węglowa z warstwą wapnia muszlowego zawierającego pokłady galmanu. W dobrach zaś Bolesław znajdują się pokłady rudy żelaznej i formacja wapnia zawierającego pokłady galmanu wspólnie z pokładami rudy ołowianej srebrnośnej.

Wyłączne prawo wydobywania ciał kopalnych w morwie będących dobrach, przysługiwało początkowo na podstawie odnośnych aktów wydzielenia spadkobiercom G. von Kramsta, w r. zaś 1884 przeszło ono drogą kupna na gwarantstwo G. von Kramsta.

Ogólna przestrzeń wydzielona w dobrach Gzichów i Zagórze dla wydobywania węgla kamiennego wynosi 10767336 sażeni kwadr. czyli 4899 hektarów, 13 arów, 78 m²; przestrzeń dla eksploatacji galmanu i rud ołowianych w dobrach Gzichów i Bolesław zawiera 4740588 sażeni kwadr. czyli 2156 hektarów, 96 arów, 75 m²; wreszcie przestrzeń wydzielona dla wydobywania rudy żelaznej w dobrach Zagórze obejmuje 619510 sażeni kwadr. czyli 281 hektarów, 87 arów, 70 m².

Formacja węglowa we wnętrzu dóbr Gzichów i Zagórze zawiera 9 warstw nadających się do eksploatacji, grubości ogólnej 20 do 22 m, po odliczeniu pustej międzywarstwy; najgrubszy pokład bo 6 do 10 m liczący i zarazem najgłębiej położony nazywa się Reden, najcięższy zaś liczący 1,11 m Emilia jest czwarty rachując od góry do dołu.

Ponieważ ogólna przestrzeń wydzielona dla eksploatacji węgla wynosi 48991378 m³, zatem gdybyśmy przyjęli przeciętnie 20 m jako ogólną grubość wspomnianych warstw węgla, to zawarta w wyżej wyszczególnionem wydzieleniu ilość węgla kamiennego wyraziłaby się liczbą około 980000000 m³; gdy zaś przyjmujemy przy obliczaniu wagi, że jeden m³ waży 1356 kg przy ciężarze gatunkowym 1,4, to ogólna ilość węgla kamiennego znajdującego się w dobrach Gzichów i Zagórze ważyłaby przeszło 1328000 milionów kg czyli 26560 milionów centnarów.

Jeżeli na odpadki, filary, jakie pod budowlami, ulicami i drogami żelaznymi pozostawione być winny czyli na wszelkiego rodzaju straty odliczymy 33 1/3% ogólnej ilości węgla, co według praktycznych wskazówek w zupełności wystarczyć powinno, wtedy ilość węgla mogąca być wydobyta bez szczególnych trudności oznaczyłaby się cyfrą około 18000 milionów centnarów.

Przy tak znacznej masie węgla warunki eksploatacji nie zdają się przedstawiać żadnych nadzwyczajnych trudności, a największa głębokość na jakiej spotykają się warstwy węgla nie przenosi, jak z obliczeń i poszukiwań wypadła, 500 m. We wzmiankowanych pokładach nie wydobywają się wybuchające gazy ani też niema tam zbyt obfitych zalewów wód.

Dla wydobywania galmanu i rud ołowianych w dobrach Bolesław wydzielona przestrzeń obejmuje 4240850 sażeni kwadr. czyli 19295867 m²; jeżeli zaś do tego dodamy jeszcze przestrzeń Anna, wydzieloną w dobrach Gzichów dla wydobywania prócz węgla także i galmanu, liczącą 2273807 m²,

to powierzchnia łączna przestrzeni wydzielonej dla eksploatacji galmanu wyniesie 21569674 m².

Ilość zawartego galmanu w wydzielonych przestrzeniach jest trudną do dokładnego obliczenia, gdyż grubość i ciągłość pokładów niejednostajna. Pomimo tego jednakże dojdziemy prawdopodobnie w danym wypadku do blizkich prawdy obliczeń gdy przyjmujemy za ich podstawę, że pokłady rozciągają się tylko na czwartej części wydzielonej przestrzeni i że ich grubość, wahająca się w rzeczywistości między pół, sześciu i wyżej metrami, równa się przeciętnie tylko dwóm metrom.

Stosownie do powyższego przypuszczenia zapas galmanu w wydzielonych przestrzeniach równałby się około 10600000 m³; waga zaś tej masy galmanu przy jego ciężarze gatunkowym trzy, wyniosłaby około 31000 milionów kg czyli w liczbie okrągłej około 630 milionów centnarów. Ponieważ zaś galman przerabiany w hucie daje przeciętnie 10% cynku, zatem w oznaczonej masie galmanu zawierałoby się około 63 milionów centnarów cynku.

Obecność srebrnośnego błyszczu ołowianego nie ma pierwszorzędного znaczenia ponieważ ruda ta warstwuje się w galmanie bardzo niejednostajnie w postaci żył i gniazd.

O ile produkcja błyszczu ołowianego zawierającego srebro jest rzeczą drugorzędną widać najlepiej z tego, że przez dziesięć lat od 1870 do 1879 włącznie wyprodukowano rudy tej zaledwie 27303 centnary, wartości około 116000 rubli.

W ostatnich zaś czasach nawet zupełnie zarzuconą została eksploatacja rudy ołowianej skutkiem wstrzymania przygotowawczych robót w płuczkach. Z pomiędzy wydzielonych przestrzeni dla wydobywania rud żelaznych 2/3 ogólnej liczby wydzieleni, łącznej powierzchni 412527 sażeni kwadr., zawiera dwie warstwy sferysyderytu grubości 0,72 i 0,78 m, 1/3 zaś ogólnej liczby wydzieleni dwie warstwy rudy brunatnej grubości łącznej 0,88 m.

Jeżeli przyjmujemy, że 25% rudy pokryje wszelkiego rodzaju straty przy eksploatacji, to ilość rudy żelaznej do wydobycia na całej przestrzeni wydzielenia da się ocenić na około 5800 milionów kg czyli na 116 milionów centnarów, w których zawartość żelaza według dotychczasowych praktycznych wyników i analizy, można szacować przeciętnie na 37%.

W dobrach Gzichów, Zagórze i Bolesław znajdują się w stanie czynnym następujące kopalnie i zakłady przemysłowe:

Kopalnie węgla Rudolf i Mortimer, huta cynkowa Paulina i fabryka farb cynkowych, walcownia cynku Emma, odlewnia żelaza z fabryką maszyn i warsztatami mechanicznymi Niwka.

Szacht Rudolf 128 m głęboki dochodzi swoim dnem do pokładu Reden, grubego na 8 do 10 m, który w tem miejscu warstwuje się bardzo regularnie i jest nachylony pod kątem 10 do 12°. W szachcie tym i w szachcie Oskar, należącym do tej samej kopalni, a sięgającym połowy wysokości pierwszego szachtu, wydobywa się rocznie od 5 do 6 milionów korcy, ważących po 2 centnary, czyli od 10 do 12 milionów centnarów węgla.

Szacht Rudolf rozporządza jedną maszyną do podnoszenia węgla o sile 100 koni i czterema pompami o sile łącznej 700 koni.

Sortowanie węgla odbywa się mechanicznie zapomocą trzech stożkowych bębnow.

Kopalnia Rudolf jest połączona odnogą drogi żelaznej ze stacją Sosnowice d. ż. W.-W., a kolejką konną z d. ż. Iwangrodzko-Dąbrowską.

W celu zwiększenia wydajności kopalni znajduje się jeszcze jeden szacht 135 m głęboki, połączony sztolnią poprzeczną z szachtem Rudolf i zaopatrzony w pompę, obecnie nieczynną, o sile 1000 koni.

Kopalnia Mortimer, której szacht głęboki jest 226 m, znajduje się również w obrębie dóbr Zagórze i jest połączona odnogą drogi żelaznej ze stacją Dąbrowa d. ż. Warsz.-Wiedeńskiej.

Dno szachtu Mortimer sięga pokładu Reden, grubego w tem miejscu na 10 m.

Roczna produkcja wynosi około dwóch milionów korcy czyli około czterech milionów centnarów, może się ona jednak

galman

ruda ołow

Zagórze

z czasem podwoić, wtedy jak wschodnia część pokładu, która się usunęła, stanie się dostępną dla eksploatacji dzięki będącej w budowie sztolni poprzecznej długiej 600 m, która w 1891 r. będzie prawdopodobnie ukończona.

Kopalnia Mortimer rozporządza maszyną do podnoszenia węgla o sile 180 koni i dwoma pompami o sile łącznej 310 koni.

W celu podniesienia produkcji możnaby urządzić jeszcze kilka nowych szachtów, gdyż w obrębie dóbr Gzichów i Zagórze znajduje się stosunkowo znaczna liczba odpowiednich miejscowości.

Silna konkurencja między krajowymi kopalniami węgla znacznie obniżyła jego ceny, tak że najlepsze kopalnie basenu dąbrowskiego muszą się zadawać zyskiem od 10 do 15 kop. na korcu.

Tak na przykład przeciętna cena węgla z szachtu Rudolf wskutek stopniowego obniżania doszła w roku 1889 do 28,97 kop. za korzec, czyli w porównaniu z cenami roku 1884 zmniejszyła się o 1,61 kop. na korcu.

W szachcie Rudolf od r. 1884 do r. 1889 włącznie istniały następujące ceny:

	1884	1885	1886	1887	1888	1889
Przeciętna cena sprzedaży jednego korca	30,58	29,55	28,76	28,32	28,31	28,97
Przeciętny koszt produkcji jednego korca	15,07	13,80	14,68	15,16	14,80	16,12
Przeciętny dochód czy sty na korcu	15,51	15,75	14,08	13,16	13,51	12,85

Od r. 1884 do r. 1889 włącznie wydobyto z szachtu Rudolf około 25 000 000 korcy węgla i otrzymano czystego zysku około 13 do 14 kop. na korcu.

Huta cynkowa Paulina w Sosnowicach, na terytorium Zagórze znajdująca się, przerabia rocznie w swoich 24 piecach mufowych szlągkiej konstrukcji, ogrzewanych za pomocą generatorów gazowych, około 500 000 centnarów rudy cynkowej.

Fabryka farb cynkowych w Sosnowicach wyrabia rocznie około 16 000 centnarów farb, posiada ona jednakże urządzenie odpowiednie dla wyrabiania około 25 000 centnarów farb.

Walcownia cynku Emma także w Sosnowicach, zaopatrzona w maszynę parową o sile 150 koni, produkuje rocznie przeszło 60 000 centnarów blachy cynkowej.

Fabryka i walcownia połączone są odnogą drogi żelaznej ze stacją Sosnowice d. ż. W.-Wiedeńskiej.

Eksploatacja galmanu prowadzi się na przestrzeniach wydzielonych w dobrach Bolesław.

Dla wydobywania galmanu urządzony został szacht głęboki 35,23 m, który na wysokości 23,43 m spotyka dno sztolni. W szachcie tym czynna jest maszyna do podnoszenia rudy o sile 10 koni i dwie pompy o sile łącznej 140 koni.

Wskutek 13-o letniego działania płuczki, urządzonej w 1870 r., jak również wskutek prowadzonego jeszcze przedtem płukania rudy w tak zwanych połowych płuczках, utworzyły się kolosalne hałdy, o wielkości których możemy wyrobić sobie pojęcie, gdy przyjmiemy pod uwagę, że od r. 1871 do r. 1883 w płuczках przepłukano około 15 000 000 centnarów galmanu i że z tego surowego materiału pozostało w hałdach około 75%. Większość tych hałd zawiera jeszcze przeszło 10% cynku; od r. 1883 do r. 1887 z samych hałd przerobiono w hucie Paulina około 600 000 centnarów materiału.

Pompy i płuczka obecnie są nieczynne, a to dzięki odkryciu nowych pokładów, pozwalających otrzymywać z warstw wierzchnich przez długie jeszcze lata tyle grubego galmanu, że eksploatacja niżej dna sztolni, a zatem korzystanie ze wspomnianych urządzeń mechanicznych jest zbędne.

Huta Paulina przerobiła w latach 1887, 1888 i 1889 około 1 500 000 centnarów rudy, przy czem koszt produkcji centnara cynku wynosi około 7 rub. 50 kop. Odlewnia żelaza z fabryką maszyn i warsztatami mechanicznymi w Niwce, w majątku Zagórze, ma głównie na celu budowę i rekonstrukcję maszyn, znajdujących się w wyszczególnionych kopalniach i hutach, chociaż w obec teraźniejszego swojego rozwoju, zakłady w Niwce są w możności zaspakajając także zamiejscowych odbiorców.

Zakłady rozporządzają stałą maszyną parową o sile 15 koni i lokomobilą o sile 8 koni oraz wieloma maszynami roboczymi i odpowiednimi narzędziami.

Niezależnie od eksploatacji kopalni i zakładów górniczych i przemysłowych prowadzi się we wspomnianych dobrach gospodarstwo rolne i leśne na przestrzeni około 6400 morgów, z których około 3800 morgów ornej ziemi i łąk, a około 2600 morgów lasu.

Dochód przeciętny z zakładów w Niwce oraz z gospodarstwa rolnego i leśnego wynosi około 40 000 rub. rocznie.

Z powyższego zarysu przemysłu kopalnianego i hutniczego w dobrach Gzichów, Zagórze i Bolesław widać, że przemysł we wspomnianych miejscowościach znajduje się w stanie rozwoju. Oczekiwać należy od nowozawianego Towarzystwa, że ono nie będzie szczędziło środków, aby zapewnić przedsiębiorstwu o tak szerokim zakresie i tak bogatych zasobach przyrodzonych, zupełne powodzenie przy racjonalnym dalszym jego rozwoju.

Feliks Rycerski, inż.

Zabezpieczanie żelaznych parowozowych ścian rurowych przeciwko rdzewieniu, A. Ruppert'a, zawiadowcy warsztatów kolejowych w Nippes¹⁾ (tab. XXXII). Ażeby przednie żelazne ściany rurowe dymniczne przy parowozach w dolnej swej części zabezpieczyć przeciwko rdzewieniu, należy miejsce to pokryć warstwą 1 do 2 mm grubości miedzi lub mosiądzu, który się nie utlenia przy zmianie temperatury lub zawilgoceniu. Pierwszeństwo należy w tym razie oddać mosiądzu lub średnio topliwemu spójkowi (Schlagloth), które z powodu większej swej oporności przeciwko utlenianiu i łatwiejszej topliwości, już przy średnio wysokiej temperaturze wypełniają najdrobniejsze porowatości żelaznej blachy. Od 1 stycznia 1890 roku pokrywają warstwą metalu wszystkie nowe ściany rurowe, zakładane do parowozów w warsztatach kolejowych w Nippes (pod Kolonią).

Sposób postępowania przytem jest następujący:

Powierznię żelaznej ściany rurowej, którą chcemy pokryć metalem, należy przed oblutowaniem młotkiem dokładnie oczyścić z żuźla i zendry; poczem na miejsce to nalewa się warstwą 10 mm grubą skoncentrowanego kwasu solnego, który się usuwa po 24 godzinach i natychmiast przystępuje do lutowania. Na rysunku (rys. 6 — 9 tab. XXXII) przedstawione jest ruchome ognisko, składające się z przenośnej skrzyni i rury wiatrowej *a* z 6 odgałęzzeniami *b*, które przy pomocy rur gumowych połączone są ze skrzynią ogniskową; na niej układa się ściana rurowa, przeznaczona do oblutowania. Ognisko, napełnione koksem aż do górnego brzegu, silnie się do białości rozpala. Gdy się wówczas koks nieco opuści, dopełnia go się znowu aż do górnego brzegu i nakłada się ścianę rurową na ognisko w ten sposób, aby strona, przeznaczona do oblutowania, nie była w bezpośrednim zetknięciu z ogniem, t. j. aby była odwróconą ku górze.

Teraz posypuje się powierzchnię ściany rurowej równomiernie odpowiednią ilością spójkowia i boraksu, i pozostawia się ją tak długo na ogniu, póki się na całej powierzchni nie ukazą płomyki, powstające ze spójkowia.

Cienkim drutem należy sprawdzić, czy rzeczywiście dana powierzchnia na całej rozciągłości swej dobrze została oblutowana; jeśli to ma miejsce, wówczas wstrzymuje się dalszy dostęp wiatru i pozostawia się ścianę w tem położeniu tak długo, póki spójkowie nie ostygnie zupełnie.

Gdy ściana rurowa już dojdzie do ciemnego koloru, układa się ją na wyrówni (rychtplacie) dla wyprostowania, na wypadek pokrzywienia się jej podczas lutowania.

Podobne zabezpieczenie pozwoli na zaoszczędzenie jednej do dwóch nowych ścian rurowych przy każdym parowozie podczas całej jego służby, co stanowi bardzo wiele, przyjmując pod uwagę, że koszt założenia ściany rurowej wynosi od 250—300 rs.

E. S.

¹⁾ Organ für die Fortschritte des Eisenbahnwesens Heft I. 1890.

CUKROWNICTWO.

O wytrzymałości i bezpieczeństwie wirówek (dok.)¹⁾
Jeśli przez G_1 oznaczymy wagę bębna z obręczami, G_2 wagę masy napelniającej, s_1 odległość punktu ciężkości połowy bębna od osi obrotu, s_2 odległość punktu ciężkości połowy masy napelnienia od osi obrotu i jeśli F_0 jest całkowite czynne przecięcie bębna, w którym ma nastąpić rozerwanie to:

$$2kF_0 = \frac{G_1}{2g} s_1 w^2 + \frac{G_2}{2g} w^2$$

$$4) \quad k = \frac{w^2}{4F_0g} (G_1 s_1 + G_2 s_2)$$

Stosownie do potrzeby można obliczać k podług wzorów 3) lub 4), lub też podług wzorów 5) i 6) skombinowanych z powyższych

$$5) \quad k = \frac{\gamma}{gF_0} [Fv^2 + f_1 v_1^2 + f_2 v_2^2 + \dots] + \frac{w^2}{4F_0g} G_2 s_2$$

$$6) \quad k = \frac{w^2}{4F_0g} G_1 s_1 + \frac{\gamma_1}{g} \frac{F_1}{F_0} v_p^2.$$

Tak jak inne części machin bębny wirówek powinny być obliczane z pięciokrotnem bezpieczeństwem, a że współczynnik wytrzymałości na rozerwanie wynosi na 1 qmm dla żelaza kutego 40 kg, a dla stali około 50 kg, to dozwolone obciążenie k będzie dla żelaznych bębnow $\frac{40}{5} = 8$ kg, a dla stalowych $\frac{50}{5} = 10$ kg na qmm; jeśli k wypadła wyżej jak podane wielkości, to bębny należy uważać za niebezpieczne.

Przykład I. Wirówka do cukru wymiarów jak szkic (rys. 9)²⁾ robi 1035 obrotów na minutę, przy napelnieniu 70 kg cukrzyca ciężaru gatunkowego 1,48. Grubość blach bębna $4\frac{1}{2}$ mm. Wysokość warstwy cukrzyca 300 mm. Ilość dziur w blasze 13 na całej wysokości bębna, — średnica dziur $5\frac{1}{2}$ mm. Bęben z blachy żelaznej ciężaru gatunkowego 7,78

$$70 = \left(\frac{D^2\pi}{4} - \frac{d^2\pi}{4} \right) 0,3 \cdot 1480$$

skąd $d = 640$ mm, a grubość cukrzyca

$$\frac{D-d}{2} = 70,5 \text{ mm.}$$

$$F = 0,37 \times 0,0045 = 0,001665 \text{ qm}$$

$$F_1 = 0,30 \times 0,0705 = 0,02115 \text{ qm}$$

$$F_0 = 0,001665 - 13 \cdot 0,0055 \times 0,0045 = 0,001343 \text{ qm}$$

$$v = \frac{0,7855 \times 3,14 \times 1035}{60} = 42,573 \text{ m}$$

$$v_p = \frac{0,7105 \times 3,14 \times 1035}{60} = 38,5 \text{ m}$$

$$v^2 = 1812 \quad v_p^2 = 1482.$$

Podług wzoru 3) otrzymamy:

$$k = \frac{0,001665}{0,001343} \times \frac{7780}{9,81} \cdot 1812 + \frac{0,021150}{0,001343} \cdot 1482 \cdot \frac{1480}{9,81}$$

$$k = 1781560 + 352 \cdot 1000$$

$$k = 5302560 \text{ kg na qm}$$

$$k = 530 \text{ kg na qcm,}$$

t. j. że bęben jest wystarczająco silny.

Jeśli przypuścimy że pod koniec procesu wirowania napelnienie wirówki będzie tylko 50 kg, przyczem ciężar ga-

¹⁾ Por. zesz. listopadowy Prz. Techn. z r. b., str. 265.

²⁾ Rys. 9 jak i następne znajdują się na tabl. XXXI, dołączonej do zeszytu za miesiąc listopad r. b.

tunkowy cukrzyca nie ulegnie zmianie, to wartość k zmniejszy się, a mianowicie:

$$50 = \left(\frac{D^2\pi}{4} - \frac{d^2\pi}{4} \right) 0,3 \times 1480$$

$$d = 683 \quad \frac{D-d}{2} = 49 \text{ mm}$$

$$F_1 = 0,0147 \text{ qm, } v_p = \frac{D+d}{2} \pi \cdot \frac{1035}{60} = 39,67 \text{ m}$$

$$v^2 = 1573$$

$$k = 1781560 + \frac{0,014700}{0,001343} \cdot \frac{1480}{9,81} \cdot 1573$$

$$k = 1781560 + 2597500$$

$$k = 4379060 \text{ kg na qm}$$

$$k = 438 \text{ kg na qcm.}$$

Wirówka będzie więcej obciążona jak ostatnia wartość k , a mniej jak pierwsza, istotne obciążenie bębna nie daje się ściśle oznaczyć, mieści się w granicach od 438 — 530 kg na qcm.

Przyjmowaliśmy w obliczaniu ciężar gatunkowy cukrzyca jako stały, ponieważ jednak uwzględnialiśmy różnicę wagi cukrzyca na początku i przy końcu wirowania, to błąd ten bardzo mało wpływa na obliczenie wielkości siły odśrodkowej i napięcie k .

Przypuścimy że przy pełnym początkowym ładunku ciężar gatunkowy cukrzyca jest tylko 1,32, przy końcu zaś kiedy mamy 50 kg ciężar gatunkowy jest 1,48, to:

$$70 \left(\frac{D^2\pi}{4} - \frac{d^2\pi}{4} \right) 0,3 \cdot 1320$$

$$d = 621 \text{ mm; } F_1 = 0,024 \text{ qm}$$

$$v_p = \frac{2,20 \cdot 1035}{60} = 37,95 \text{ m; } v_p^2 = 1440, \text{ skąd}$$

$$k = 1781560 + \frac{0,02400}{0,001343} \cdot \frac{1320}{9,81} \cdot 1440$$

$$k = 1781560 + 3462500$$

$$k = 5244060 \text{ kg na qm}$$

$$k = 524 \text{ kg na qcm.}$$

Z powyższego widać, że nieuwzględnienie różnicy ciężaru gatunkowego przy końcu i początku wirowania, ma na obliczenie wpływ bardzo nieznaczny.

Przykład II. Wirówka do cukru wymiarów jak przedstawia rys. 10, robi na minutę 910 obrotów. Wewnętrzna średnica wynosi 930 mm, grubość blachy 5 mm. Bęben jest opancerzony trzema kutem obręczami wymiarów 45×18 mm. Wysokość napelnienia wynosi 450 mm, waga zaś 150 kg, przy ciężarze gatunkowym 1,48. Największa ilość dziur na wysokości bębna 16, a średnica dziur 7 mm. Napięcie k obliczymy podług wzoru 3).

$$150 = \left(\frac{D^2\pi}{4} - \frac{d^2\pi}{4} \right) 0,45 \cdot 1480$$

$$d = 760 \text{ mm; } \text{grubość cukrzyca } 85 \text{ mm}$$

$$\rho = \frac{D+d}{2} = 845 \text{ mm}$$

$$F = 0,55 \times 0,005 = 0,00275 \text{ qm}$$

$$F_1 = 3 \times 0,045 \times 0,018 = 0,002430 \text{ qm}$$

$$F_0 = 0,00275 + 0,00243 - 16 \times 0,007 \times 0,005 = 0,00462 \text{ } qm$$

$$F_1 = 0,085 \times 0,45 = 0,03825 \text{ } qm$$

$$v = \frac{0,934 \cdot \pi \cdot 910}{60} = 44,55 \text{ } m; \quad v^2 = 1984$$

$$v_1 = \frac{0,985 \cdot \pi \cdot 910}{60} = 46,95 \text{ } m; \quad v_1^2 = 2204$$

$$v_p = \frac{0,845 \cdot \pi \cdot 910}{60} = 40,27 \text{ } m; \quad v_p^2 = 1621$$

$$k = \frac{0,00275 \cdot 7780}{0,00462 \cdot 981} \cdot 1984 + \frac{0,00243 \cdot 7780}{0,00462 \cdot 9,81} \cdot 2204 +$$

$$+ \frac{0,03825 \cdot 1480}{0,00462 \cdot 981} \cdot 1621$$

$$k = 932950 + 915820 + 2013100$$

$$k = 3861870 \text{ } kg \text{ na } qm$$

$$k = 386 \text{ } kg \text{ na } qcm.$$

Powyższy przykład wskazuje jakie ogromne znaczenie ma opancerzenie bębna na wytrzymałość wirówki.

W obliczeniach nie zwracaliśmy uwagi na znajdujące się w wirówkach sita, które ważą zwykle od 5 — 8 *kg*, przy wirowaniu powstaje stąd siła odśrodkowa, a ciśnienie na bębnie k_0 da się oznaczyć jak następuje, podług wzoru 4).

$$k_0 = \frac{w^2}{4 F_0^2} G_0 s_0; \quad G_0 = 8 \text{ } kg \quad s_0 = 0,344 \text{ } m$$

$$w = \frac{2 \cdot 3,14 \cdot 910}{60} = 95,25 \text{ } m$$

$$k_0 = \frac{95 \cdot 25^2 \cdot 8 \cdot 0,344}{4 \cdot 0,00462 \cdot 9,81} = 137700 \text{ } kg \text{ na } qm$$

$$k = 13,77 \text{ } \text{czyli okrągło } 14 \text{ } kg \text{ na } qcm.$$

Widzimy więc że wpływ sit jest bardzo nieznaczny. Całkowite ciśnienie na bębnie wyniesie w danym przykładzie $386 + 14 = 400 \text{ } kg \text{ na } qcm$. Tylko w wyjątkowych wypadkach przy bardzo słabych bębnach ciśnienie wywołane sitami dochodzi do 50 *kg* na *qcm*.

W dotychczasowych przykładach przypuszczaliśmy, że środki ciężkości wirujących mas leżą na osi obrotu. W tym wypadku wałek podlegać będzie tylko sile tarcia pasa o koło dla wywołania ruchu, — siła ta będzie prawie żadna skoro wirówka wejdzie w pełny bieg, a wystąpi znowu przy hamowaniu wirówki. Jeśli jednak wirujące masy nie są rozłożone centrycznie, to oprócz powyższych będą działać ciśnienia pochodzące od siły odśrodkowej tych niecentrycznie rozłożonych mas, które przy początku wirowania i przy hamowaniu będą występować w formie powtarzających się uderzeń. Dla tego bębny wirówek muszą być dokładnie wyważone, a u wielu wirówek znajdują się regulatory składające się z pierścieni obejmujących wał. Przy puszczeniu w bieg wirówki pierścienie zmieniają swe położenie tak, że środek ciężkości całości wypada na osi obrotu, co zapewnia spokojny bieg wirówki.

Jeśli bębny są dokładnie wyważone i wirowane masy są dość ciekłe, regulatory będą zbyt ciężkie, — są jednak niezbędne gdy wirują masy lepkie, gęste, lub też gdy napelnienie bębna zajmuje stałe położenie w jego przestrzeni, np. w wirówkach do bielienia głów rafinadowych.

Na spokojny bieg wirówki ma wielki wpływ dobre obsadzenie wrzeciona w panewkach, które winny być szczelnie i dokładnie dopasowane; mała pierwiastkowa usterka w ustawieniu wrzeciona w panewkach powiększa się bardzo szybko: wirówka traci swój bieg regularny, zaczyna bić. Tu szczególnie zalecić można uważne i częste smarowanie (dobrym wypróbowanym niekwaśnym smarem), które zapobiega szybkiemu zniszczeniu panewek. By zmniejszyć tarcie, należy wrzeciono wybierać cienkie, górną zaś panewkę obsadzać jak najbliżej dna wirówki, — to też najczęściej wrzeciona dają stalowe,

które przy jednakowej wytrzymałości, mogą być cieńsze od żelaznych. Tarcie w stępkach jest tem mniejsze im mniejszej średnicy są trące się powierzchnie kamieni, zwykle nie przenoszą one 20 *mm*. Grubość wałków wynosi zwykle od 50 — 70 *mm*, co jest najzupełniej wystarczające dla wytrzymałości.

Przy budowie bębnow dobre połączenie blach jest rzeczą pierwszorzędną wagi; jeśli blachy są lutowane, szerokość zakładu winna być znaczna i blachy powinny być znitowane na zlutowaniu. — Spawane bębny są bardzo dobre, o ile spawanie dobrze się udało; tu wiele zależy od umiejętności robotnika. Widzieliśmy na przykładzie jak wielki wpływ ma opancerzenie na wytrzymałość bębnow, — obręcze wciągają na gorąco, zwykle dają ich trzy; z tych środkowa zapobiega pukleniu się blachy; dla wielkich wirówek obręcze takie są niezbędne, jeśli nie chcemy dawać zbyt grubych blach.

Wybór materiału na bębny zależy w części od roboty do jakiej wirówki będą zastosowane, np. przy zabiale parowym blachy są nadgryzane i tu dobre będą miedziane bębny o ile wirówki są małej średnicy i mają bieg wolny, gdyż blacha miedziana z powodu swej znacznej elastyczności nie nadaje się do wielkich bębnow. Jeśli w wirówkach używamy pary, to należy zwrócić uwagę by cały bęben był wykonany z jednostajnego materiału; nie można np. do miedzianego bębna zastosować żelaznych obręczy, gdyż może nastąpić rozerwanie takowych w skutek różnicy rozszerzalności miedzi i żelaza, — przykłady takie zdarzały się w praktyce. Przy obliczeniach należy zawsze brać pod uwagę teoretyczną ilość obrotów, — doświadczenia tachometryczne wykazały, że ślizganie się pasów wynosi w dobrze ustawionych wirówkach, przy czystych pasach, od 5—8% i należy przypuszczać że bywają chwile kiedy w pełnym biegu ilość obrotów równa się teoretycznemu obliczeniu.

Samo przeprowadzenie rewizji wirówek musi się odbywać systematycznie i z całą dokładnością. Należy przedewszystkiem zebrać z natury dane i obliczyć ruch, a następnie jeśli wirówki pracują, badać je kolejno czy chodzą cicho i bez wstrząśnień, jeśli zaś są wstrząśnienia — z jakiej pochodzą przyczyny. Czasem zdarza się wykryć, że fundamenty pod wirówkami są słabe, lub wadliwie obmurowane, co przedewszystkiem należy usunąć. — Następnie wirówki powinny być rozebrane i części składowe szczegółowo badane i pomierzone. Robotę zacząć należy od dokładnego oczyszczenia wszystkich części, myjąc szczotką gorącą wodą, poczem wytrzeć do sucha i posmarować tłuszczem; takie oczyszczenie należy robić nie tylko przed badaniem, ale po każdym przerwaniu roboty, gdyż cząsteczki organiczne powstające na powierzchni bębnow wywołują kwasy i nadgryzanie blach, co szczególnie w cukrowniach miewa miejsce. Po zbadaniu wrzecion, panewek i przystawek, należy przystąpić do badania samego bębna, który jest najniebezpieczniejszą częścią wirówki. Jako przedwstępne może być dobre opukanie młotkiem, posilkując się jednocześnie lupą, by dostrzedz drobne skazy i uszkodzenia, a dopiero potem należy przystąpić do zmierzenia grubości blachy bębna. W tym celu jeśli dziury w blasze są małe, do 5 *mm*, używa się przyrządu (rys. 11) składającego się z wałka stalowego 3 *mm* grubości, drobno nagwintowanego, który w jednym końcu przechodzi w cieńszy 2 *mm* i w tem miejscu na grubszym wałku pozostawia się kawałek około 1,5 *mm* bez nacięcia. Na cieńszym wałku chodzi muterka *A*, a na grubszym dwie *B* i *C*, z tych ostatnia jako przeciwmutra. Mierzenie odbywa się jak następuje: zajmujemy mutrę *A* i wsadzamy cienki koniec w otwór blachy, poczem mutrę *A* zakręcamy do początku grubego wałka, a obie mutry *B* i *C* dociskamy do blachy, tak że szukana grubość mieści się między mutrami *A* i *B* (rys. 12); wtedy odkręcamy mutrę *A* i po wyjęciu przyrządu z blachy, odległość od początku grubego wałka do mutry *B* da nam szukaną grubość. Przy większych otworach można używać zwykłego cyrkla z zakrzywionym końcem, lub nagwintowanego wałeczka z mutrą i haczykiem do zawadzania o powierzchnię blachy.

Grubość blachy należy przemierzyć w 6 lub 10 pionowych liniach, na każdej przynajmniej w 3 miejscach, i z danych obliczyć średnią grubość blachy. Do mierzenia średnicy dziur nadaje się dobrze stalowy wałek podzielony na 16 części, każda o $\frac{1}{2}$ *mm* grubsza, poczynając od 2 — 10 *mm*

(rys. 13). Należy także poddać dokładnemu badaniu obręcze i miejsca połączeń przykrywy i dna z bębniem; u większości wirówek znajdują się stożki blaszane służące do szybkiego rozdzielania wirowanej masy, — pod stożkiem takim często gromadzą się resztki wirowanych ciał, wywołujące kwaśnienie i nadgryzanie dna czasem bardzo znaczne; stożki takie powinny być do dna przynitowane i szczelnie oblutowane lub też uszczelnione i ześrubowane, w dniu winien być zrobiony otwór do swobodnego krążenia powietrza.

Po dopełnieniu tych czynności należy skutecznie resztę pomiarów, policzyć otwory, pomierzyć obręcze, wyliczyć wagę oddzielnych części i zebrawszy dane co do napełnienia, obliczyć z jednej strony najslabsze przecięcie bębna, a z drugiej siłę odśrodkową wywołaną ruchem napełnionej wirówki; mając te cyfry, znajdziemy ciśnienie działające na jednostkę blachy bębna, które, jak to już wzmiankowaliśmy, nie powinno przekraczać dozwolonego obciążenia.

Z danych ogłoszonych przez dyrektora Czeskiego towarzystwa kotłowego p. *Schnircha* widać, że w r. 1887 uskuteczono rewizję 54 wirówek, z których 5 (9,2%) znaleziono pracujących z bezpieczeństwem 2 — 3, 20 (36,8%) z bezpieczeństwem 3 — 4, 5 (9,2%) z bezpieczeństwem 4 — 5, a 23 (44,8%) z bezpieczeństwem wyżej jak *pieciorakiem*.

Wirówki pierwszej kategorii uznano za zupełnie niebezpieczne, gdyż bardzo małe nieprawidłowości w biegu mogłyby spowodować przekroczenie granicy elastyczności materiału, — a co do drugiej kategorii zalecono odpowiednio do miejscowych warunków, by osiągnąć żądane bezpieczeństwo, albo wzmocnienie obręczami, albo zmniejszenie ruchu lub też zmniejszenie ładunku.

Niezależnie od powyższych danych wynalezionych rachunkiem, dostrzeżono u 11-tu wirówek uszkodzenia i nadgryzienia blach, obręczy lub dna, w skutek których przyrządy te uznano za niebezpieczne.

U wszystkich uszkodzonych bębnow blachy nadgryzione były w ten sposób, że koło dziur blacha jest zdrowa i w tem miejscu wystaje nad powierzchnię, a pomiędzy dziurami są wklęsłości dochodzące w pojedynczych wypadkach do 4 mm (rys. 14). Zjawisko to wykazuje, że nadgryzania następują tam gdzie syropy zatrzymują się i wywołują kwaśnienie; koło otworów, gdzie przy wirowaniu świeży melas usuwa dawny, blacha jest nietknięta. Przy wybuchu wirówki w Krasincu zauważono, że rozerwanie nastąpiło w miejscu gdzie sita tworzyły zakład, t. j. gdzie melas mógł się zatrzymywać; uwagi te jeszcze raz wskazują na konieczność dokładnego czyszczenia bębnow przy każdym dłuższym przestoju, a p. *Schnirch* zaleca stałe, co dwa tygodnie, zatrzymywać i czyścić wirówki.

Gatunek blachy wywiera ogromny wpływ na podatność jej do nadgryzań; im żelazo jest lepsze, tem trudniej ulega nadgryzaniu, a najlepiej zachowują się pod tym względem blachy stalowe. Jeśli blacha jest w gorszym gatunku, to samo wykonanie dziur powoduje już uszkodzenia i sprowadza w dalszym ciągu nadgryzania; w ogóle należy zalecić wierzenie dziur — chociaż i wyciskanie może być stosowane, jeśli blacha jest w wyborowym gatunku.

Ciekawe są dane p. *Schnircha* z roku następnego, kiedy oprócz świeżo przybywających poddawano także rewizji wirówki badane w r. 1887.

Porównawczych badań zanotowano 15, z których okazało się, że grubość blach prawie wszędzie uległa zmniejszeniu, które wynosi od 0,03 mm do 0,78 mm, a przeciętnie w 15-tu badanych wirówkach grubość zmniejszyła się o 0,32 mm.

Ponieważ przy rewizji w r. 1887 przeciętna grubość blach u tychże 15 tu wirówek wynosiła 5,53 mm, a zatem w ciągu jednego roku nastąpiło zużycie w stosunku do pierwotnej grubości o 5,78%!

Z tego powodu i bezpieczeństwo uległo odpowiedniej zmianie, a mianowicie z 5,27 obniżyło się do 4,97 czyli o 6%.

Powyższe porównawcze zestawienie, powinno skłonić każdego posiadacza wirówek, by ze względu na bezpieczeństwo: utrzymywał wirówki we wzorowym porządku i badał je na wytrzymałość.

Stanisław Broniewski, inż.-techn.

Sprawozdania z czasopism cukrowniczych.

Dr *Lipmann* komunikuje iż 3 cukrownie w północnej Francji do oczyszczania soków używają baryty, przy przerobie krajanki do dyfuzora dodają pewien procent sody suchej, przez co pewne szkodliwe niecukry przechodzą w sole sodowe, dodając następnie wodanu barytu takowe rozkładają. Działanie wodanu barytu z sodą ma być tak wielkie, że następuje już zupełna defekacja soków przy 0,2% wapna. Baryta łączy się z materiami organicznymi, gdyż ilość SO_4H_2 pozostaje niezmienną. Dr *Stammer* ostro występuje przeciwko użyciu przy fabrykacji ciał spożywczych środków trujących. Dr *Oppermann* potwierdza, że tak powyższe 3 cukrownie francuzkie jako też jedna niemiecka otrzymują przy traktowaniu sodą i barytą dobre wyniki. Po dodaniu sody w proszku do dyfuzora sok ogrzewa się do 90° i dodaje się małą ilość wodanu barytu i sacharatu potem defekuje się 0,2 do 0,5% wapna, gotuje, nie saturuje i cedzi, a sok otrzymany dobrze się filtruje.

(D. Z. 1890 N. 26).

Na zebraniu cukrowników w Hamburgu (22 V r. b.) w odpowiedzi na postawione pytanie jaki nowy warnik jest najlepszy do gotowania cukrzyca dyr. *Siebert* z Puschkowa utrzymywał, że najwięcej znane są przeważnie konstrukcje *Wellner Jelinka* i *Greiner Pauly'ego* i że w ubiegłej kampanii 25—30 warników *Greiner Pauly* z dobrym skutkiem spełniało swe zadanie. Ponieważ gęsto zgotowana cukrzyca zapewnia większą wydajność, nowe więc konstrukcje powinny dozwalać spuszczać łatwo jak najgęstszą cukrzycę a prócz tego powinny mieć dużą powierzchnię, aby parą niskiej prężności cukrzycę dobrze i prędko zgotować było można. *Grundmann* utrzymywał, iż w znanych mu dwóch cukrowniach warniki *Greinera* dawały bardzo dobre wyniki, *Neuhans* uważa je za najlepsze i opisuje ich budowę. Dr. *Ruhnke* za najlepszy uważa warnik syst. *Greiner-Borstsch'a*, w którym para wchodzi nie od góry lecz od dołu w dno podwójne, następnie przez prostą rurę do góry i nareszcie przez 3 spirale napowrót między dna podwójne. Warnik ten ma 700 m powierzchni ogrzewalnej, a wskutek małej ilości śrubunków łatwym do uszczelnienia. W bardzo krótkim czasie można na nim zgotować gęstą cukrzycę o bardzo ładnym ziarnie. *Steffens* z Lüben zaleca warnik *Greiner-Pauly* i gotowanie parą 110—120° ciepłoty powierzchnię ogrzewalną uważa za najlepszą gdy jest ustawioną pionowo, nie poziomo, gdyż w węzownicach z powodu małego spadku woda nie jest w dostatecznym ruchu.

(D. Z. 1890 N. 28).

Drost z Wrocławia na zebraniu cukrowników w Budapeszcie (26 VI r. 90) mówił o patentowanej metodzie *Drost* i *Schulz* i o wynikach prób odbytych w cukrowni szląskiej *Faulbrück*, w ciągu dni 12 ubiegłej kampanii. Cukrzyce zarabiano syropem zielonym i wlewano do wirówki, w której przestrzeń między bębniem a płaszczem była ogrzana. Przy wylocie wirówki znajdował się zapór rozdzielający, pozwalający rozdzielać odcieki i odprowadzać oddzielnie 2 rurami do oddzielnych zbiorników. Po odcieknięciu zielonego syropu bieli się cukrzyca sokiem gęstym na 66° Bxa, używając go 10% w stosunku do wagi cukrzycy. Cukier otrzymany miał polaryzować 99,2—99,6% ale posiadał odcień żółty, aby otrzymać cukier konsumcyjny radzę zabielać go jeszcze parą. W *Faulbrück* cukrzyca zawierała 86,1% cukru i 7% wody (Cz. 92,5), bielono ją sokiem gęstym o czystości 91,5, a syrop zielony miał czystość 71 i otrzymano cukru 1 rz. 63—64%, polaryzacji 99,7. Cała operacja odsiewania i bielienia ma trwać pół godziny, syrop biały odpływający przy zabieleniu wciąga się napowrót do warnika. Urządzenie do rozdzielania syropów kosztuje około 150 marek. *Drost* dalej zwracał uwagę na korzyść z tej metody, dozwalającej otrzymywać już to cukier konsumcyjny, już też do rafinerii. Dyrektorzy *Janutta*, *Gross*, *Kronpa*, *dr Seidl* i *Jelinek* w długich debatach występowali przeciw tej metodzie.

(D. Z. 1890 N. 31).

Nie znając zarzutów oponentów i nie widząc otrzymanego cukru, trudno ocenić powyższą metodę. Jeżeli rzeczywiście przerabiana cukrzyca zawierała 86% cukru o 91,5 czystości, a cukier był biały polaryzujący 99,7 to wydajność była

bardzo dobrą. Z czystości odcieku 71 wypada, że cukrzyca zawierała 66,4% cukru wykrystalizowanego, a że otrzymano z niej około 63—64%, otrzymano więc bardzo dużo. Biorąc pod uwagę niską czystość cukrzy, znaczną ilość w niej wody i zarabianie jeszcze syropem zielonym trzeba powątpiewać albo o wydajności albo o jakości otrzymanego cukru. Bielenie sokiem gęstym także nie jest odpowiednie.

W obec otrzymywania w naszych cukrowniach tejszej i lepszej wydajności zwykłym sposobem, przy bieleniu parą, powyższy patentowany sposób nie ma żadnego widoku powodzenia.

Dr. *Herzfeld* porównując saturacje kw. węglanym i siarkowym zaleca ten ostatni do 3-ej saturacji. Kiedy przy saturacji kwasem węglanym nie dobrze jest przejść pewną granicę alkaliczności, to przy saturacji kwasem siarczanym niska alkaliczność jest pożądana, przy saturacji CO_2 tworzą się związki np. węglany alkaliczne, oddziaływające alkalicznie na lakmus, przeciwnie przy saturacji SO_2 tworzą się kwaśne siarkony alkaliczne, działające na lakmus obojętnie i nie rozkładające się przy odparowaniu. Saturacja SO_2 ma tę wyższość, że alkaliczność otrzymana nie może się dalej obniżać, sok zmniejsza swą lepkość i pomimo, że nie jest tak czystym zwiększa swą zdolność krystalizacyjną i daje się dobrze gotować w warku. Dr. *Herzfeld* przypisuje jednak saturacji kwasu CO_2 w połączeniu z filtracją krótszą daleko większe działanie oczyszczające. Węgiel kostny wydziela z soków pewne zanieczyszczenia, które przy saturacji SO_2 przechodzą aż do melasu, przez co zwiększa krystalizację i wydajność dalszych rzutów, jak to stwierdzono w cukrowni Waghäusel.

(D. Z. 1890 N. 24).

Dyrektor *Schürmer* z Hötensleben w celu oszczędności opału zmienił system pieca wapiennego i od tego czasu zaczął otrzymywać ciemną cukrzycę, szary cukier, a prócz tego zauważył opadanie alkaliczności. Z początku zmiany te przypisywał saturacji i szczególnym własnościom buraka, przy dalszych jednak badaniach przekonał się, iż przyczyną tych przypadłości był inny skład gazu saturacyjnego. Pomiń, iż posiadany gaz saturacyjny zawierał 35—36% CO_2 , saturacja odbywała się wolno, a jak się pokazało gaz saturacyjny nie zawierał prawie wcale tlenu lecz przeciwnie 4% CO , a prócz tego ślady H_2S . W skutek zwiększenia dopływu powietrza, znikł zupełnie H_2S , ilość CO bardzo się zmniejszyła, a ilość O wzrosła do 3—4%, a pomimo tego, że zawartość CO_2 zmniejszyła się do 28% saturacja o $\frac{1}{3}$ czasu odbywała się prędzej. Oprócz tego zauważono zniknięcie wielu poprzednio napotykanym niedogodności mianowicie: zatrzymywanie wody w płucce gazowej i nagromadzenie zanieczyszczeń w pompie gazowej i otrzymano możność osiągnięcia możliwie niskiej alkaliczności. *Schürmer* za przyczynę powyższych przypadłości uważa obecność H_2S i rzeczywiście dr. *Herzfeld* znalazł w cukrzyce otrzymanej przy saturacji powyższym gazem 0,15% H_2S . Szara barwa cukru podług *Herzfelda* ma pochodzić od siarku żelaza. Dr. *Herzfeld* wyjaśnia dalej, że przy zawartości w gazie sat. H_2S tworzy się siarek wapnia, który znów spowodowywa wytworzenie się podsiarkonów, a te wydzielają wolne kwasy organiczne i wskutek tego następuje t. z. cofnięcie się (*Rückgang*) alkaliczności stałe lub sporadyczne. Pewne związki organiczne zawarte w buraku jak kwasy tłuszczowe, asparagina, glutamina, lacytyna i t. d., nierozłożone podczas defekacji łączą się następnie z alkaliem i wywołują stałą obniżkę alkaliczności, jeżeli zaś pozostaną w soku ciała białkowe i pektynowe, to te przy wyższej ciepłocie przechodzą z wolna w kwasy. Jeżeli glukoza i cukier przemieniony nie zostaną rozłożone przy defekacji, to także następnie tworzą związki kwaśne. Co do sporadycznej zmiany alkaliczności, to napotyka się to w cukrowniach używających SO_2 . Często się zdarza, że sok gęsty w początku tygodnia jest obojętny a w środku lub w końcu kwaśny, co tłumaczą obniżką ciepłoty na jakiejś stacyi i nastąpiłą fermentacją po większej części maslową. Dr. *Weiland* z Löban utrzymuje, że można poprawić własności gazu saturacyjnego używając do płuczki wody gorącej, przez co gaz jest czysty, zawiera 22—25% CO_2

i działa energicznie. Energiczne działanie wapna ma zabezpieczyć od spadania alkaliczności. Dr. *Lippmann* potwierdza wyjaśnienie d-ra *Hertzfelda* i dodaje, że kwaśna reakcja pochodzi z początku od kwasu mlecznego, a później dopiero od kwasu masłowego. Dr. *Lippmann* napotkał także w swej praktyce fermentację dekstranową. Dr. *J. Seyffart* zwraca uwagę na różnorodność używanych indykatorów. a ztąd na różne wyniki oznaczeń alkaliczności i radzi chemikom dojście do ujednostajnienia takowych polecając kwas rozolowy. Dr. *Weiland* ze względu na różne własności buraków uważa to za niemożliwe, a dr. *Hertzfeld* kwas rozolowy uważa za nieodpowiedni.

(D. Z. 1890 N. 24).

Bardzo ciekawe jest sprawozdanie d-ra *M. Dehne'go* z prób robionych z t. z. półgazowym paleniem i nad trwałością tego urządzenia. Jako jedno z najnowszych urządzeń wzięto urządzenie paleniskowe *Völcker'a* do węgla brunatnego, które odznacza się tem: że daje duży piękny i czysty płomień, że rury płomienne są wolne od popiołu, że paleniska łatwo się obsługują i wreszcie że z komina prawie nie wydzielają się dym i sadza. Jakkolwiek ciepłota na rusztach przy tym systemie palenia jest wyższą jak przy innych, to jednak ciepłota dymu odchodzącego jest niższą, co dowodzi lepszego wyzyskania ciepła.

Próby porównawcze opalania syst. *Völcker'a* i innymi odbyły się w cukrowni Klein-Wanzleben, pod nadzorem Stowarzyszenia magdeburskiego kotłowego i dały wyniki następujące: Ciepłota na rusztach przy syst. *Völcker'a* 1300°, na rusztach schodkowych 1000°; ciepłota dymów odchodzących przy urz. *Völcker'a* 256°, przy rusztach schodkowych 293°, resp. 398. Analiza dymów przy urz. *Völcker'a* wykazała przeciętnie 1,24-krotny, przy rusztach schodkowych 1,25 resp. 1,14-krotny nadmiar powietrza. Odparowanie na 1 m² pow. ogrz. i godzinę przy urz. *Völcker'a* było 22,6, przy rusztach schodkowych 24,5 resp. 18,5 kg wody. Zużycie węgla przy urz. *Völcker'a* 2,98 przy ruszt. sch., 2,62 resp. 1 kg węgla zamieniano 2,48 kg wody na 0° w parę na 100% Stow. magdeburskie kotłowe uznało palenie na wszystkich kotłach za dobre i zupełne. urządzeniu jednak *Völcker'a* przyznało lepsze użytkowanie gazów palnych i wyższe odparowanie z powodu właśnie wyższej ciepłoty początkowej a niższej końcowej; potwierdziło że rury płomienne nie zanieczyszczają się popiołem, gdy przy innych były na pół wypełnione i że w ogóle kotły opalane syst. *Völcker'a* dają o 15% wyższy skutek, jak dobrze działające ruszty schodkowe.

Doświadczenia porównawcze dokonane w klinice uniwersyteckiej w Halli stwierdziły, że kotły opalane podług *Völcker'a* dały wyniki o 25% wyższe, jak opalane rusztami schodkowymi a nawet do 30%. — W browarze akcyjnym w Halli przez użycie urządzenia półgazowego *Völcker'a* oszczędzono 28% węgla. Najważniejszą rzeczą jest łatwa obsługa przy opalaniu i uniknięcie wydzielania się sadzy i czarnego dymu.

Dyr. *Kunze* potwierdził zalety półgazowego palenia *Völcker'a*, zalecał urządzenie w fabrykach położonych blisko miast, ze względu iż kominy nie dymią i utrzymywał, że całe urządzenie jest trwałe; dobrze zrobione sklepienia nie potrzebują po roku nawet reparacji.

(D. Z. 1890. N. 28).

Na zebraniu cukrowniczem w Brunzwicku (26 II r. 90) *Rassmus* zwracał uwagę zebranych, że obecnie z powodu powszechnego użycia tężnic o wielokrotnem działaniu i małych różnic ciepłoty należy unikać wytwarzania osadów na rurach, które tworzą się tym więcej w cukrowniach nie używających węgla kostnego. *Rassmus* dla wydzielenia owych osadów zaleca dobre cedzenie mechaniczne przez cedzidła ssawkowe *Fucknera* (dyrektora cukrowni Parchomówka), które do cedzenia soków przed tężniami mają być najodpowiedniejsze.

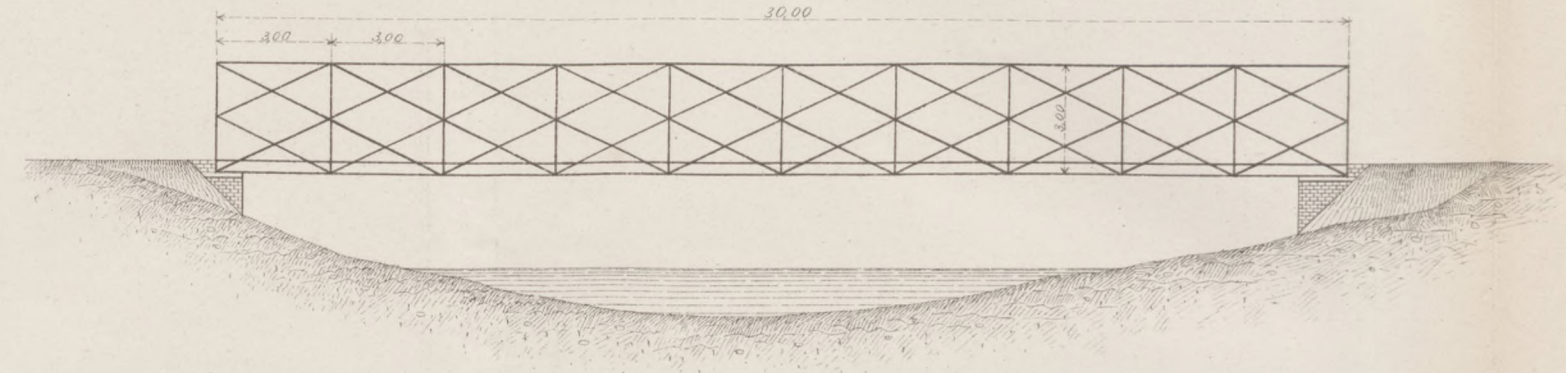
(D. Z. 1890 N. 11).

J. P.

Do art.inż. Stefana Zielińskiego p.n. „O MOSTACH PRZENOŚNYCH, EKONOMICZNYCH, ze STALI.”

Most złożony o podwójnej wysokości.

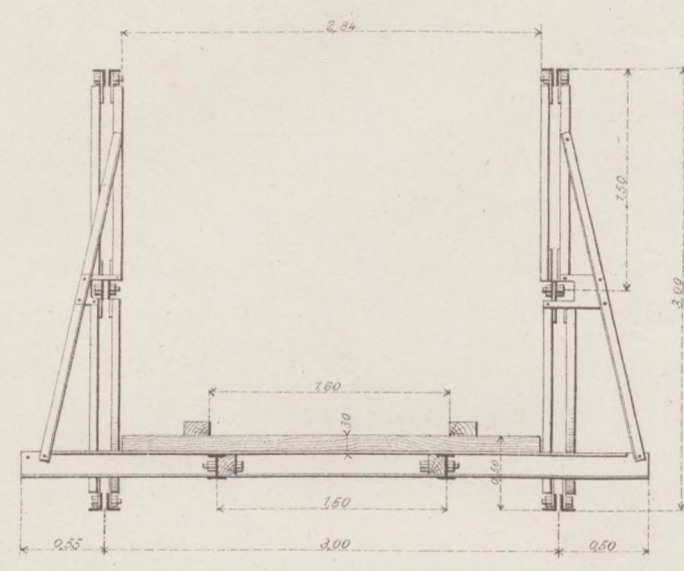
Rys. 14. Widok (1/200)



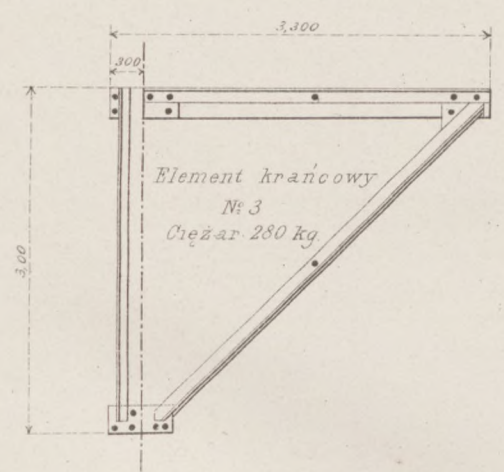
Ciężar na 1 metr bieżący = 470 k

Rys. 15

Przekrój poprzeczny (1/50)

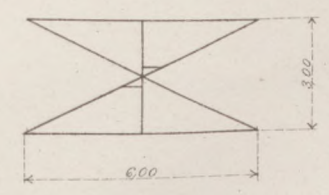


Rys. 18.

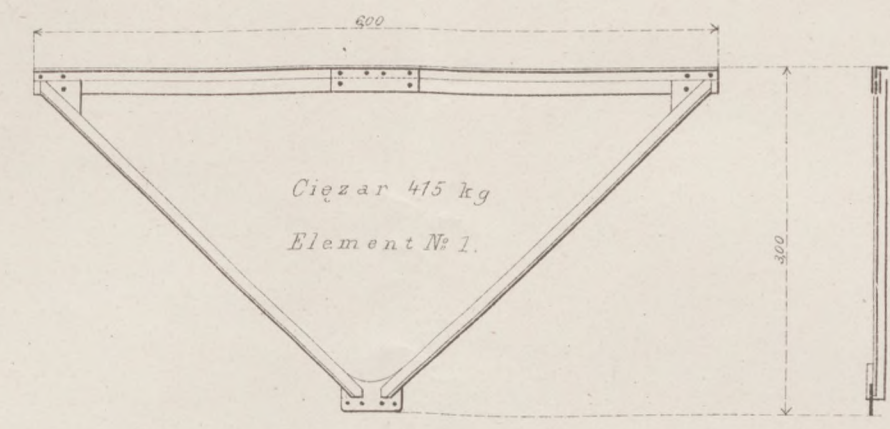


Rys. 16.

2 Elementy złożone.

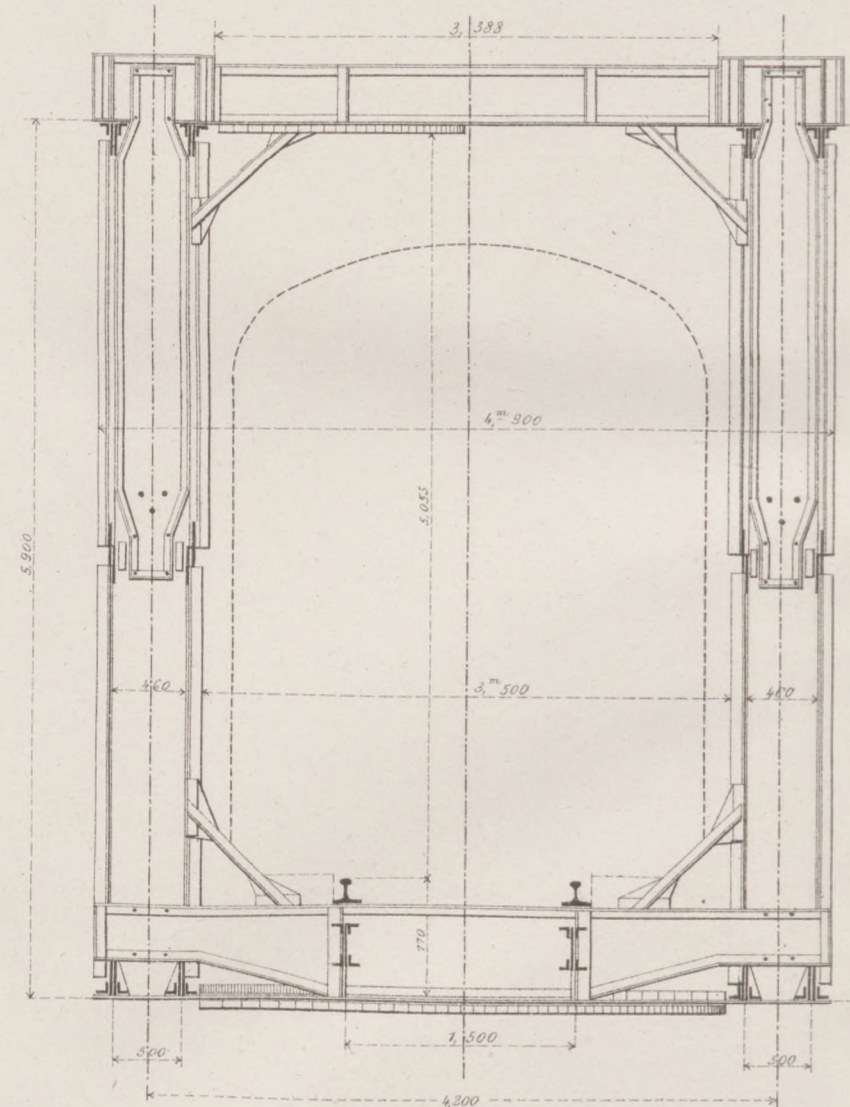


Rys. 17.

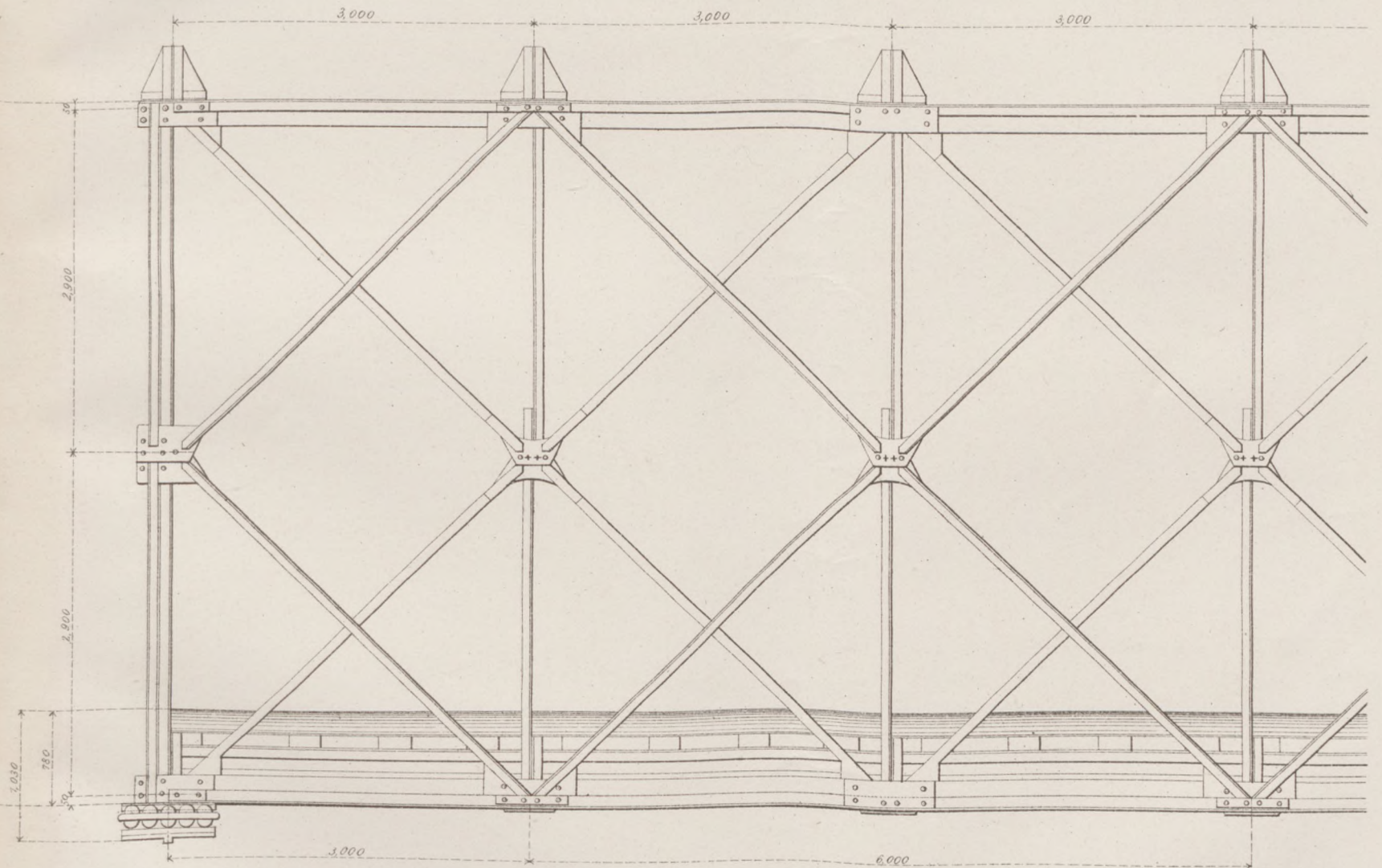


Most o rozpiętości 45 m. (Rys. 19 i 20)

Rys. 19. Przekrój poprzeczny (1/50)

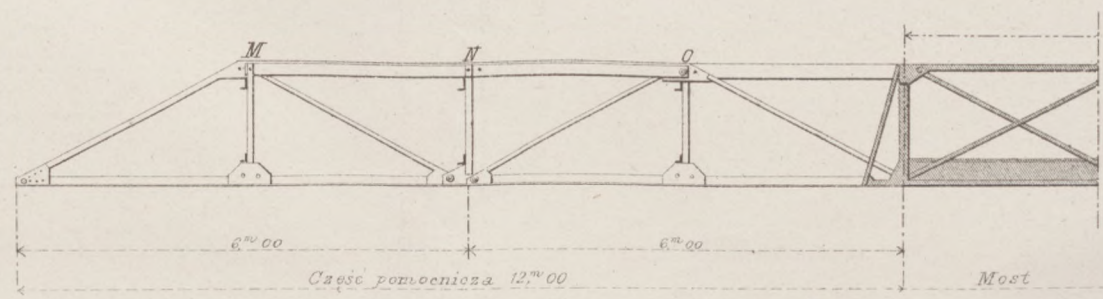


Rys. 20. Widok (1/50)

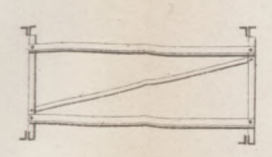


Część pomocnicza do spuszczenia pręseł (f. Avant bec)

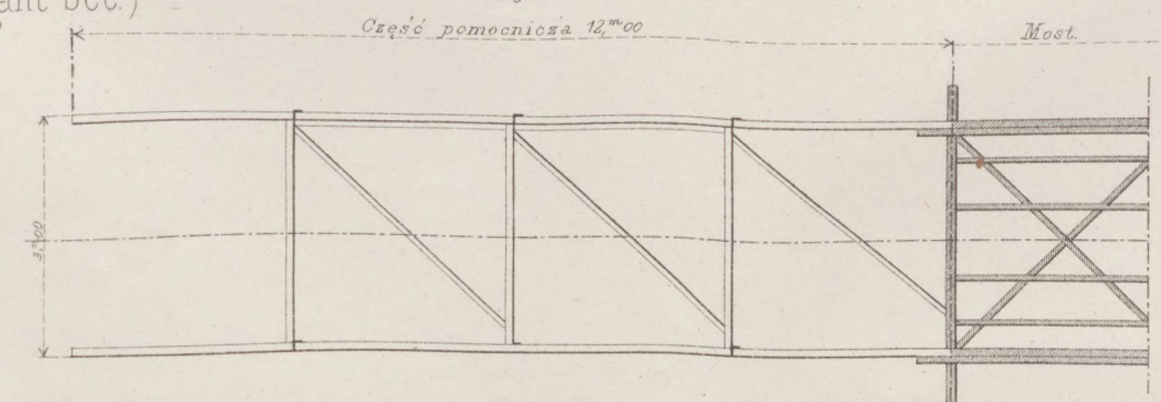
Rys. 21. Widok.



Rys. 22. Przekrój w punktach M, N, O.

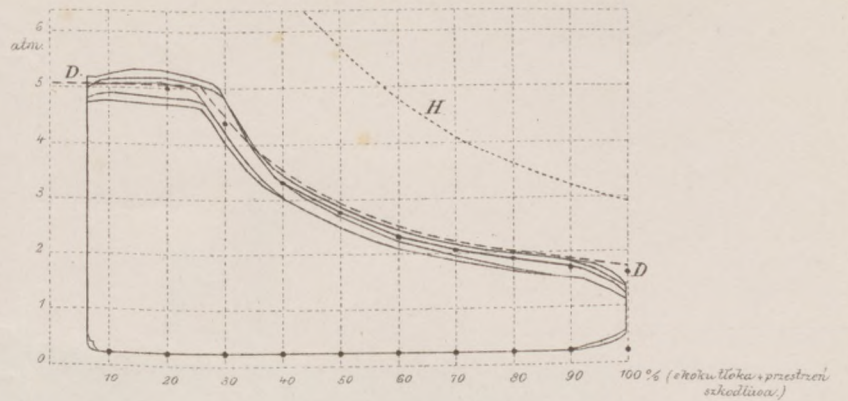


Rys. 23. Plan.

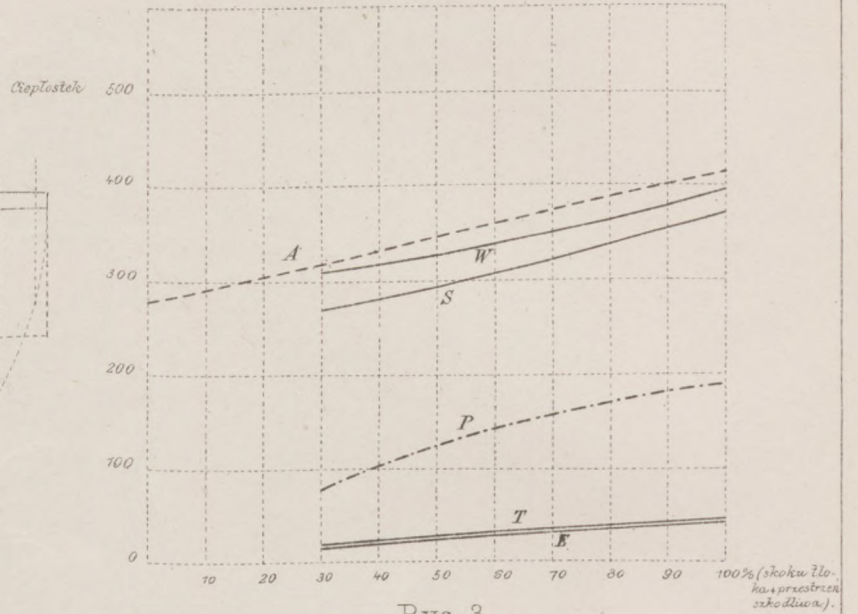


Do art. inż. W. Łopuszyńskiego p.n. „PODZIAŁ I RUCH CIEPŁA W MASZYNACH PAROWYCH.”

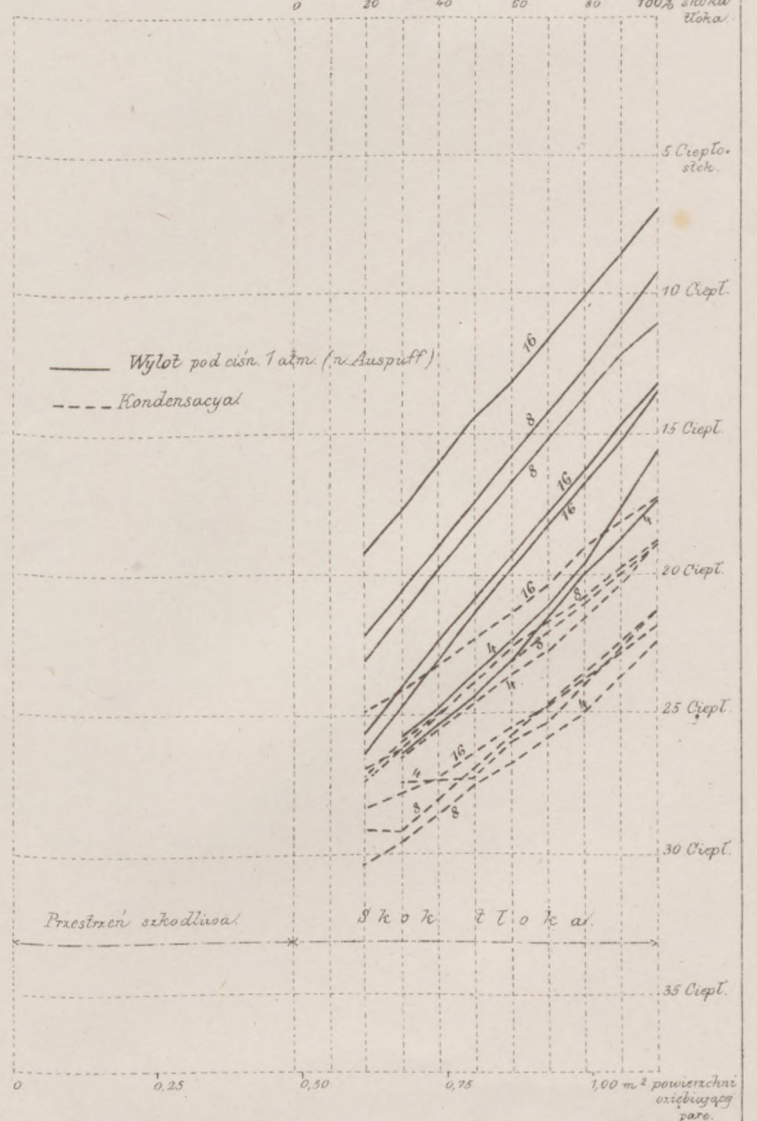
Rys. 1.



Rys. 2.



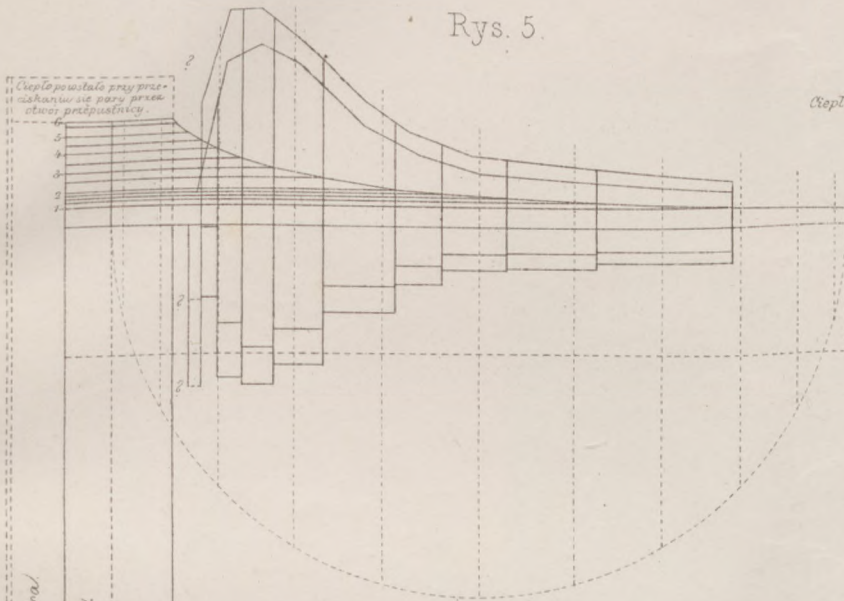
Rys. 3.



Przewód pokryty koszulą parową.
Dane przeciętne z 16 diagramów.
Rzeczywiste rozprężanie, 3, 4 krotnie!
Liczba obrotów w ciągu 1' 40,2.
Stan barometru 756,9 mm. rtęci.
Temperatura powietrza 10°

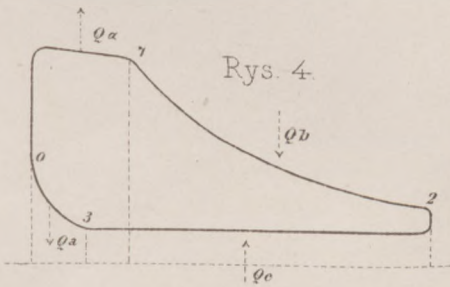
	Zauważone.	Obliczone.
Praca indykowana koni par	57,8	61,2
Różnica wody zasilającej, na 1 skok tłoka	kg. 0,0930	0,0934
" " " " 1 konia i godz. "	15,513	14,742
Skuteczność działania, odsetek	7,0	7,0

Rys. 5.



Liczby wypisane obok krzywych oznaczają odwrotną wielkość napełnienia cylindrów (t.j. teoretyczny stopień rozprężania; rzeczywisty stopień rozprężania) wynosił zamiast 4, 8, 16, odpowiednio 3,4, 5,8, 6,7).
Ciśnienie pary na początku skoku tłoka od 5,01 do 6,44 atmosfer; liczba obrotów na 1' od 39,3 do 42,2.
Do zorientowania się w krzywych może służyć poniższa tabliczka.

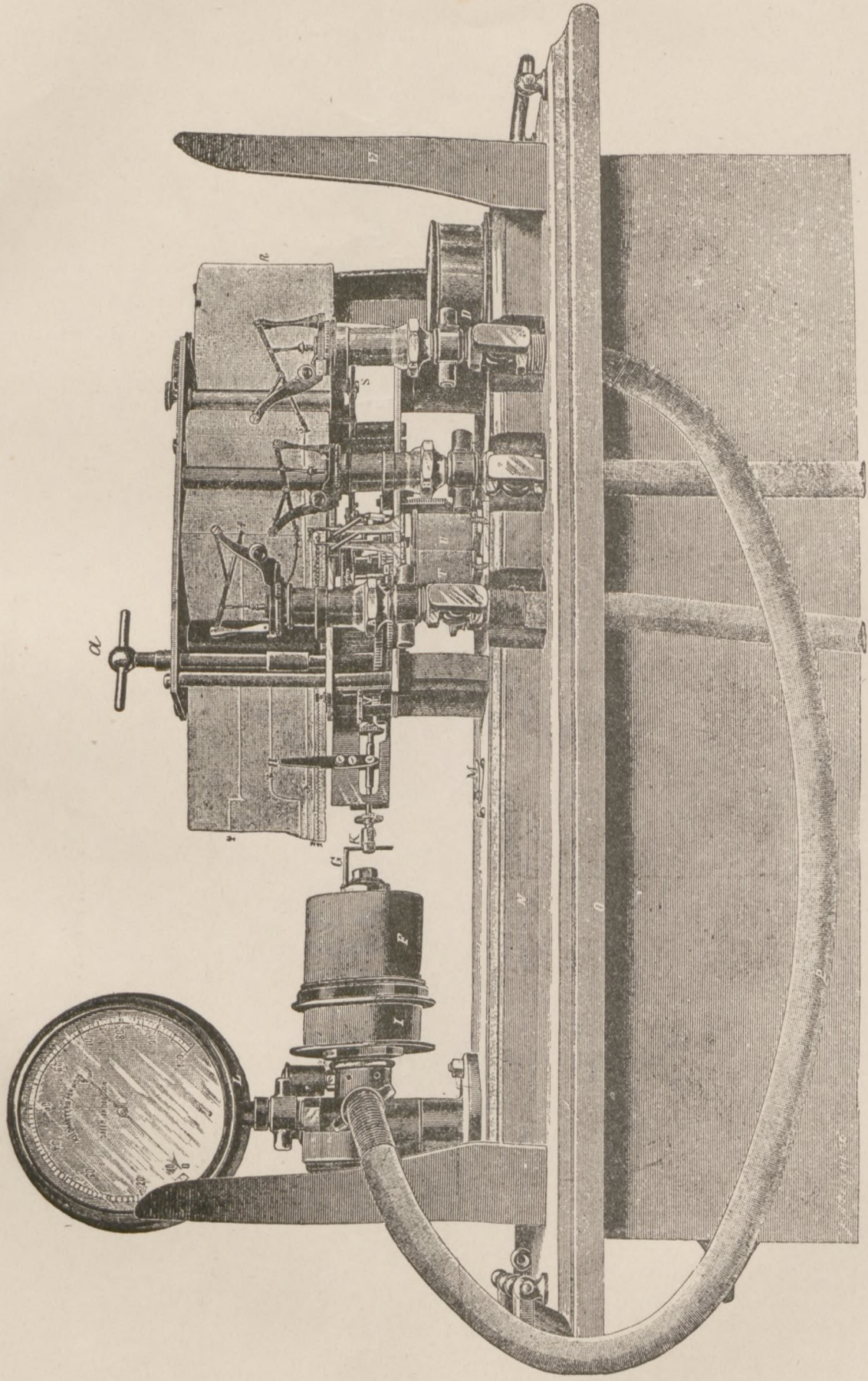
Dziwadzenia w listopadzie i grudniu 1886 r.	Różnica wody zasilającej, na 1 skok tłoka.			Ilość jednostek ciepła, pochłoniętych przez ścianę cylindra lub końcówki skoku tłoka, w odniesieniu do 1 kg. pary.			
	Stopień napełnienia cylindrów.	1/4	1/8	1/16	1/4	1/8	1/16
ze skropleniem.	z płaszczem parowym.	0,0930	0,0826 0,0798 0,0880	0,0748	199,44	226,10 237,20 237,20	226,10
	bez płaszcza parowego.	0,0984	0,0830 0,0862	0,0812	213,33	228,89 264,98	267,76
wylot wolny.	z płaszczem parowym.	0,0971	0,0703 0,0599 0,0726	0,0599	155,00	130,55 184,44	110,56 184,44
	bez płaszcza parowego.	0,0998	0,0853 0,0717	0,0717	172,22	149,43	183,38



Uwaga Na rys. 5 rozmaite ilości ciepła przedstawione są jako prostokąty o powierzchni proporcjonalnej do równoważnych ilości pracy mechanicznej. (przyjmując za podstawę prostokątów, objętość, opisywaną przez tłok). Odsetek pary skroplonej przy wejściu do cylindra (przyjęto) 33%.

Ciepło otrzymane od płaszcza parowego.
Ciepło powstałe wskutek skroplenia pary, wstępującej do cylindra.
Ciepło zawarte w parze, napełniającej przestrzeń szkoldlwa.
Ciepło zawarte w parze o pełnym ciśnieniu.

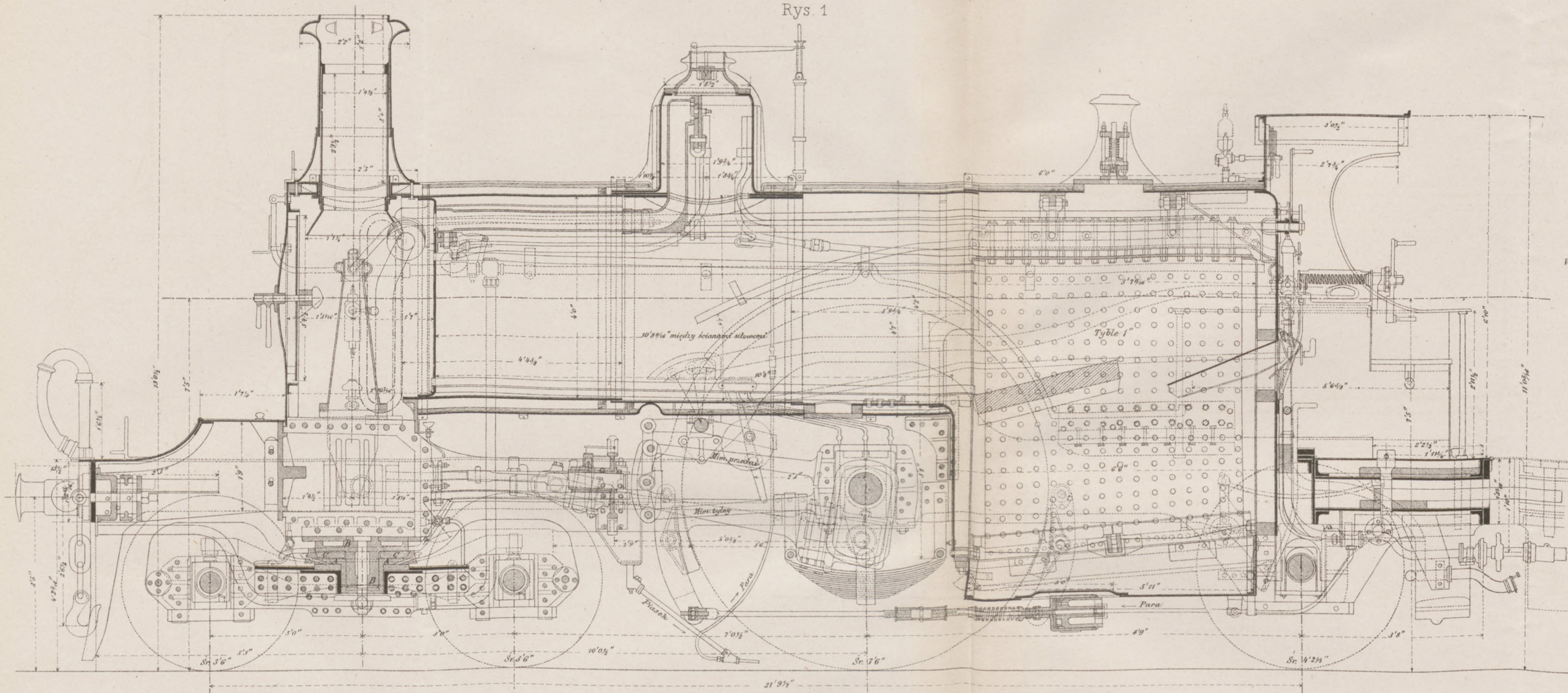
Indykator samodiałający, mierzący prędkość i czas jazdy, oraz ciśnienie w przyrządach hamulcowych, pomysłu inż. Alb. Kapteyn'a.



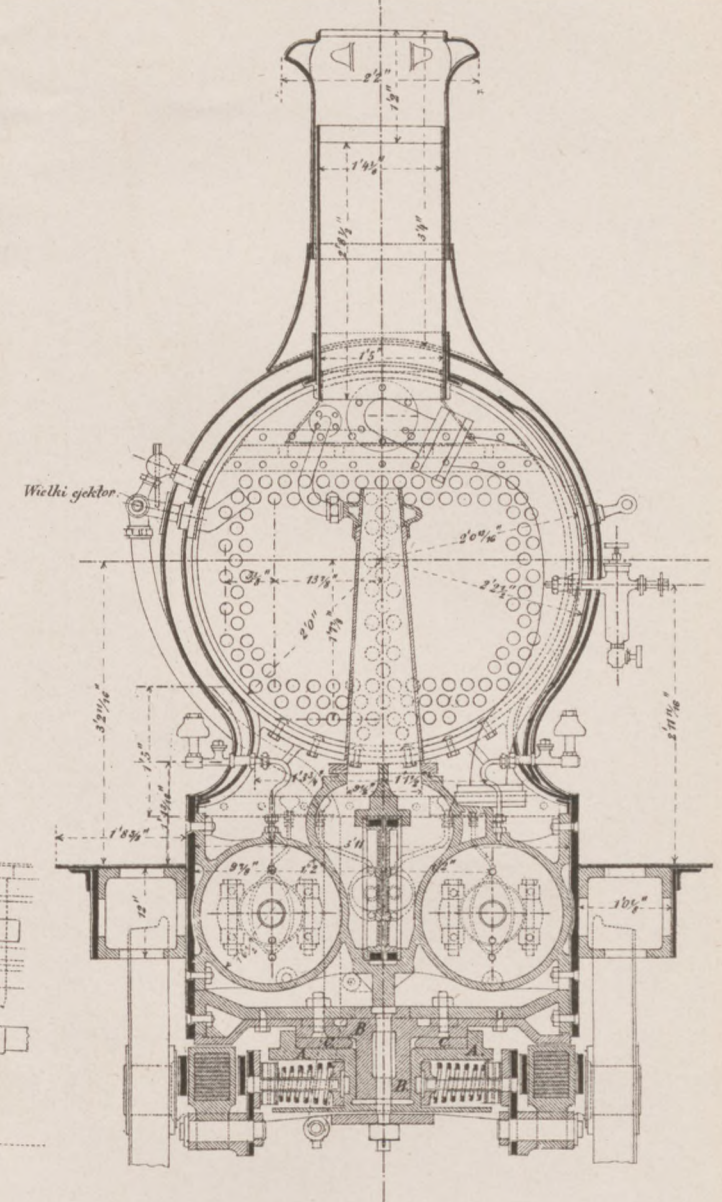
Do art. inż. L. Wojny: PAROWOZY na WYSTAWIE PARYZKIEJ 1889 r.

Parowóz pośpieszny № 1853, d z angielskiej Midland

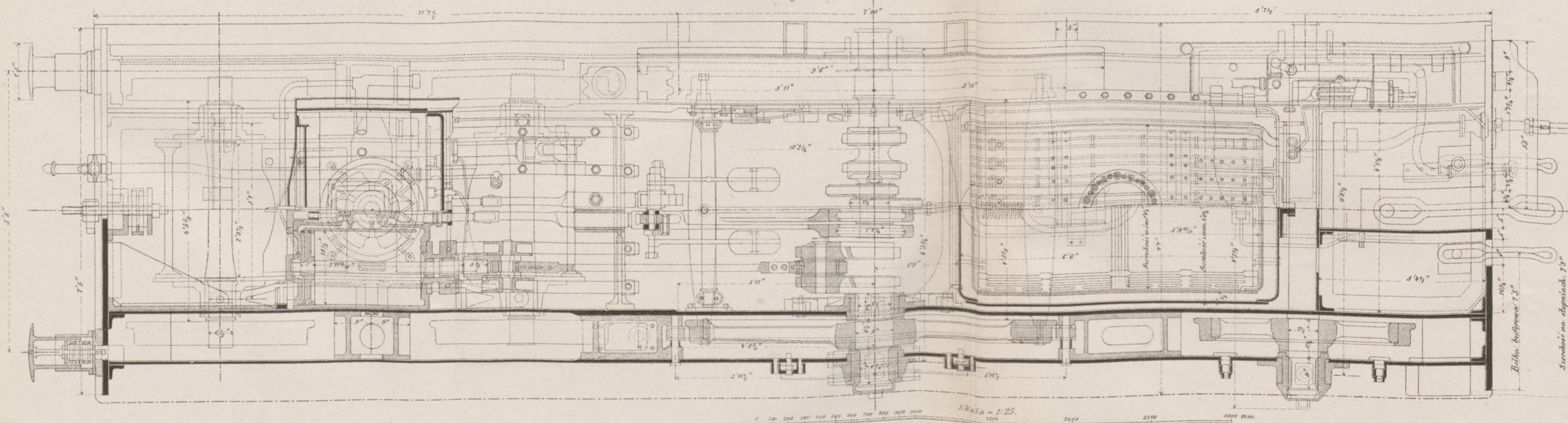
Rys. 1



Rys. 2

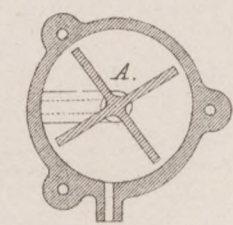


Rys. 3

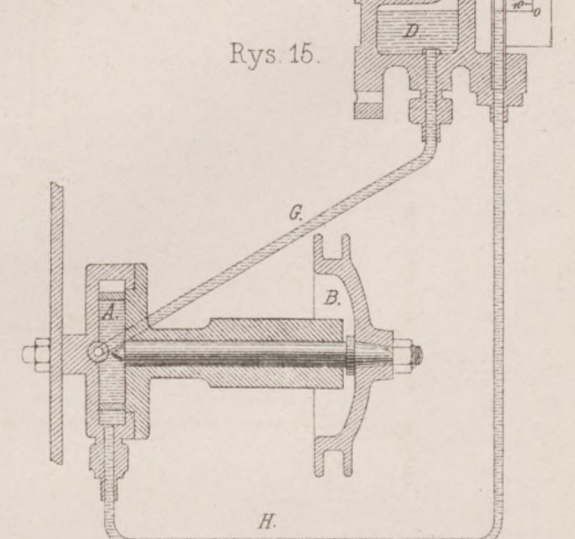


Prędkościomierz Stroudeleya

Rys. 16.

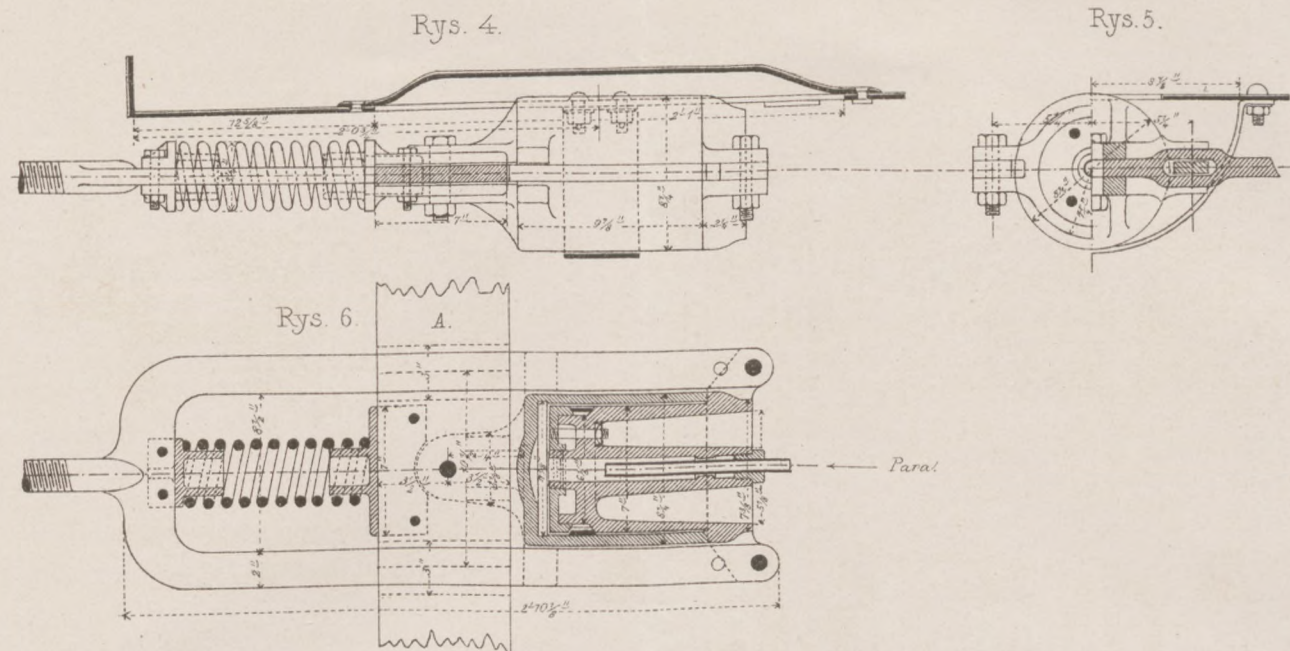


Rys. 15.

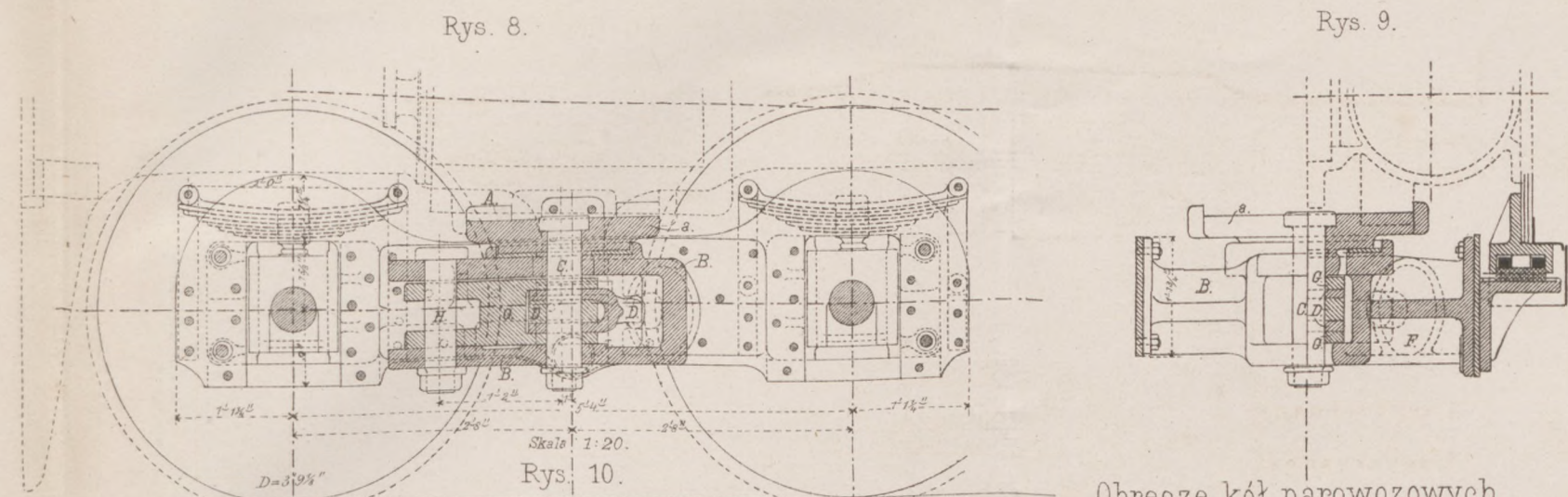


Do art. inż. L. Wojny: PAROWOZY na WYSTAWIE PARYZKIEJ 1889 r.

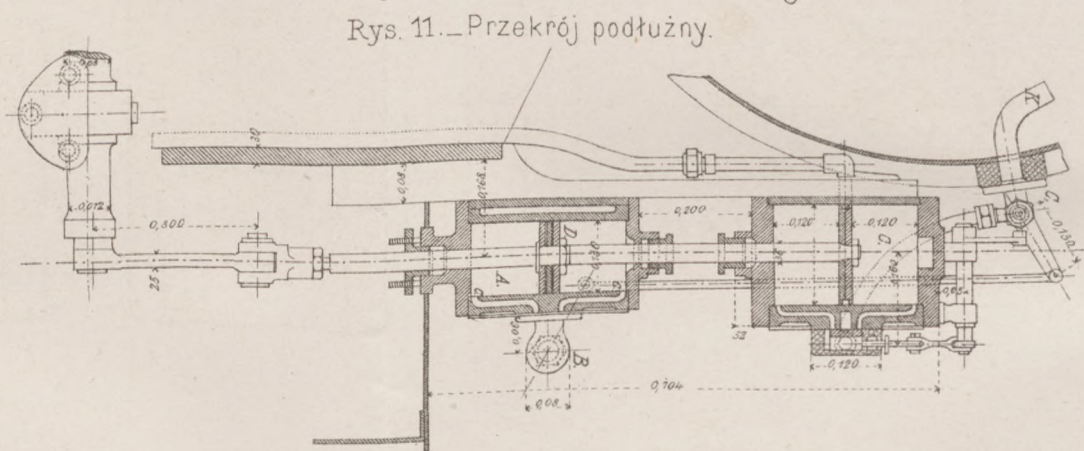
Hamulec parowy



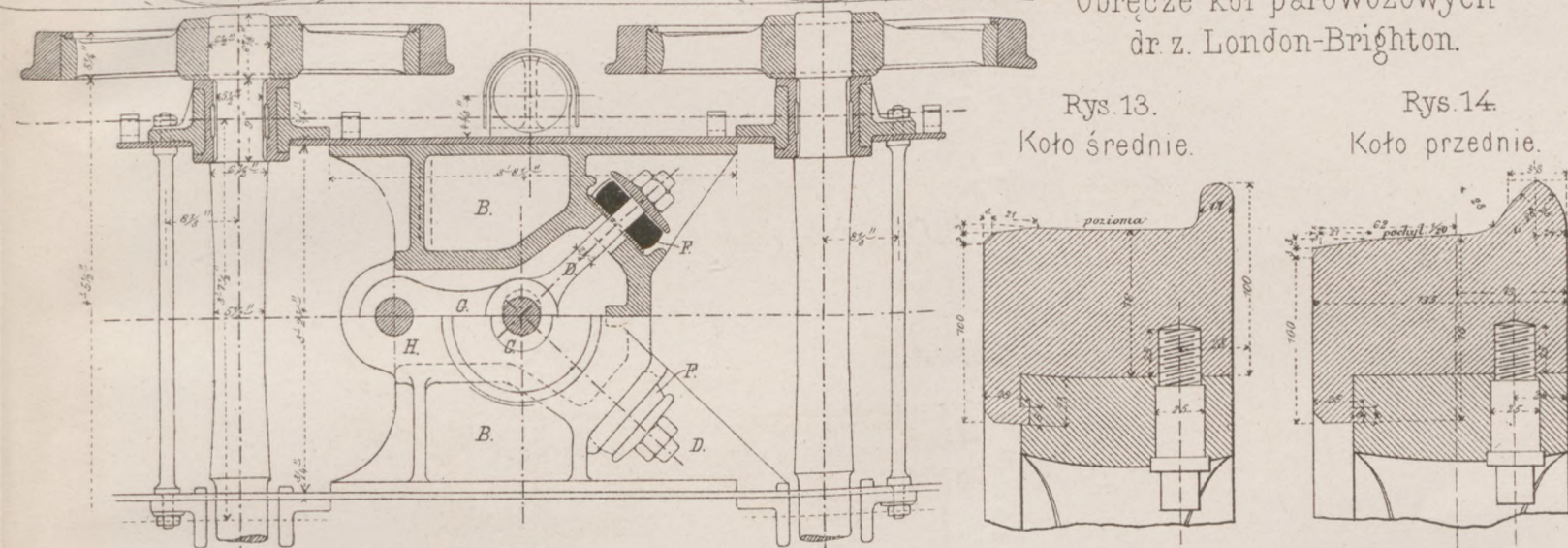
Wózek zwrotny.



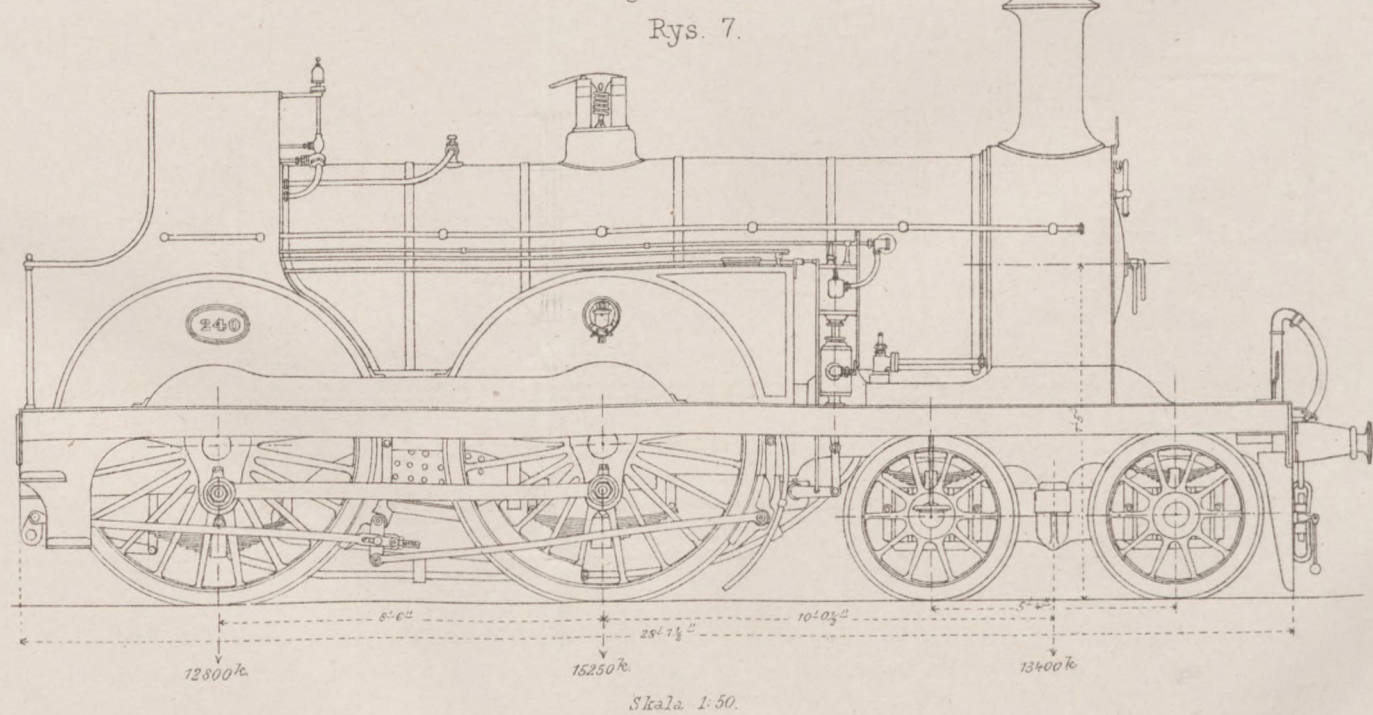
Kierownik parowy, systemu J. Stirling'a.



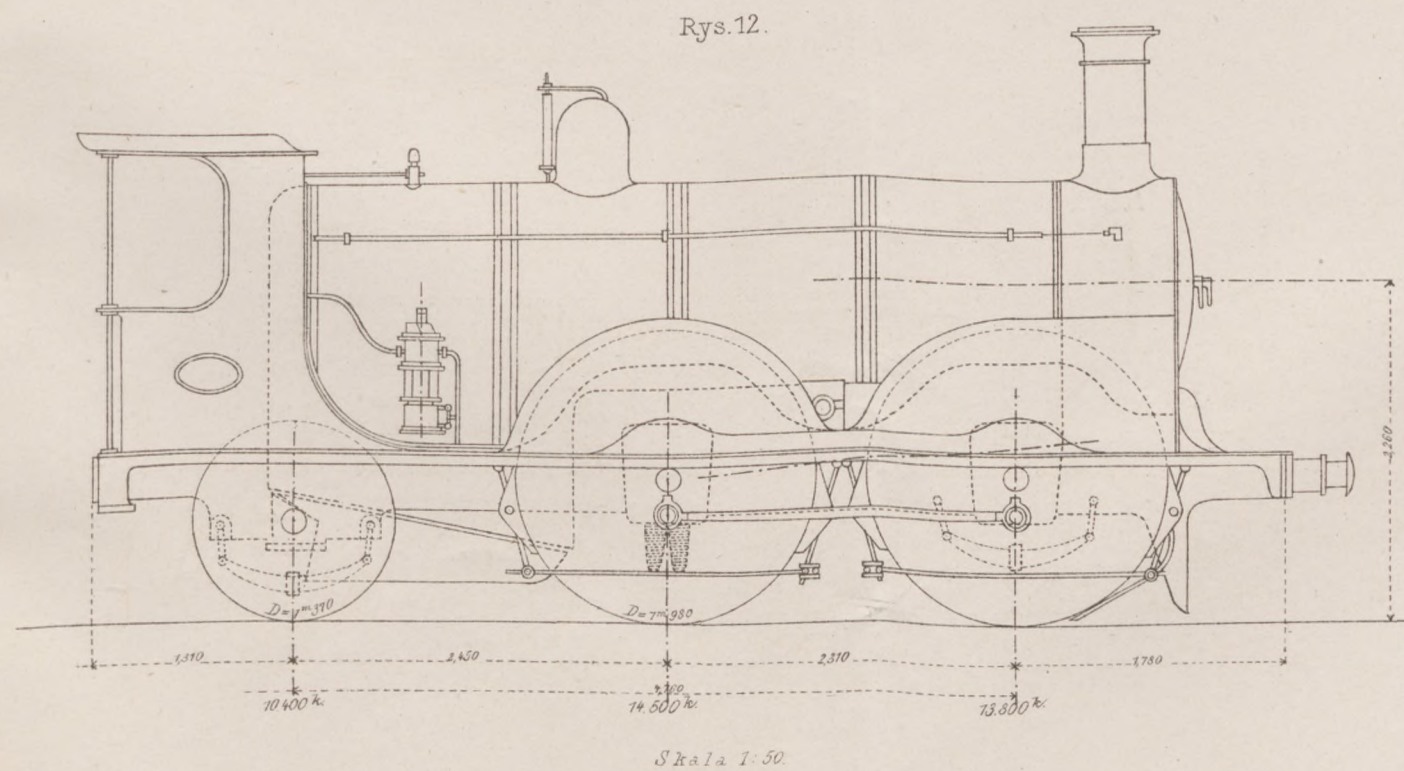
Obręcze kół parowozowych dr z. London-Brighton.



Parowóz dr z angielskiej South-Eastern.

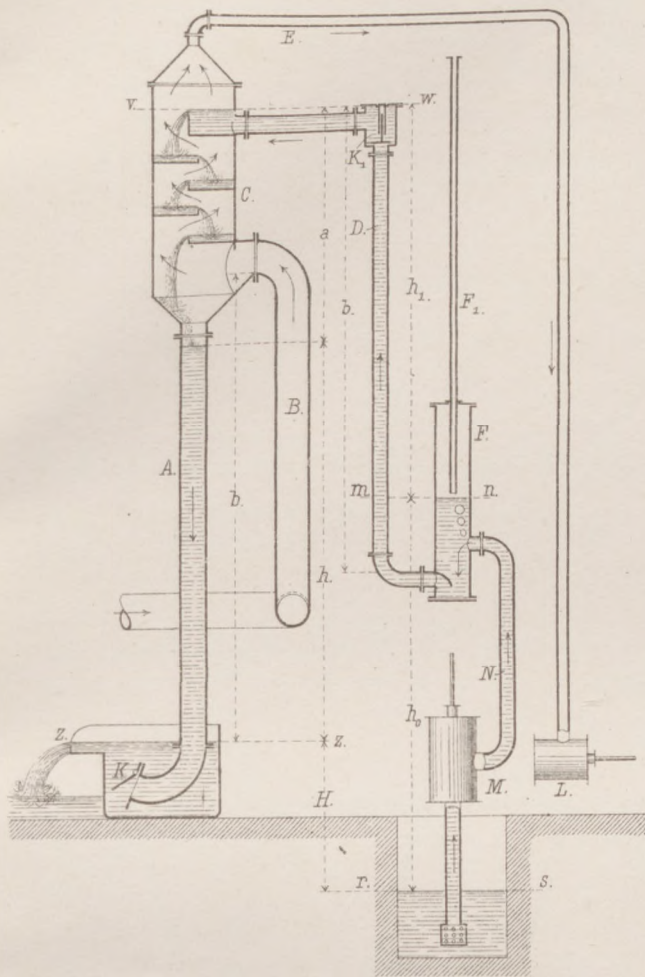


Parowóz dr z. London-Brighton.

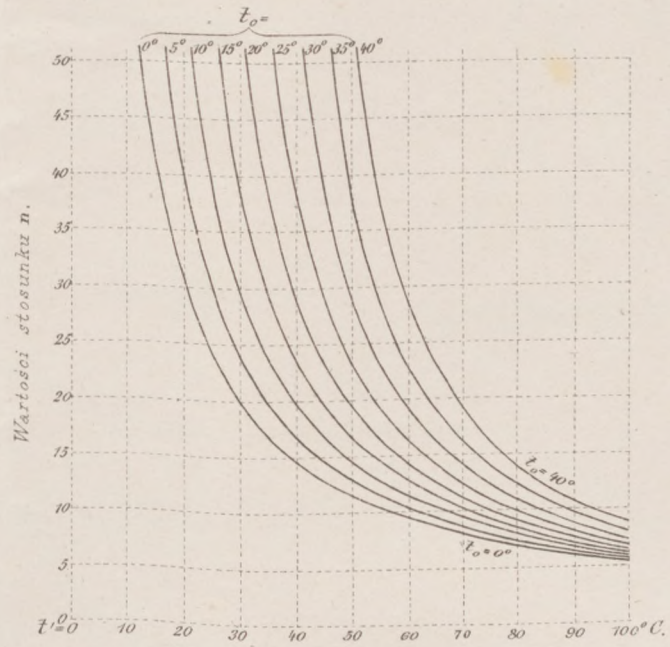


Do art.inż. St.Lisieckiego: „O SKRAPLANIU“

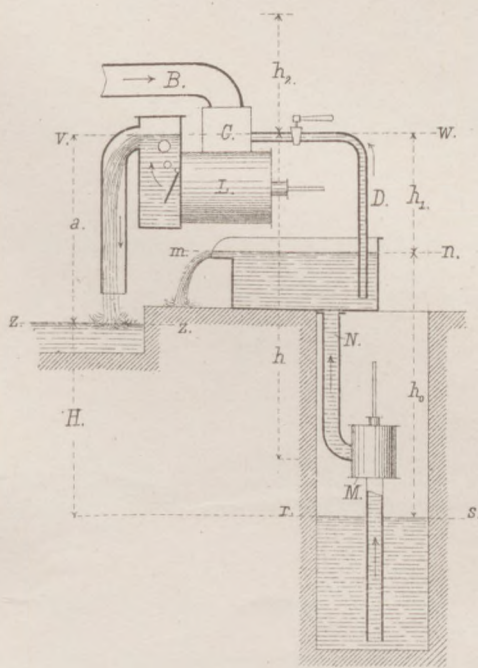
Rys 1.



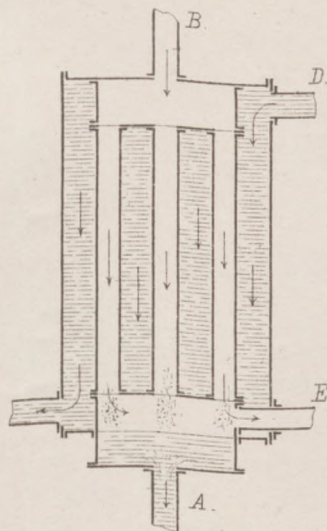
Rys. 2.



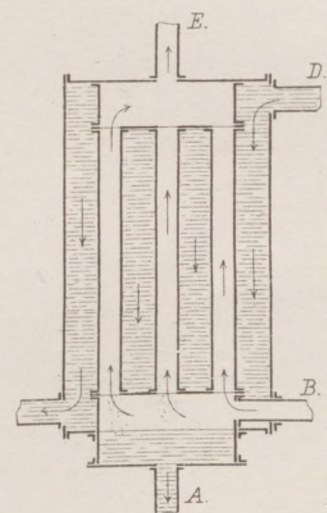
Rys 3.



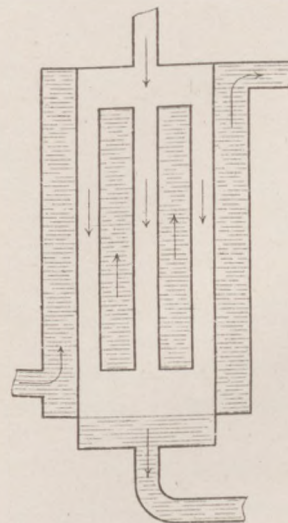
Rys. 4.



Rys. 5.

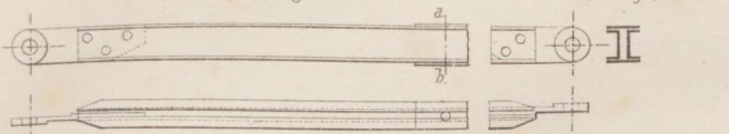


Rys. 6.



Do art.inż. Stef. Zielińskiego p.n. „O MOSTACH PRZENOŚNYCH, EKONOMICZNYCH, ze STALI.”

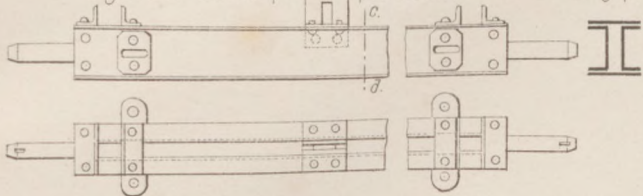
Rys. 24.



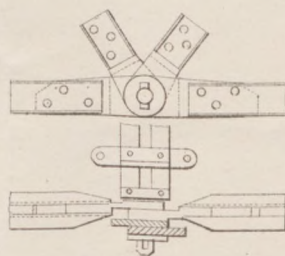
Rys. 25. Belka po-

przezna

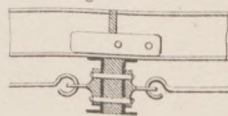
Przekrój po c. d.



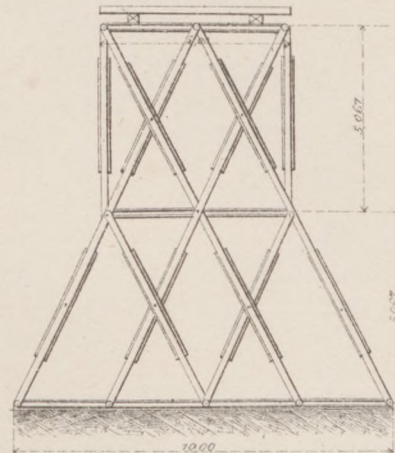
Rys. 27. Złączenie.



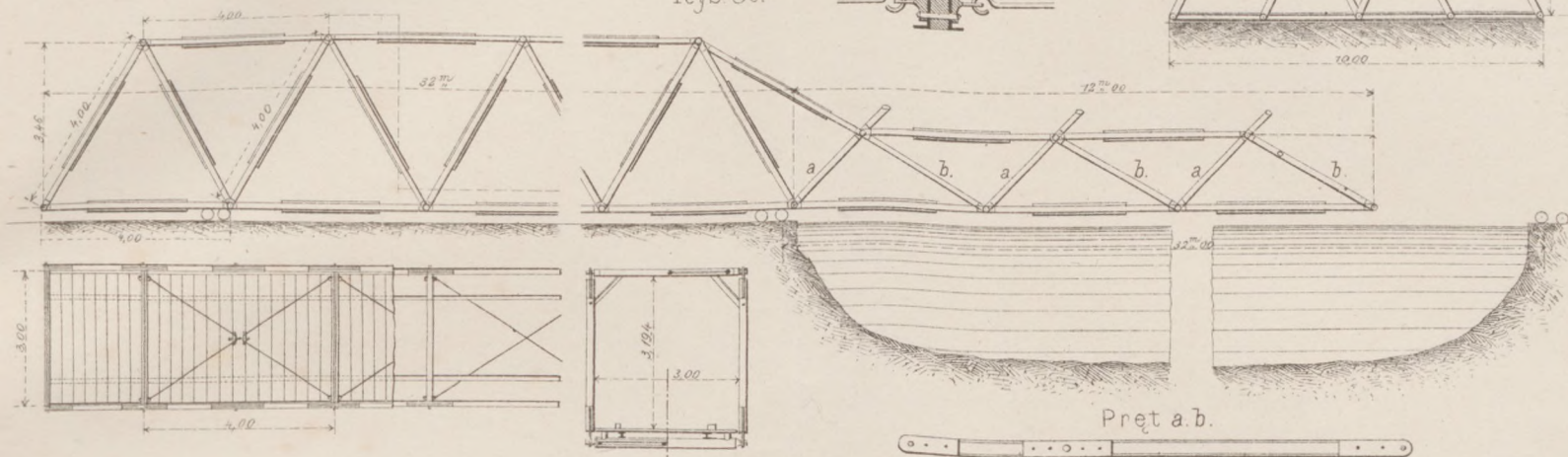
Rys. 28.



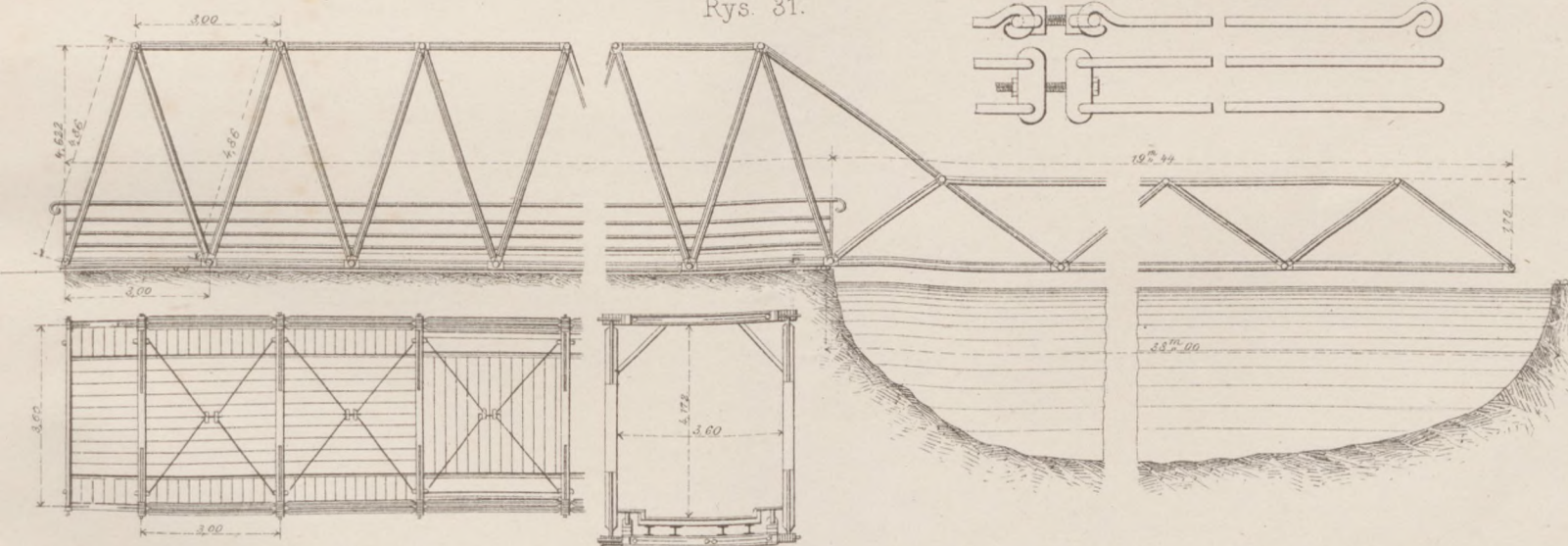
Rys. 33.



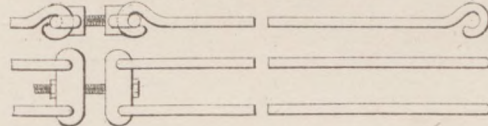
Rys. 30.



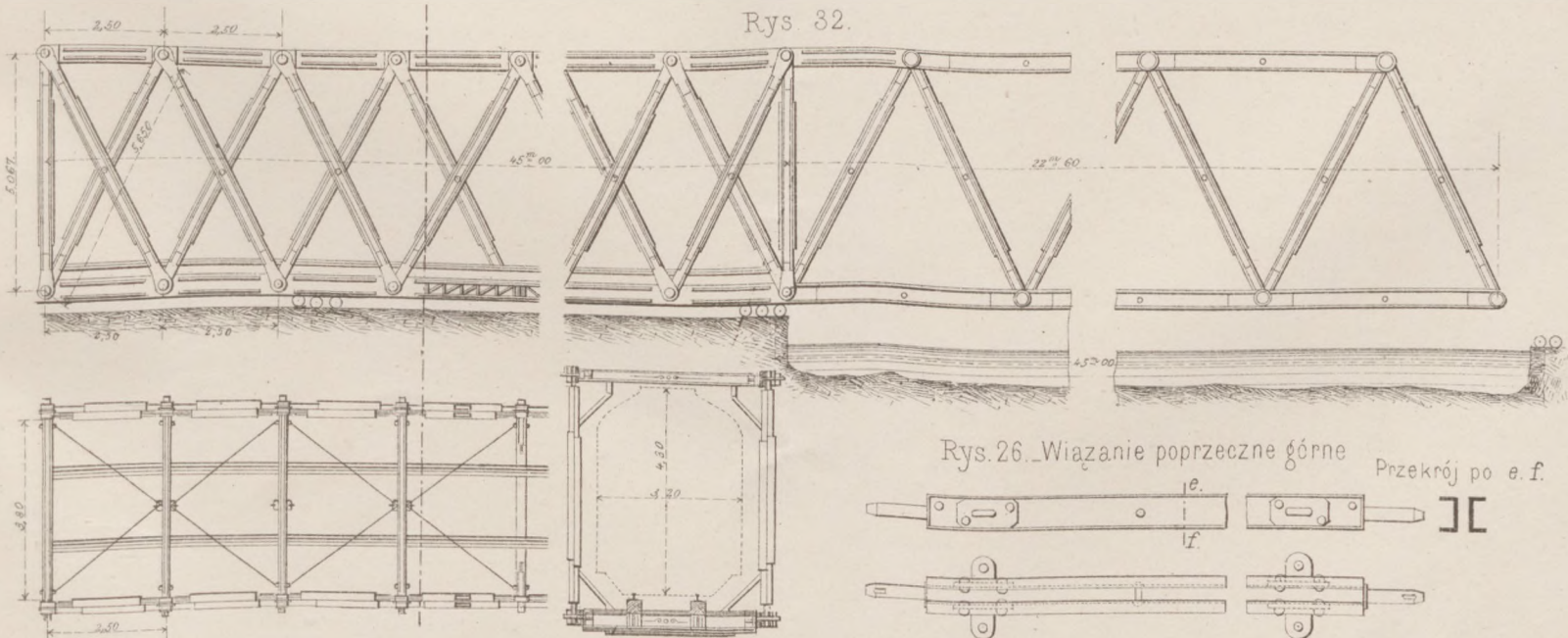
Rys. 31.



Rys. 29. Wiatrownice.

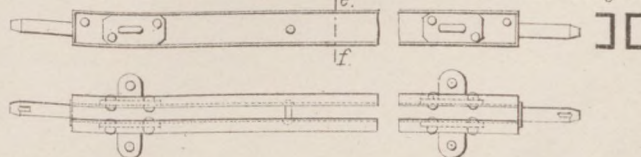


Rys. 32.



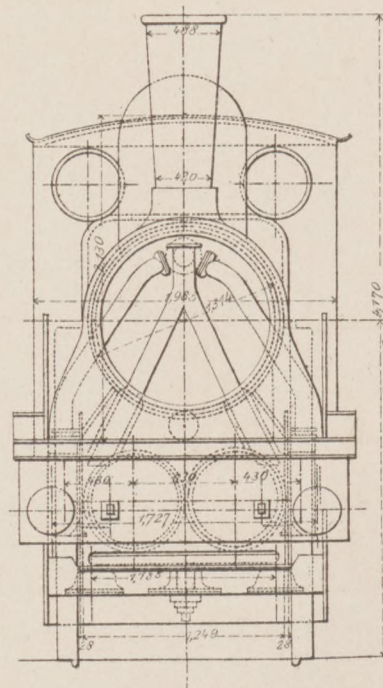
Rys. 26. Wiązanie poprzeczne górne

Przekrój po e. f.



Do art. inż. L. Wojny: PAROWOZY na WYSTAWIE PARYZKIEJ 1889 r.

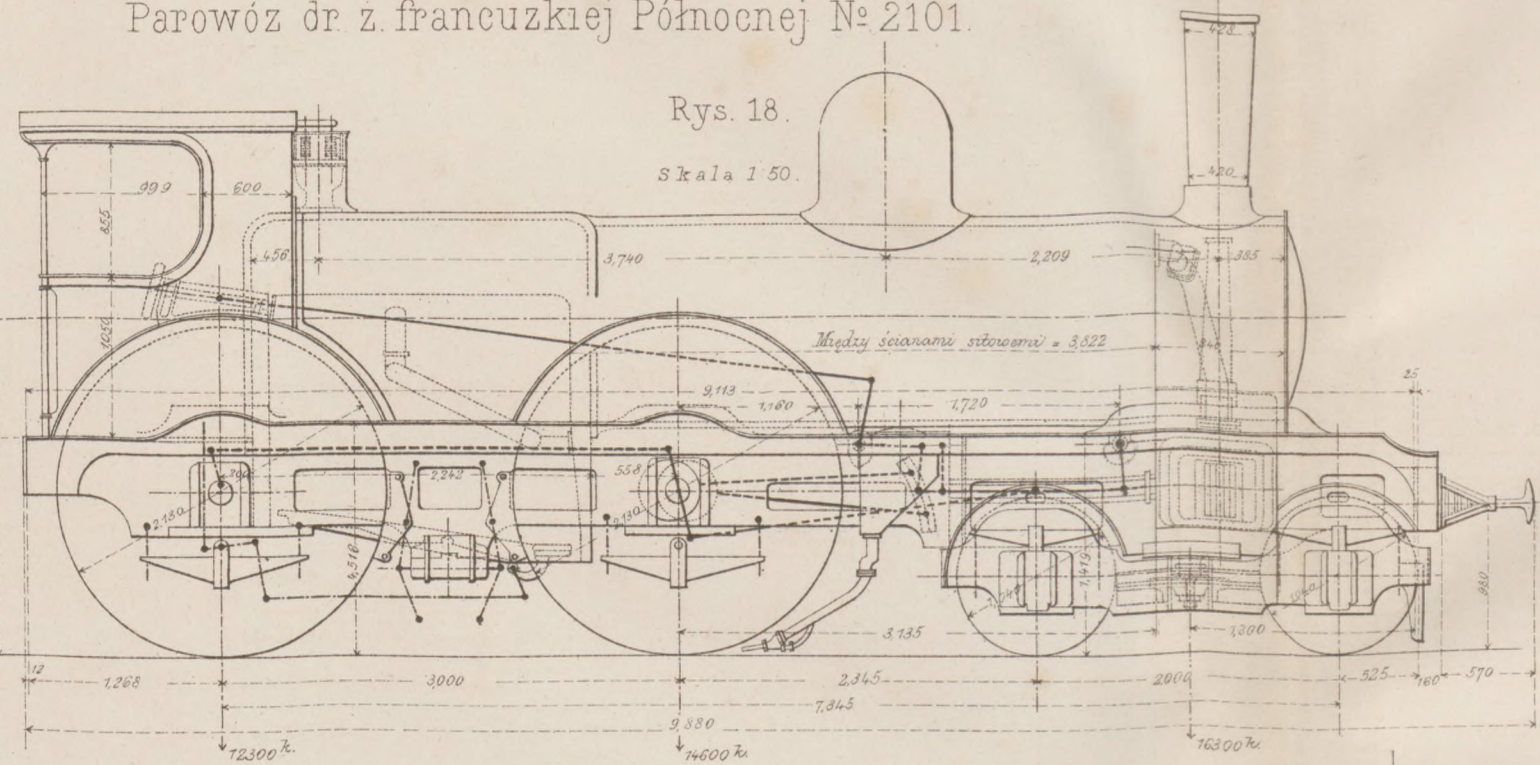
Rys. 17.



Parowóz dr. z francuzkiej Północnej № 2101.

Rys. 18.

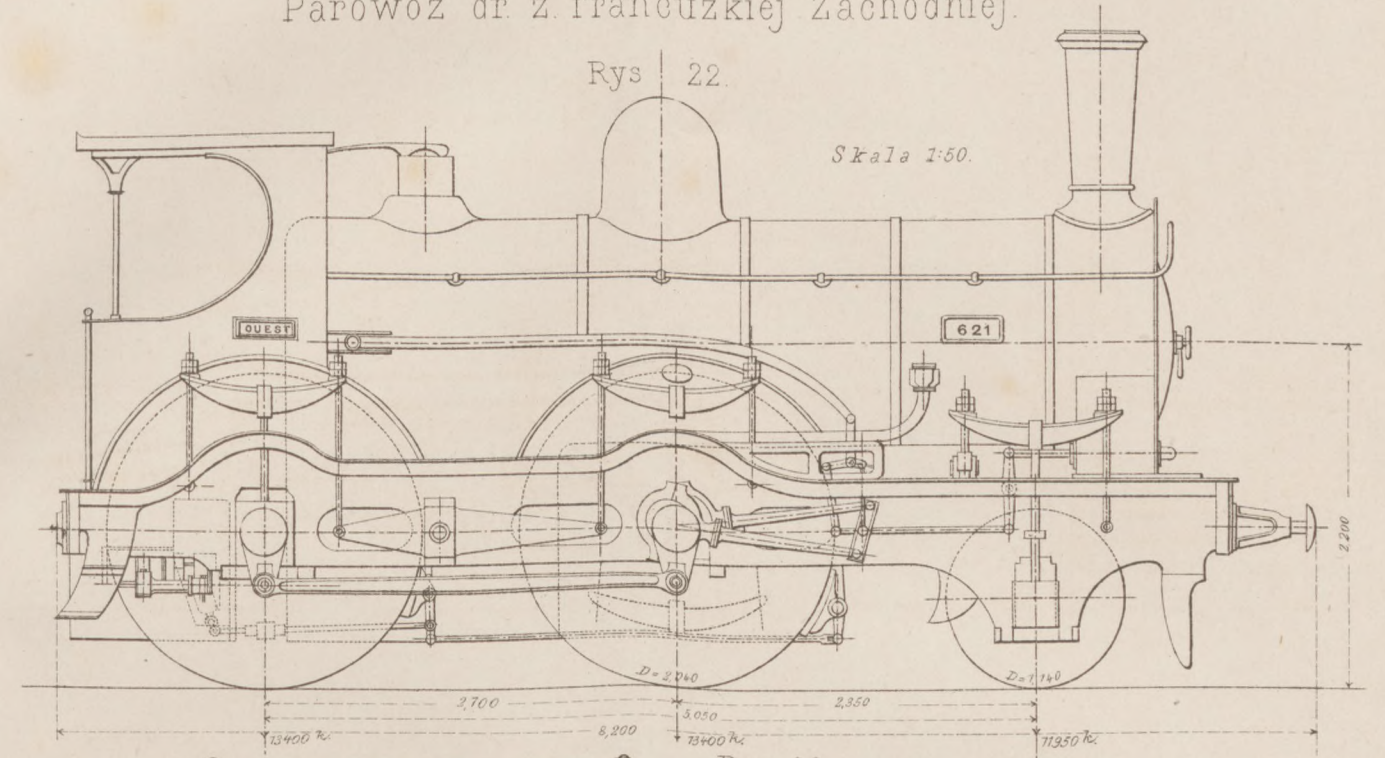
Skala 1:50.



Parowóz dr. z francuzkiej Zachodniej.

Rys. 22.

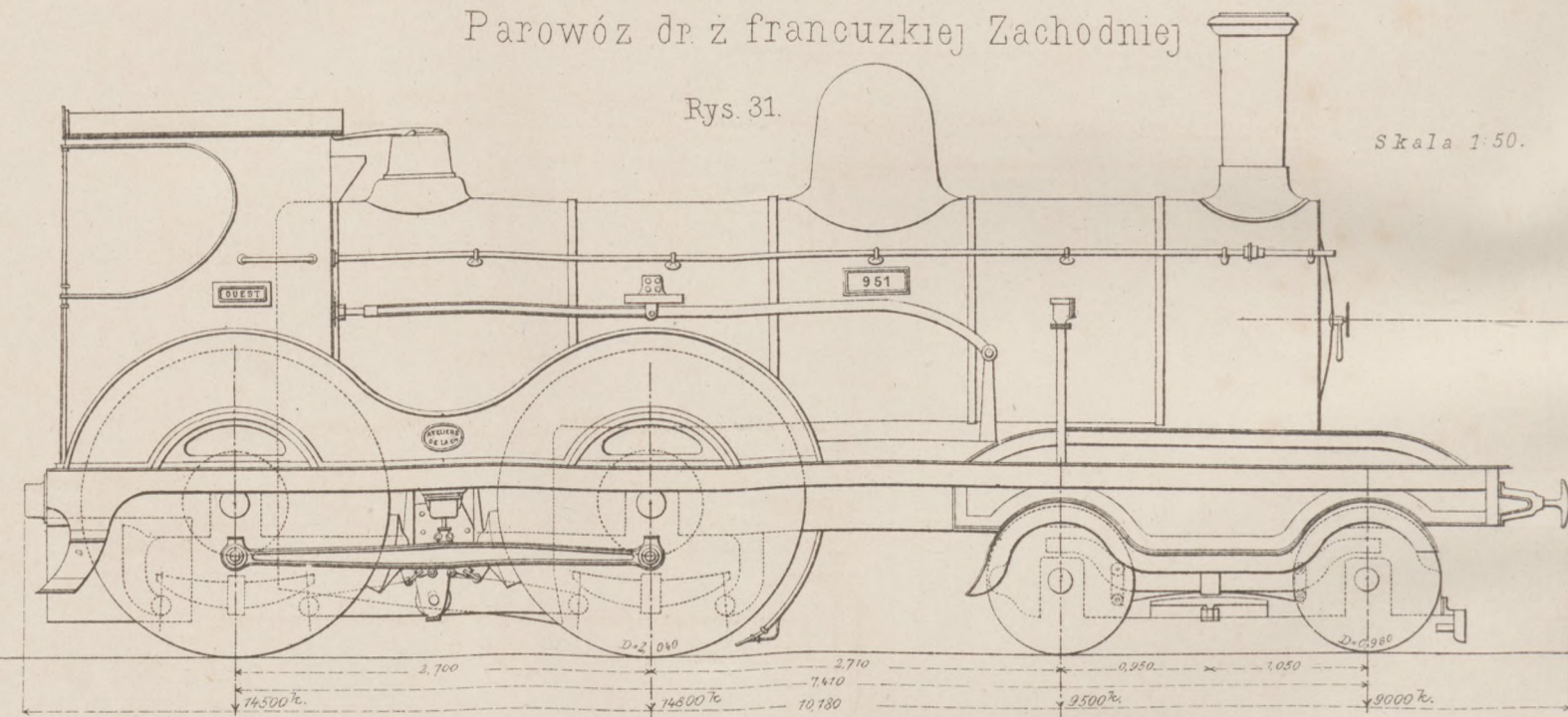
Skala 1:50.



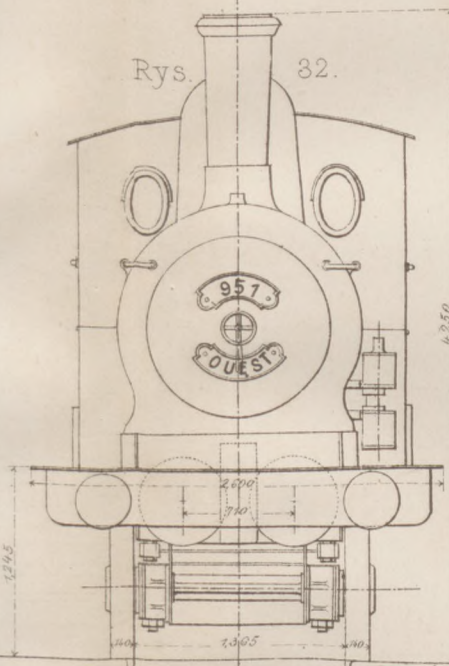
Parowóz dr. z francuzkiej Zachodniej

Rys. 31.

Skala 1:50.



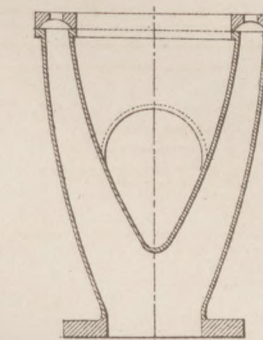
Rys. 32.



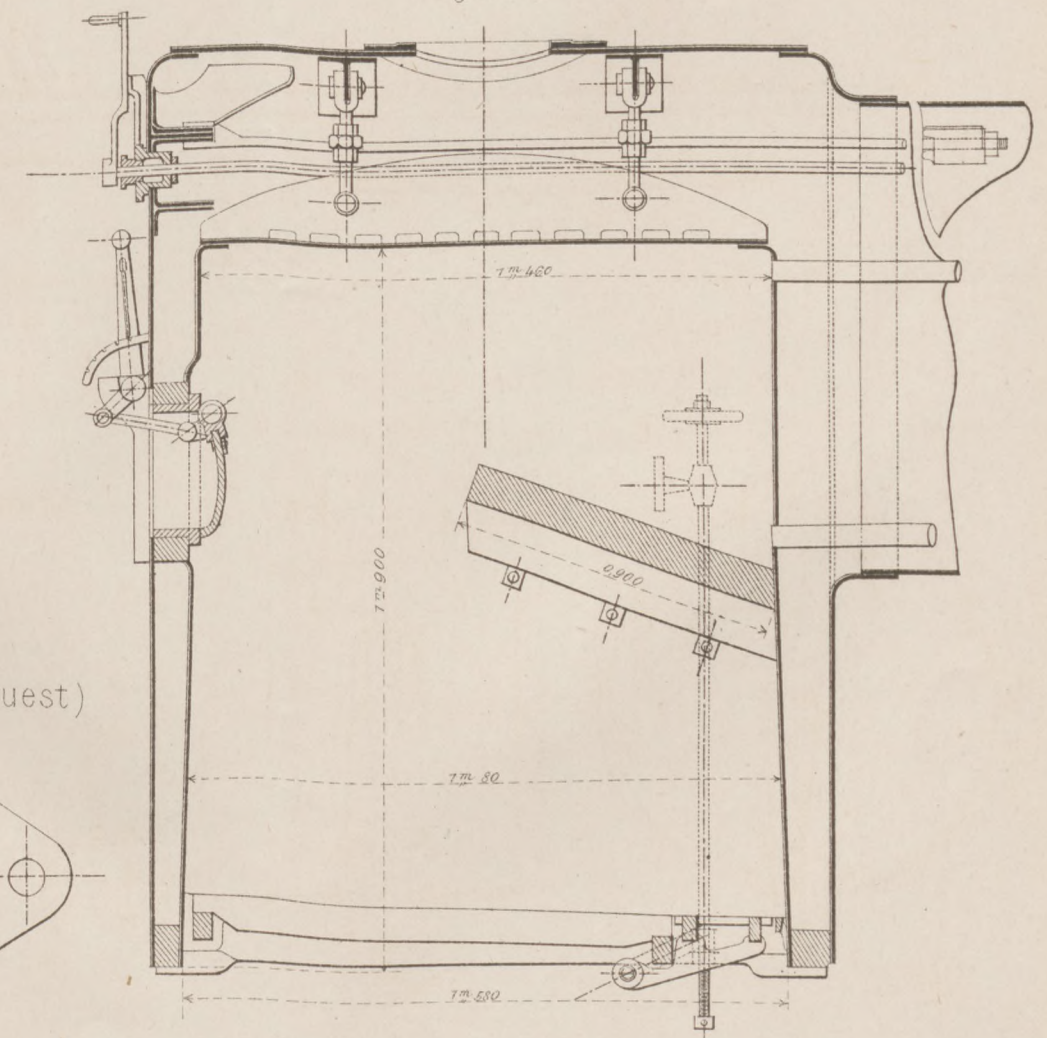
Rura wylotowa pary

Skala 1:10

Rys. 29



Rys. 24.

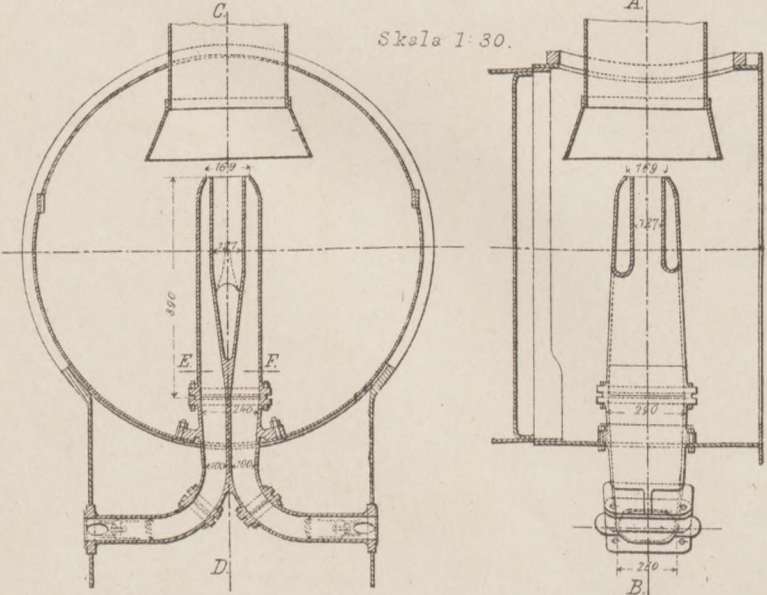


Rura wylotowa systemu Adams'a, (Vortex).

Rys. 19. Przekięcie po A.B.

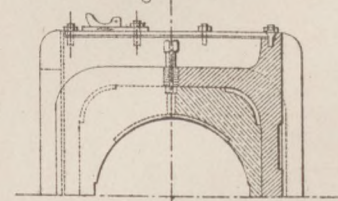
Rys. 20. Przekięcie po C.D.

Skala 1:30.



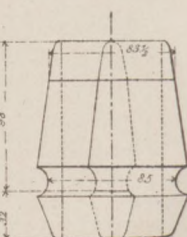
Oliwiarka maźniczna bez knota - skala 1:10.

Rys. 27.

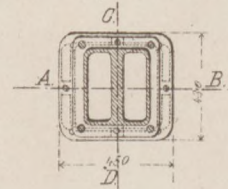


Rys. 26. Pakunek

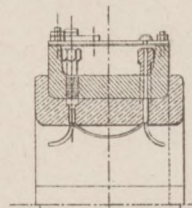
Skala 1:10.



Rys. 21. Przekięcie po E.F.

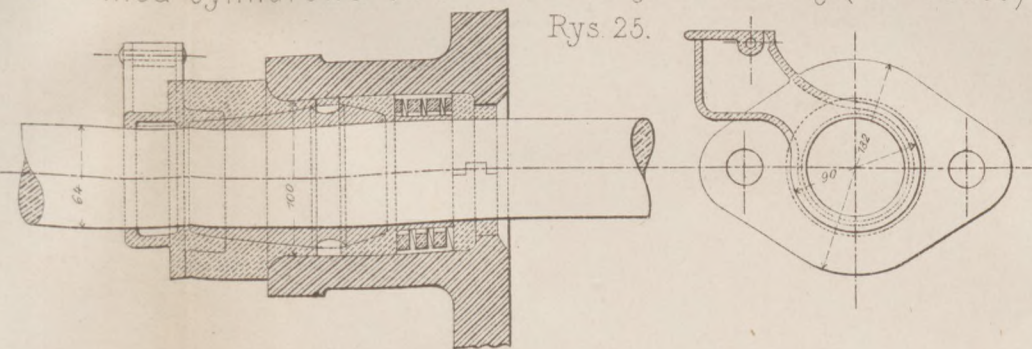


Rys. 28. Przekięcie oliwiarki.



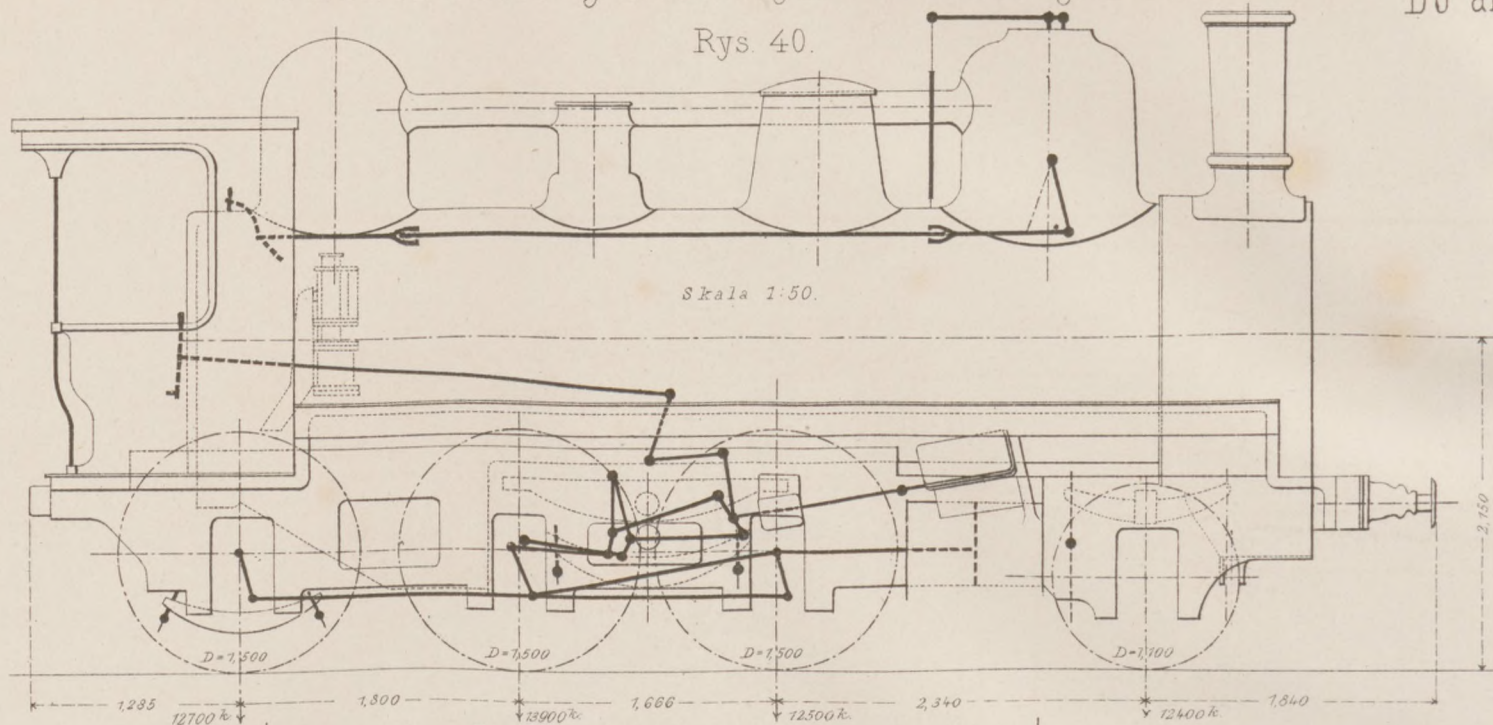
Dławnica cylindrowa dr. z francuzkiej Zachodniej (de l'Ouest)

Rys. 25.



Parowóz osobowy dr. z Paryzko-Orleańskiej N° 1825.

Rys. 40.

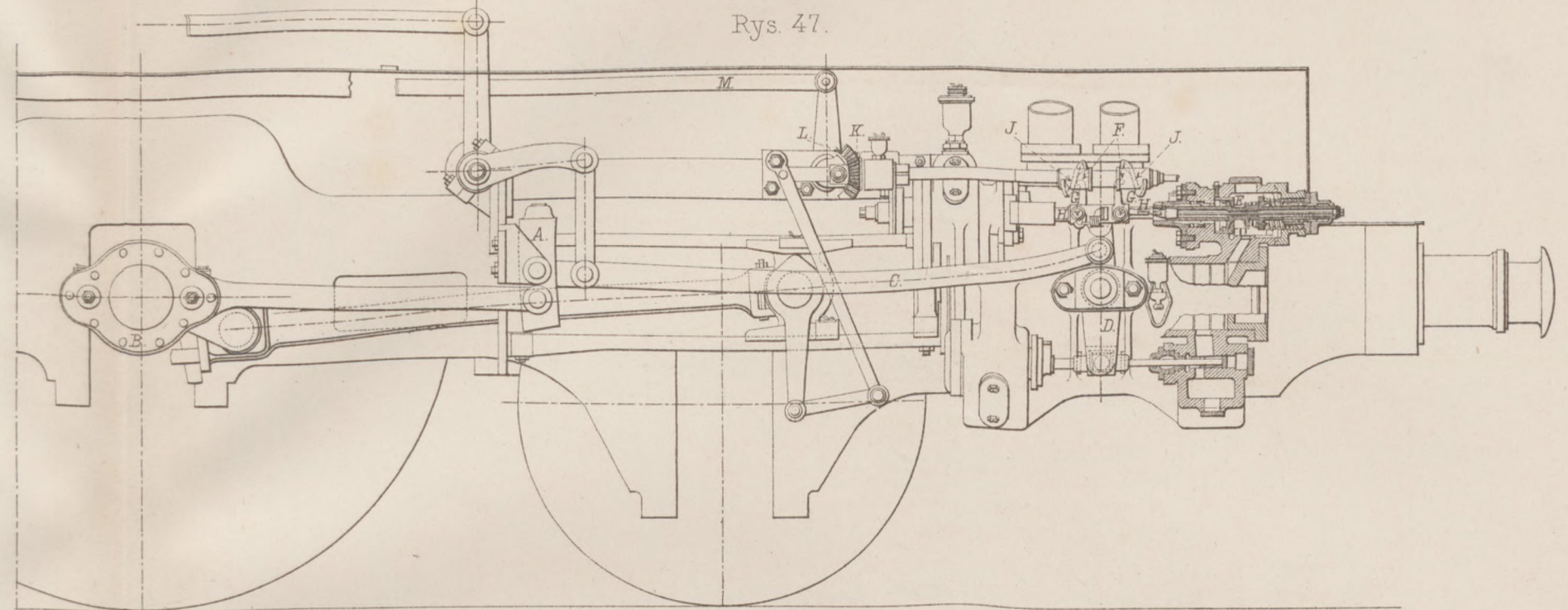


Skala 1:50.

Do art. inż. L. Wojny: PAROWOZY na WYSTAWIE PARYZKIEJ 1889 r.

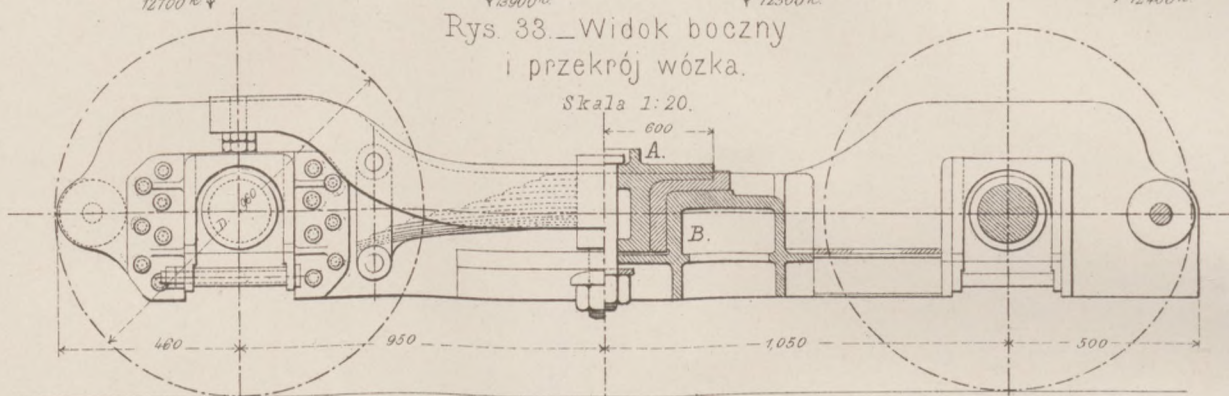
Rozdział pary systemu Bonnefond przy parowozie N° 2601 dr. z francuzkich rządowych. Skala 1:20.

Rys. 47.



Rys. 33. Widok boczny i przekrój wózka.

Skala 1:20.



Rys. 34. Widok i przecięcie poziome wózka.

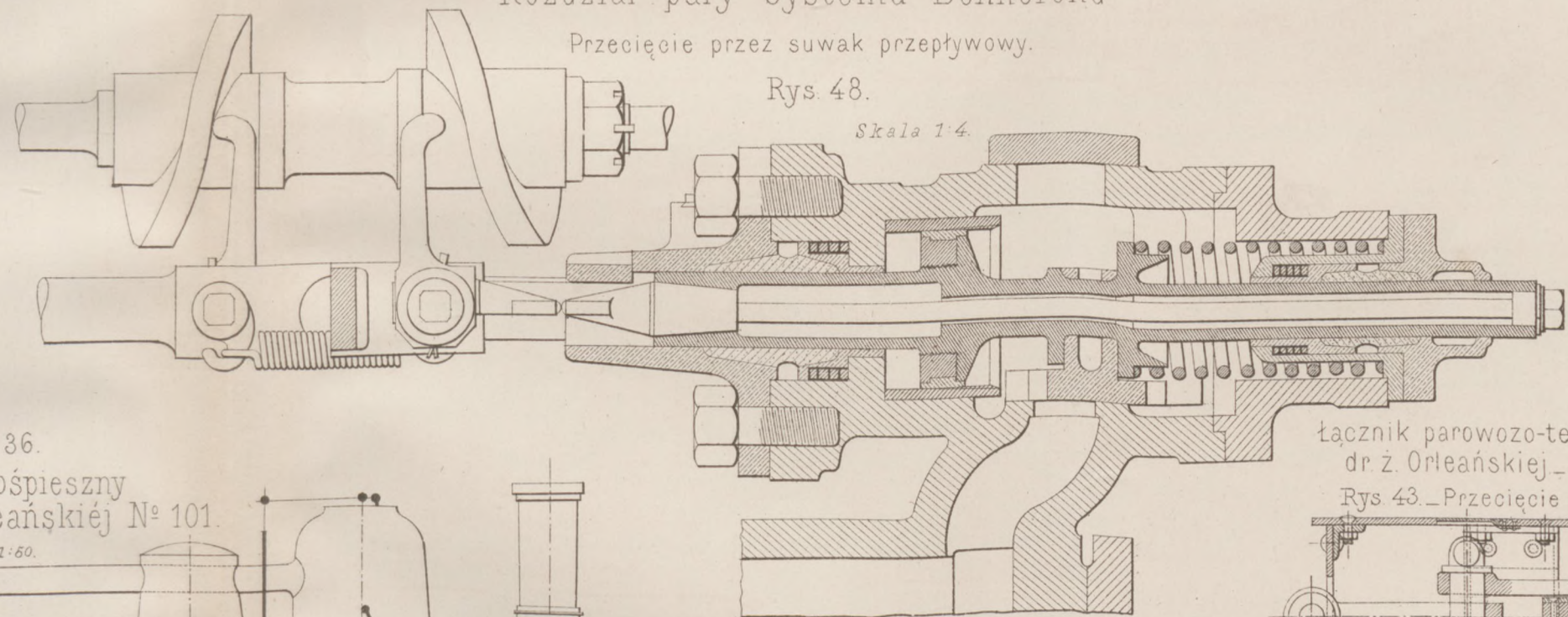


Rozdział pary systemu Bonnefond

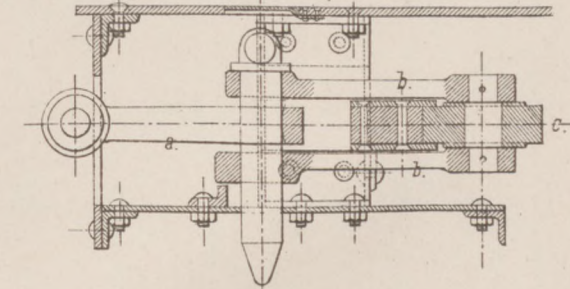
Przecięcie przez suwak przepływowy.

Rys. 48.

Skala 1:4.

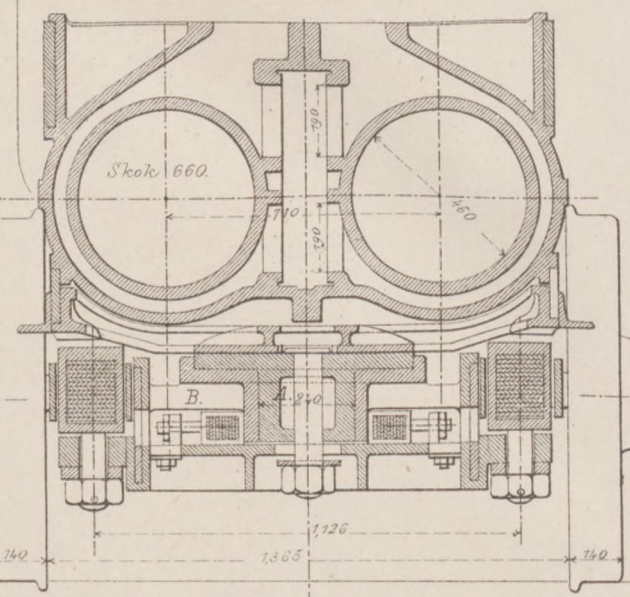


Łącznik parowozu-tendrowy dr. z Orleańskiej - 1/2 n.w.
Rys. 43. - Przecięcie po A.B.



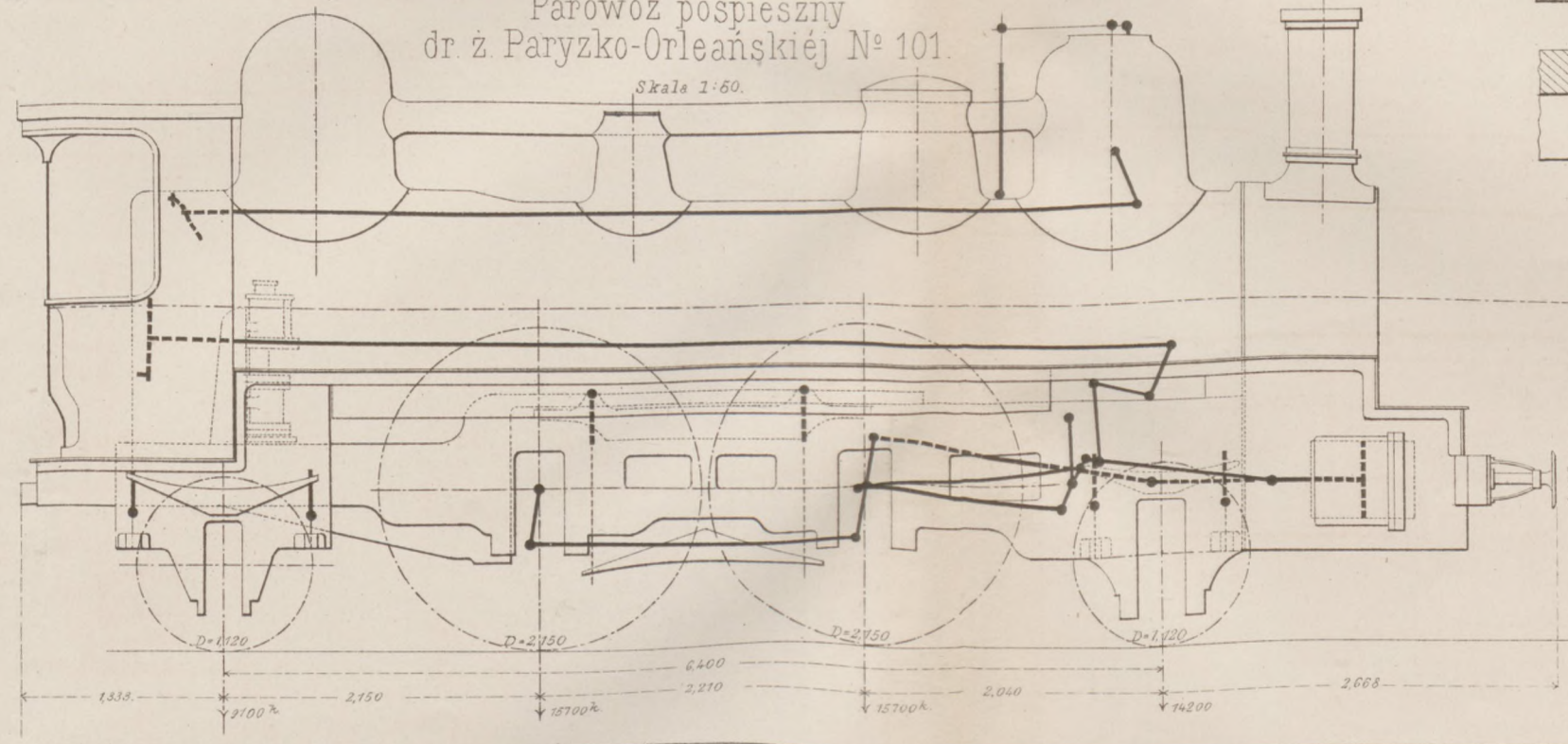
Rys. 35.

Przecięcie poprzeczne przez oś wózka.



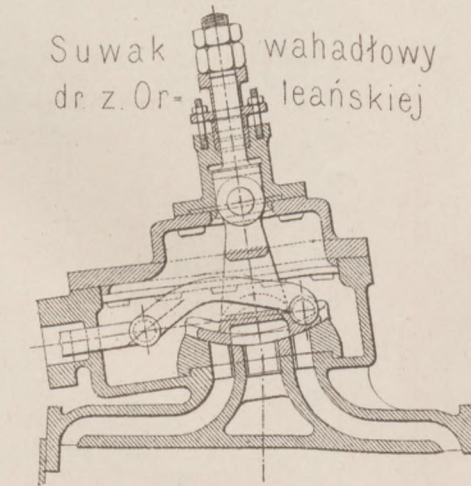
Rys. 36. Parowóz pociągowy dr. z Paryzko-Orleańskiej N° 101.

Skala 1:60.

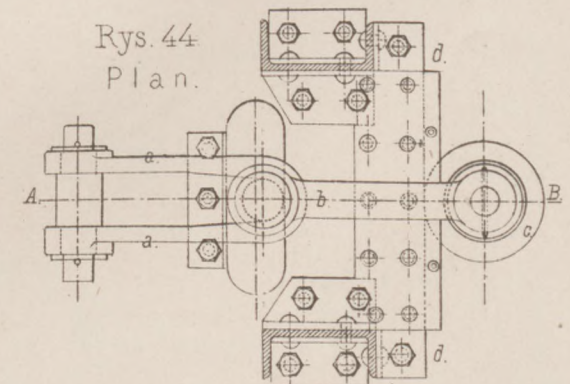


Rys. 41.

Suwak wahadłowy dr. z Orleańskiej



Rys. 44. Plan.

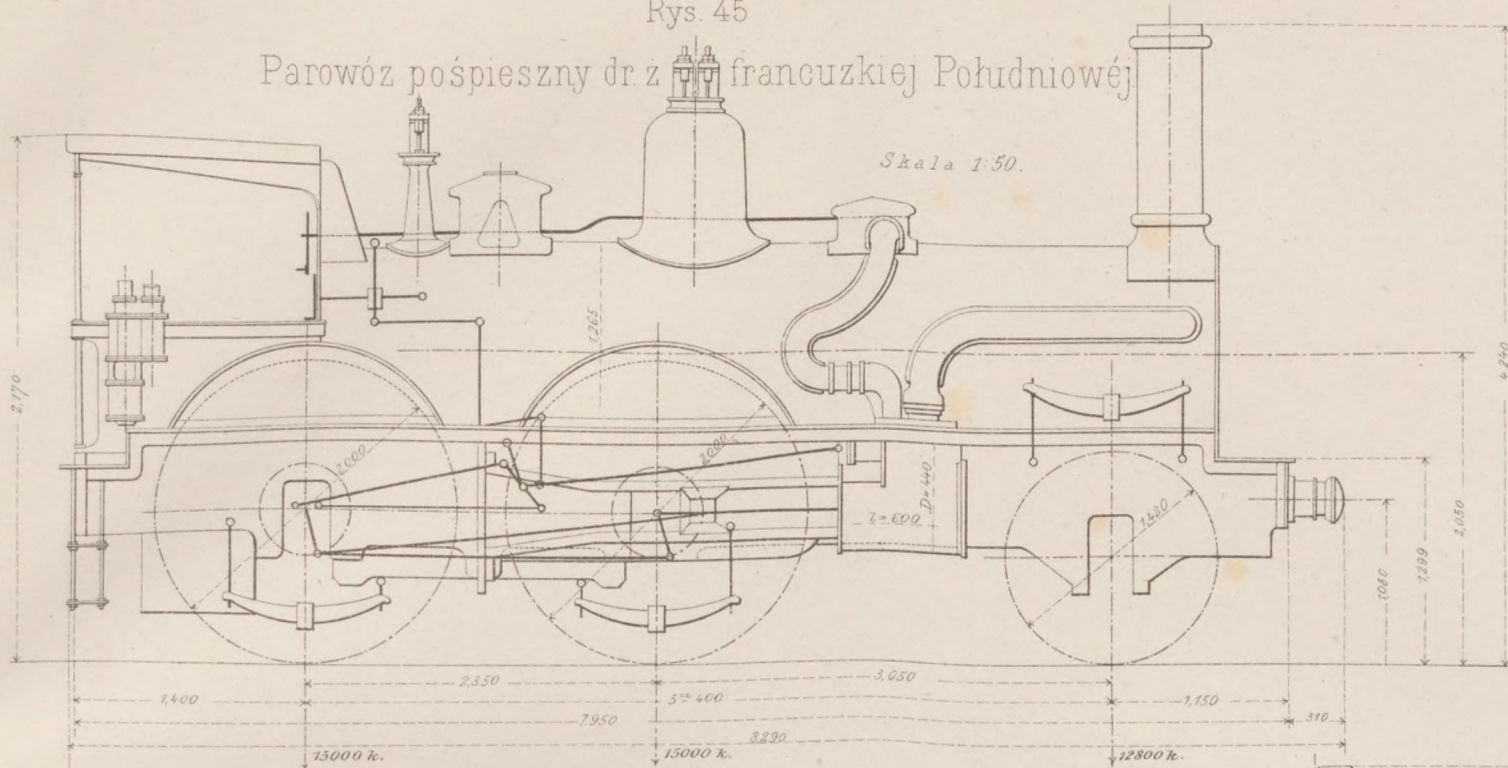


Wózek zwrotny dr. z francuzkiej Zachodniej

Do art. inż. L. Wojny: PAROWOZY na WYSTAWIE PARYZKIEJ 1889 r

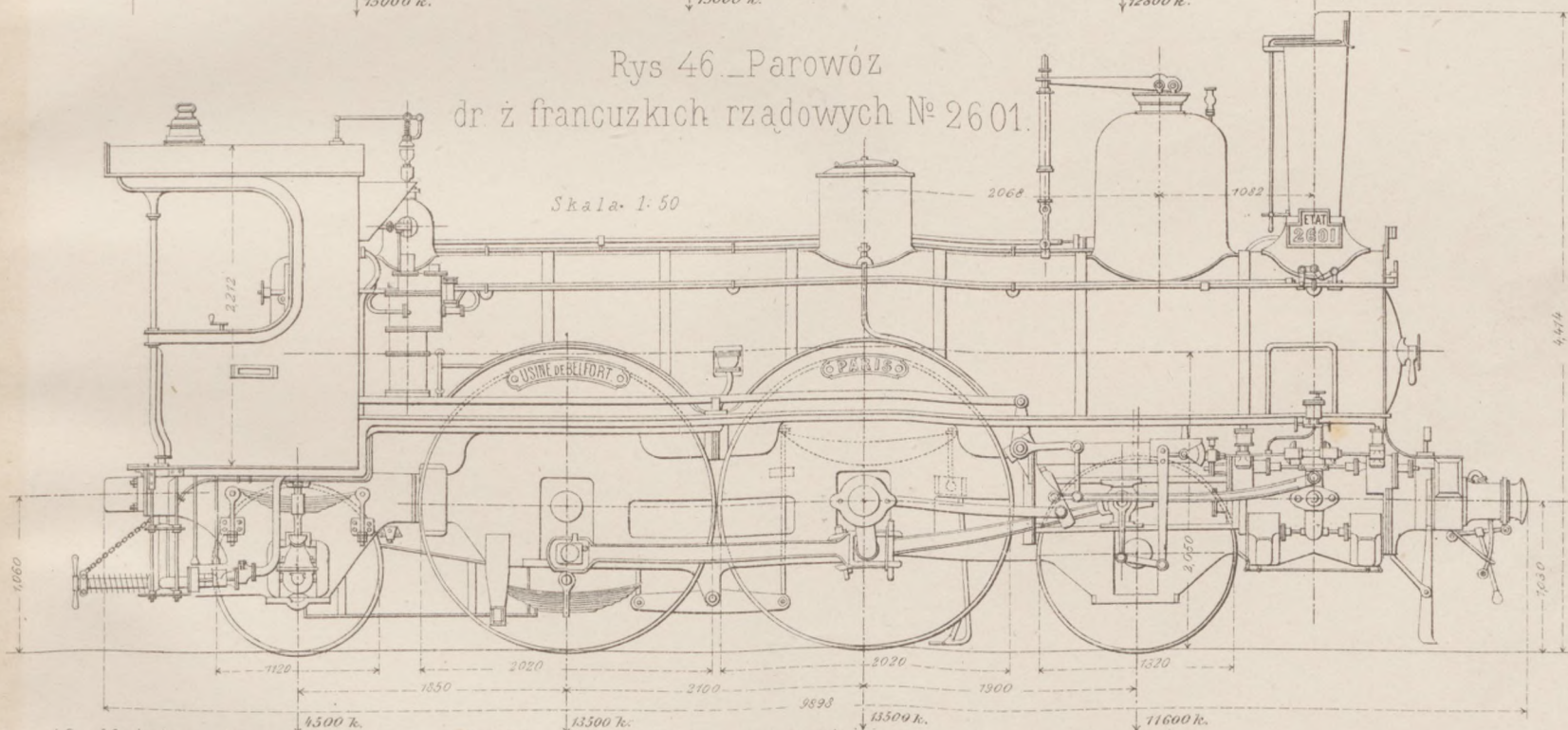
Rys. 45

Parowóz pędzący dr. z francuskiej Południowej

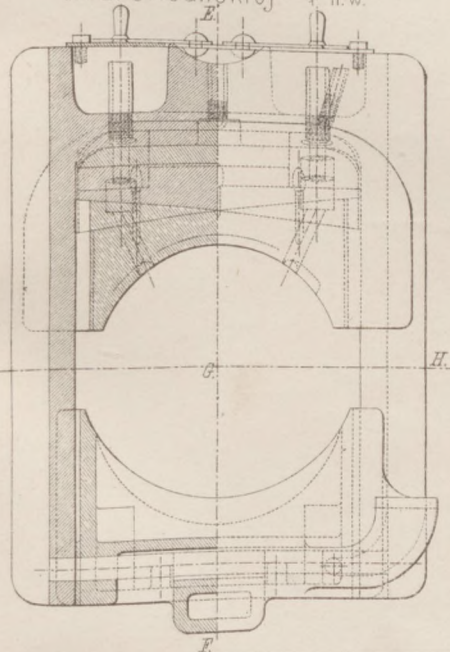


Rys 46 Parowóz

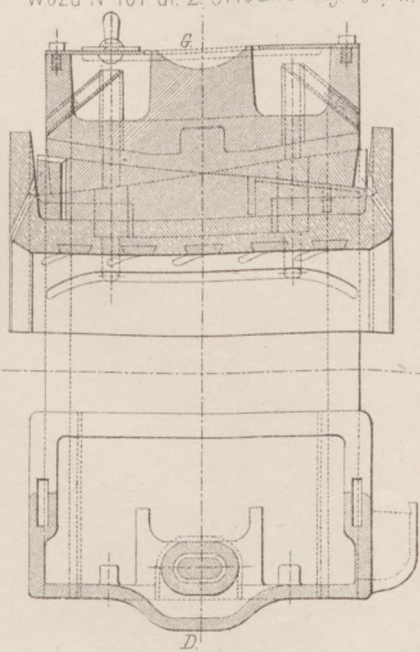
dr z francuskich rządowych № 2601.



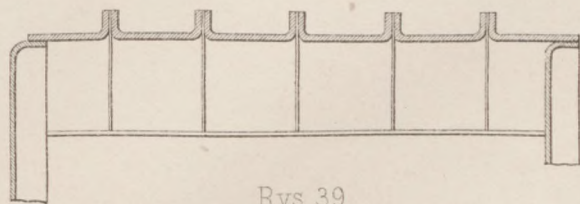
Rys. 42. Maźnica osi przedniej parowozu №1825 dr. z Orleańskiej n.w.



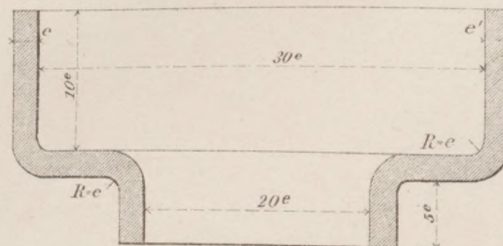
Rys. 37. Maźnica osi przedniej parowozu №101 dr. z Orleańskiej n.w.



Rys. 38.

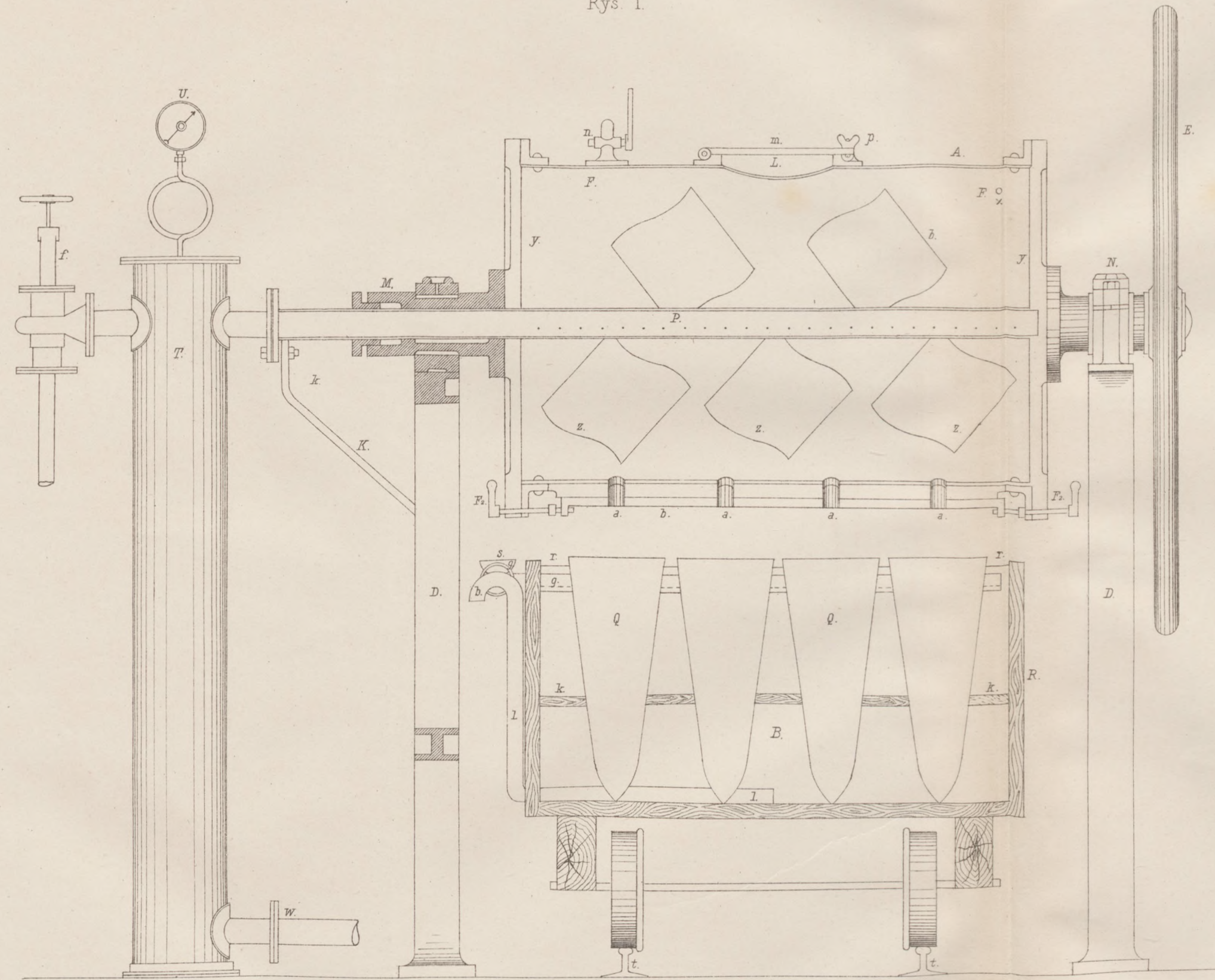


Rys. 39.

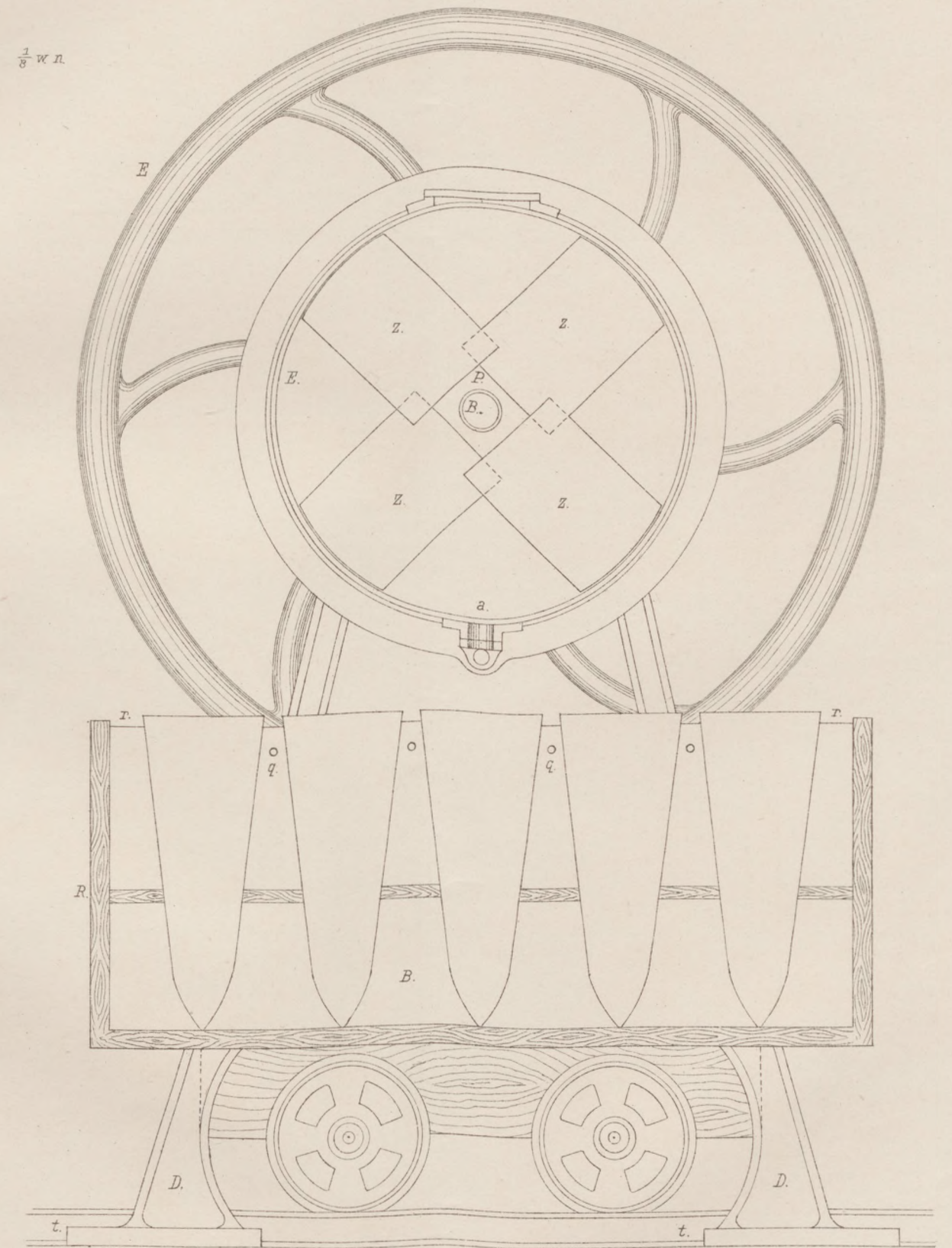


Do art. „UPROSZCZONY SPOSÓB RAFINOWANIA CUKRU CZERYKOWSKIEGO.”

Rys. 1.

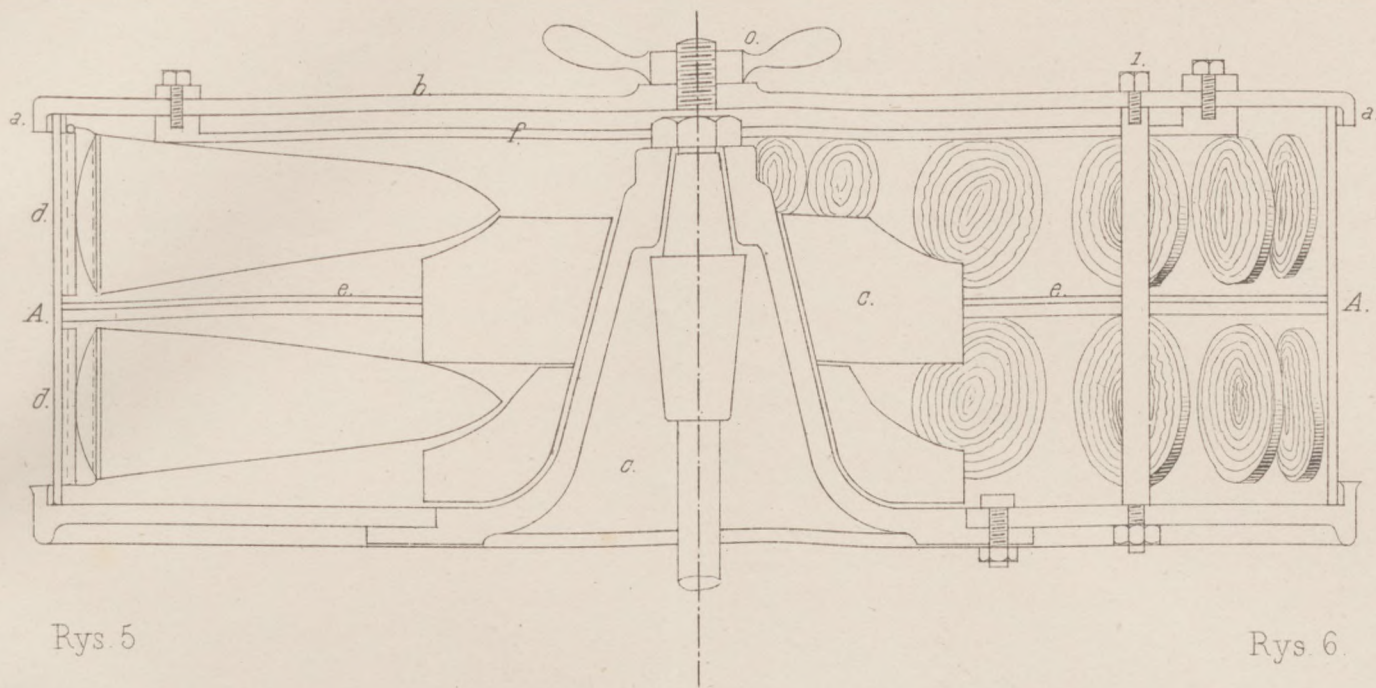


Rys. 2.

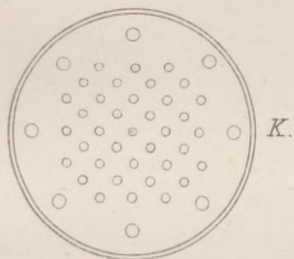


Do art. „UPROSZCZONY SPOSÓB RAFINOWANIA CUKRU CZERYKOWSKIEGO.”

Rys. 3.



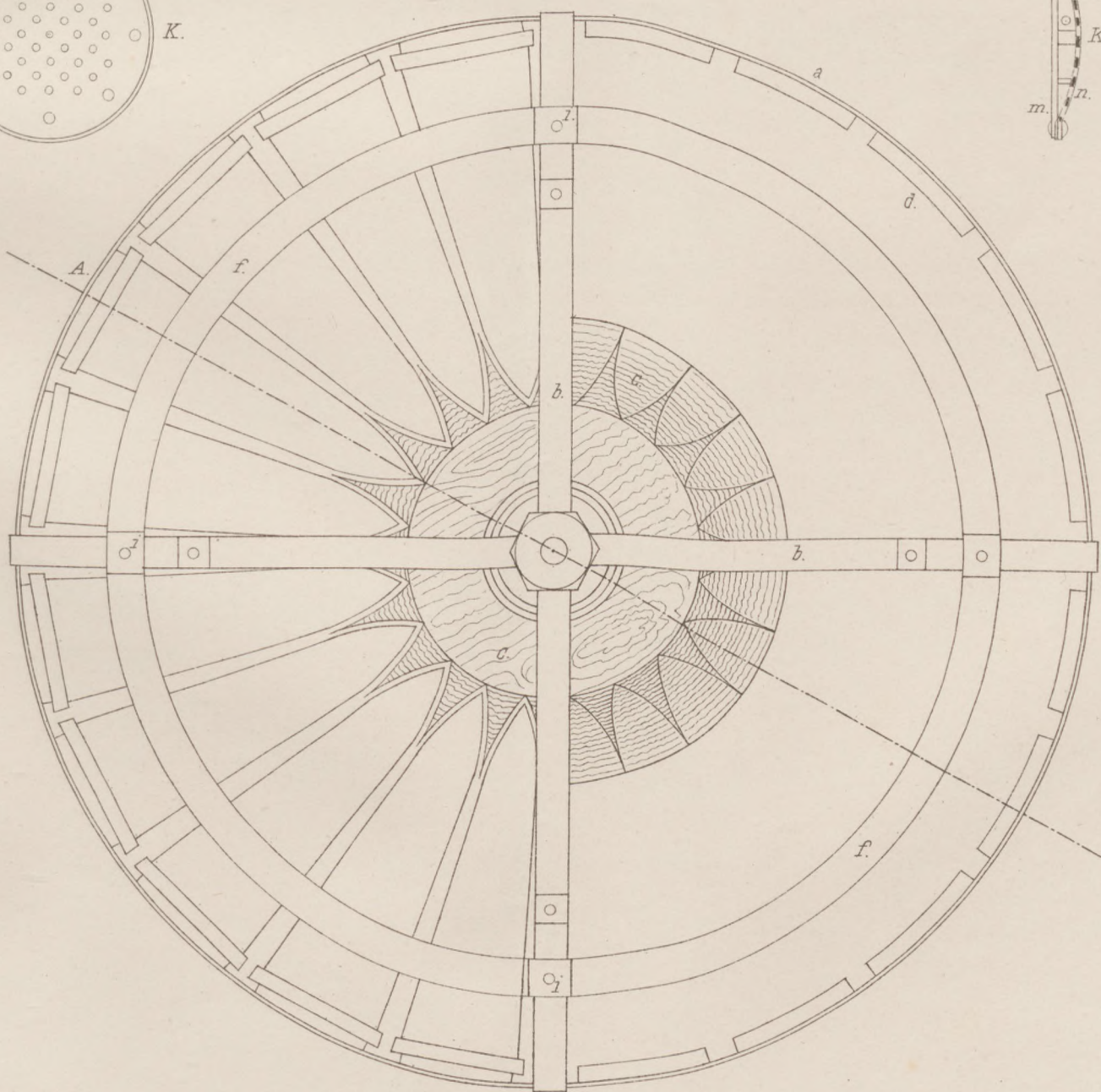
Rys. 5



Rys. 6

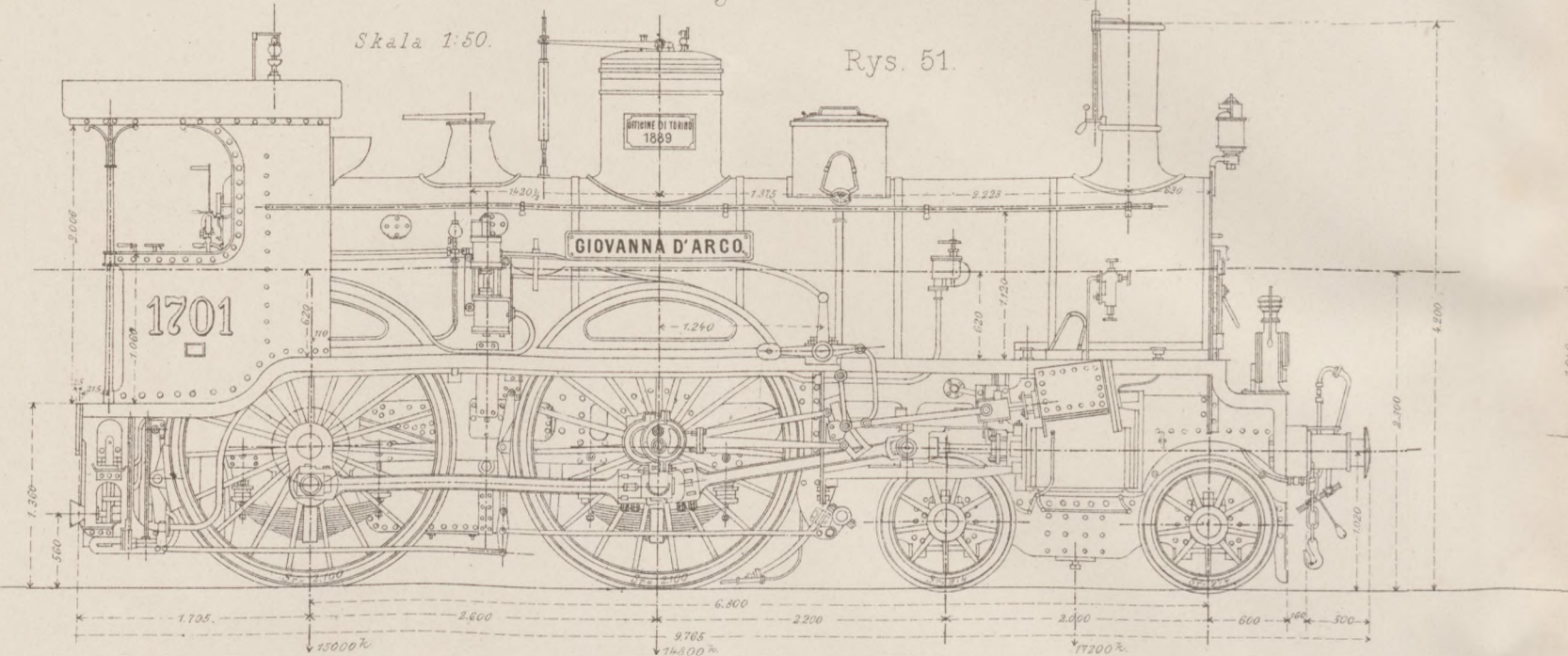


Rys. 4.



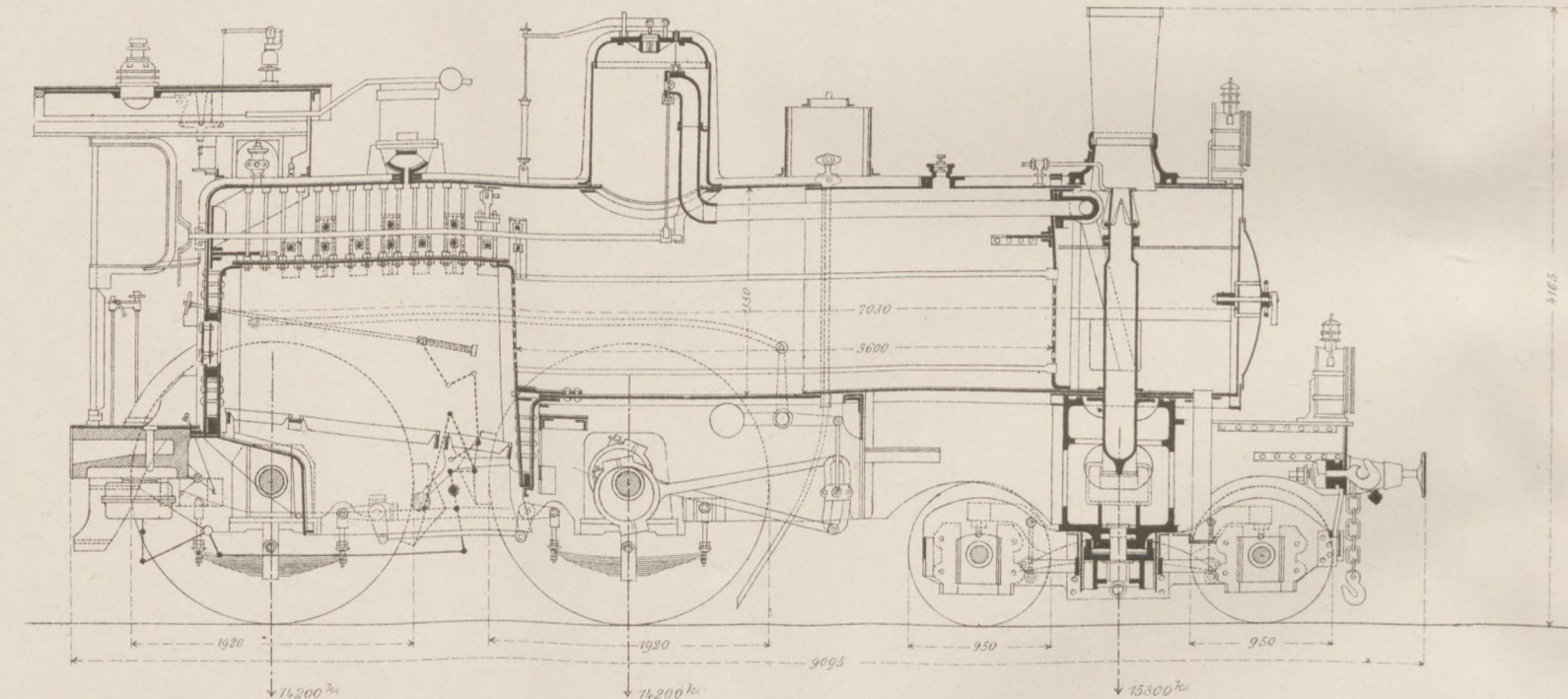
Do art inż. L. Wojny: PAROWOZY na WYSTAWIE PARYZKIEJ 1889 r.

Parowóz D. Z. włoskiej morza Śródziemnego.



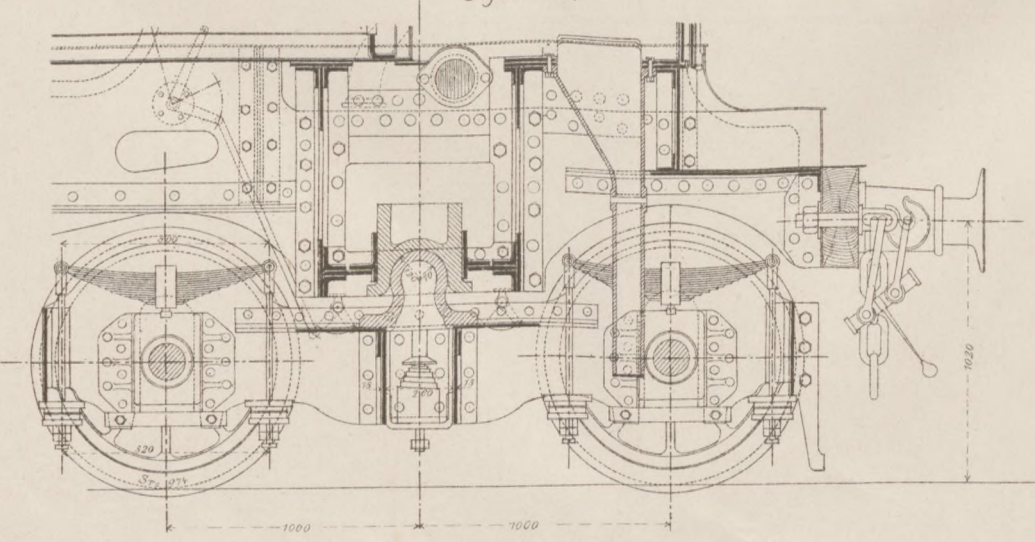
Parowóz pospieszny D. Z. włoskich zw. południowemi

Rys. 49

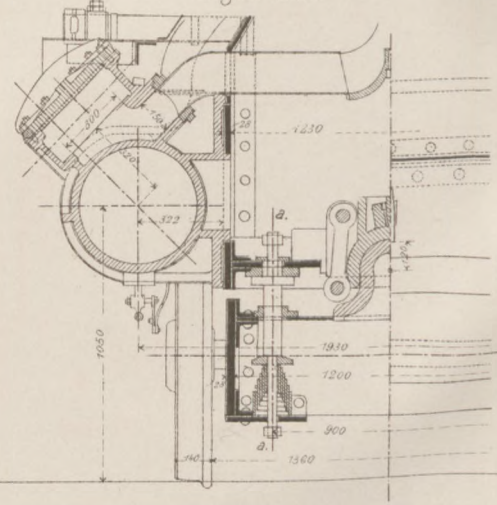


Wózek zwrotny parowozu Giovanna d'Arco D. Z. włoskiej morza Śródziemnego.

Rys. 52.

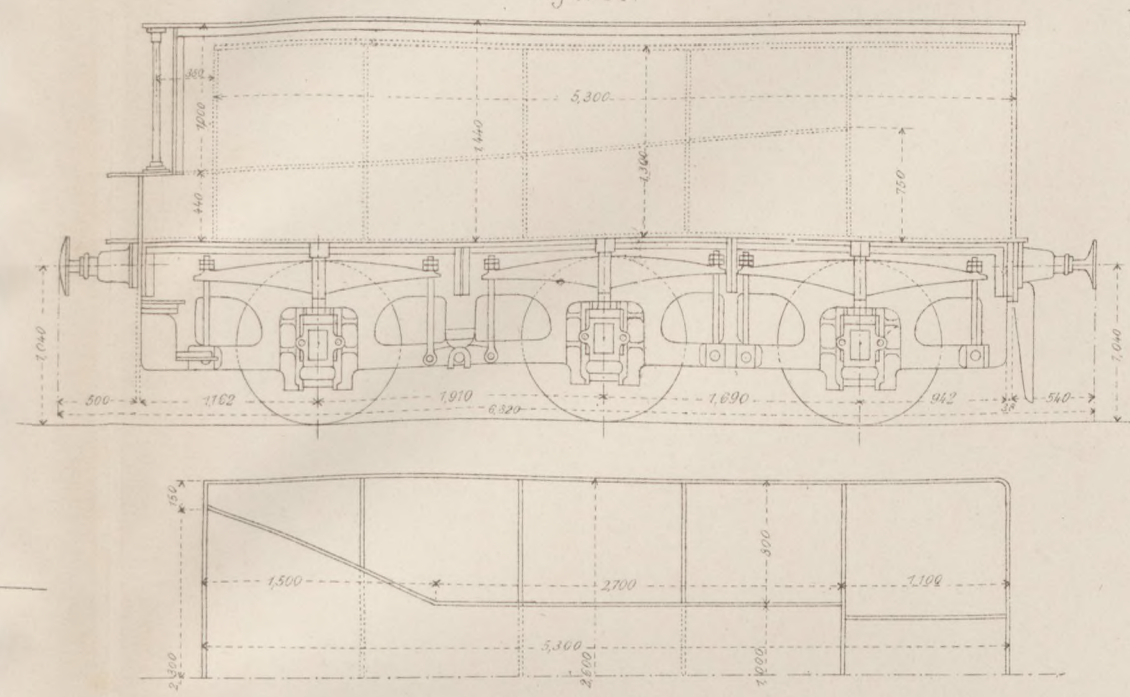


Rys. 53.

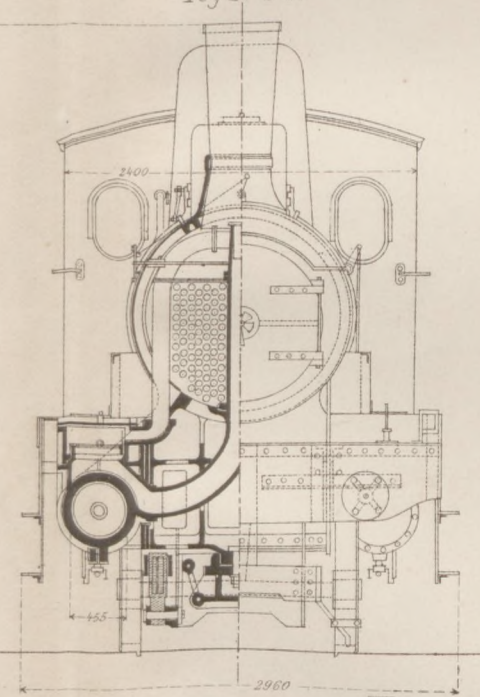


Tender parowozów belgijskich 14000 litrów wody

Rys 65

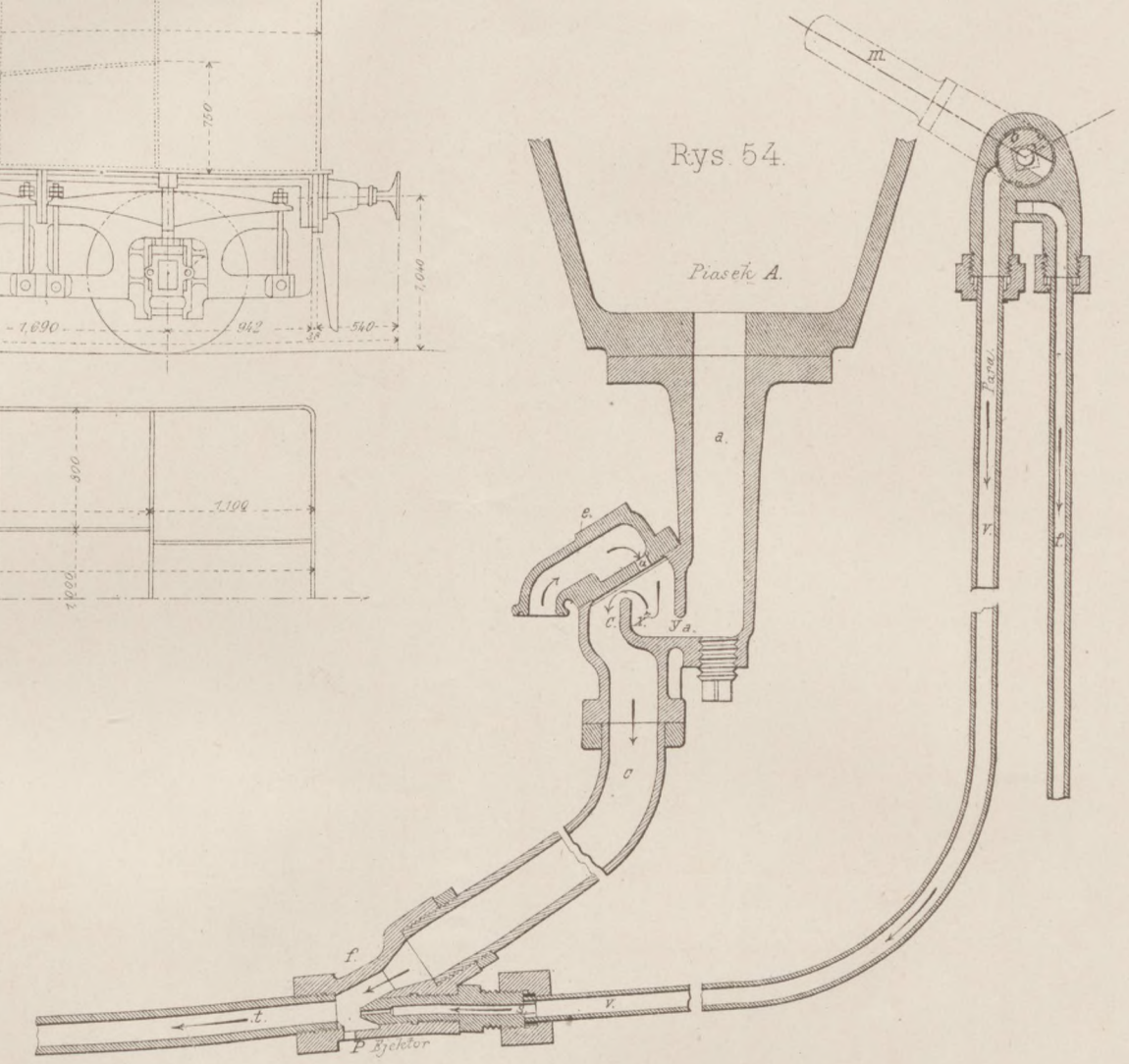


Rys 50.



Piasecznica Greshama.

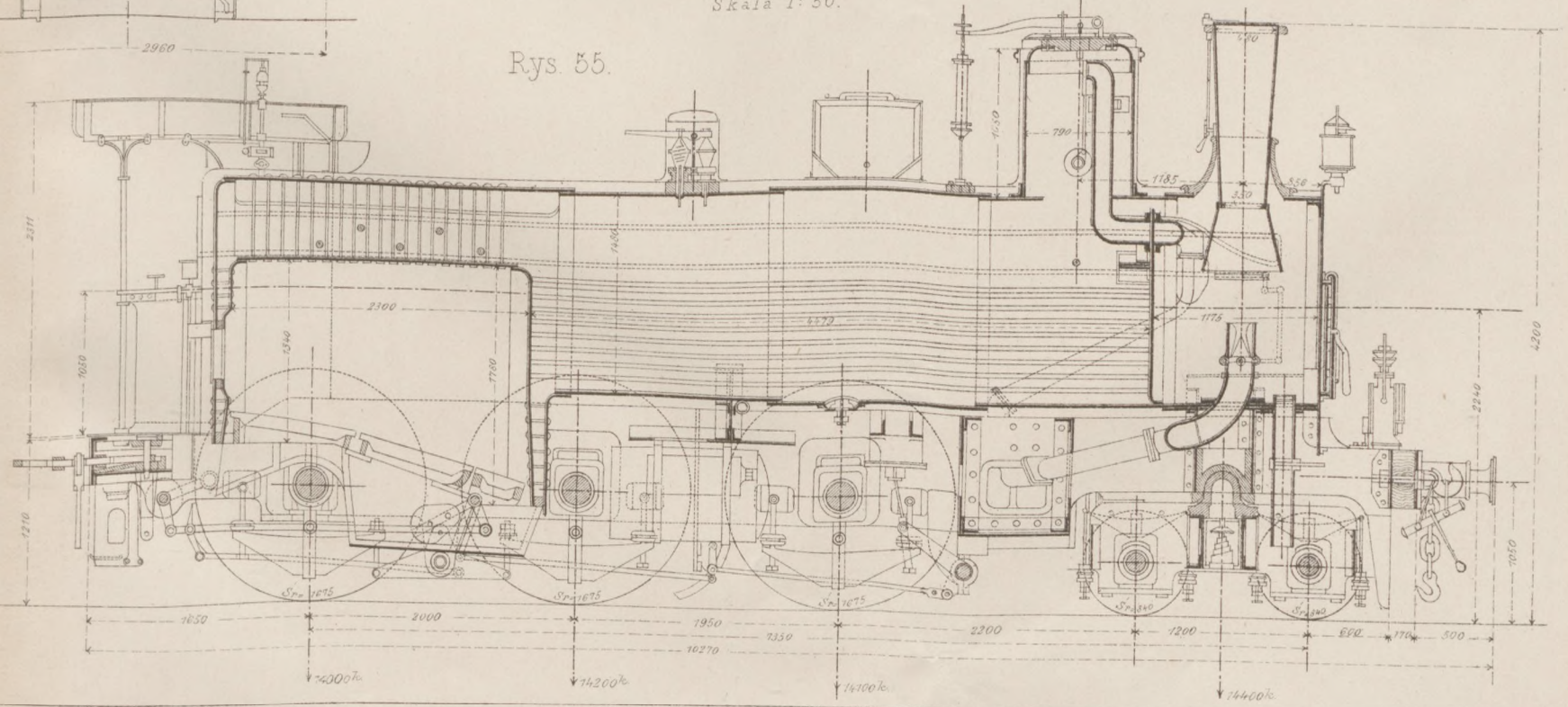
Rys. 54.



Parowóz osobowy „Milano”
D Z włoskiej morza Śródziemnego.

Skala 1: 50.

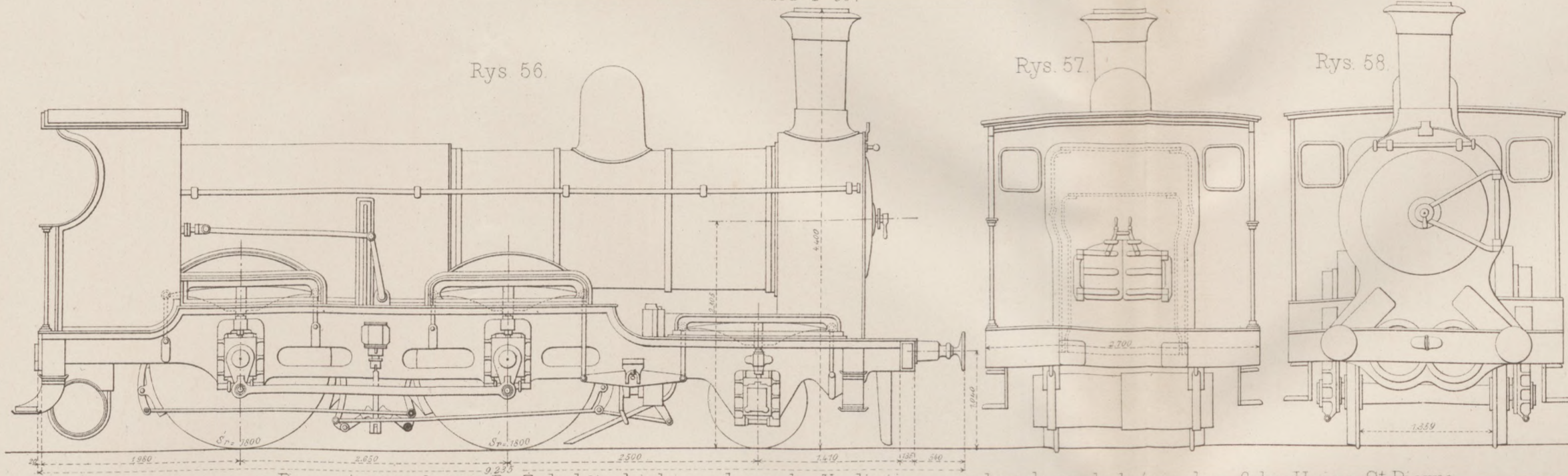
Rys 55.



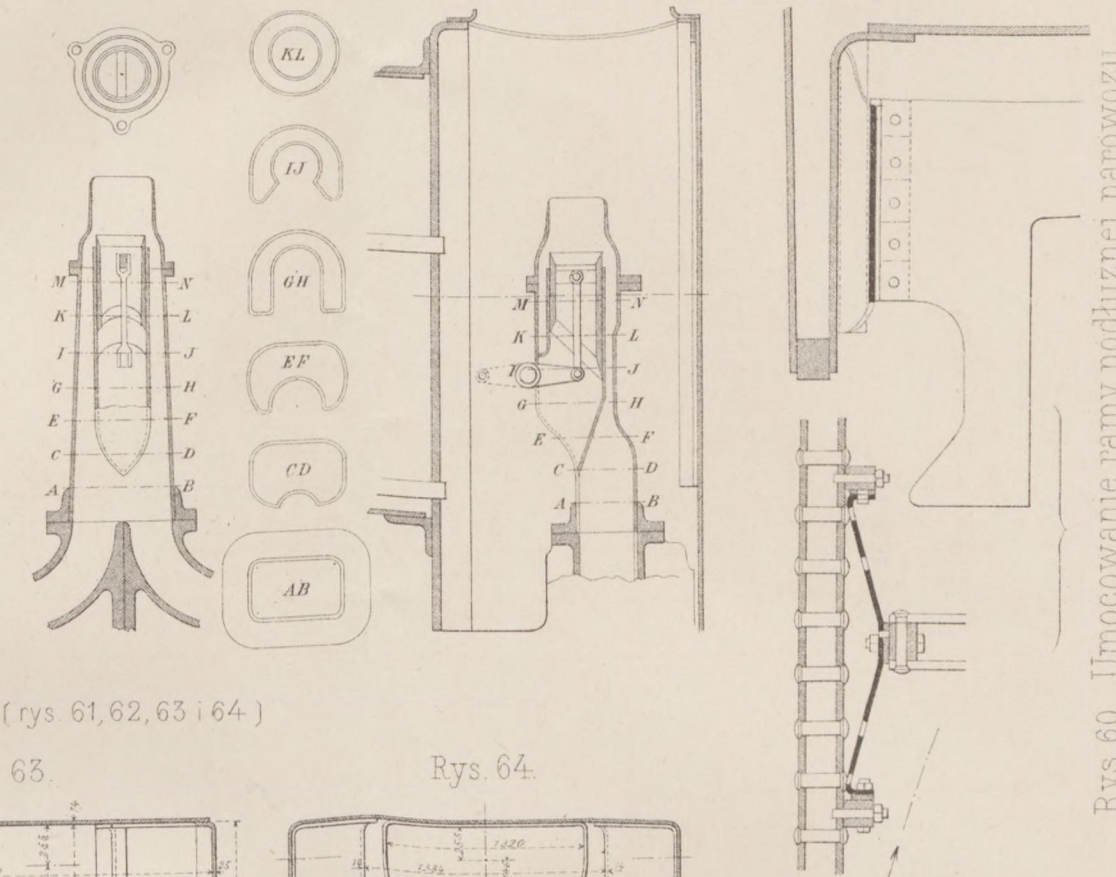
Do art inż L. Wojny: PAROWOZY na WYSTAWIE PARYZKIEJ 1889 r.

Parowóz osobowy D. Ż. belgijskich rządowych z fabryki B^{ca} Carels w Gandawie.

Skala 1:50.

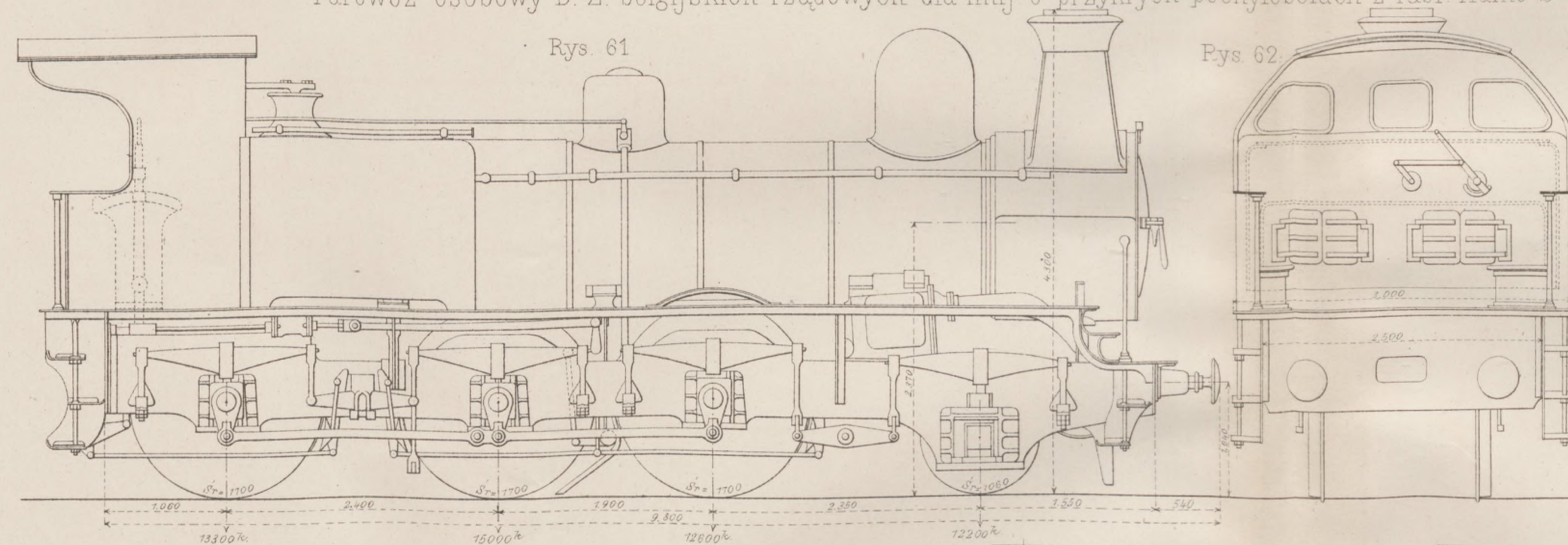


Rys. 59. — Rura pary wylotowej systemu Boty.



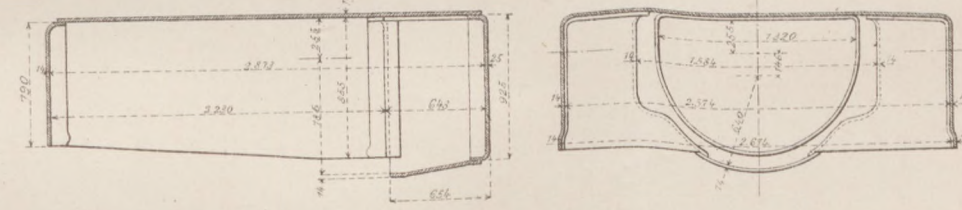
Rys. 60. — Umocowanie ramy podłużnej parowozu na skrzyni ogniwowej.

Parowóz osobowy D. Ż. belgijskich rządowych dla linii o przykrych pochyłościach z fabr Haine S^t Pierre — Skala 1:50. (rys 61, 62, 63 i 64)



Rys. 63.

Rys. 64.

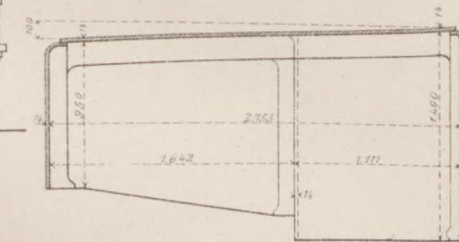


Mażnica radyjalna parowozu belgijskiego z fabr. Tow Cockerilla (rys 72, 73 74)

Skala 1:8.

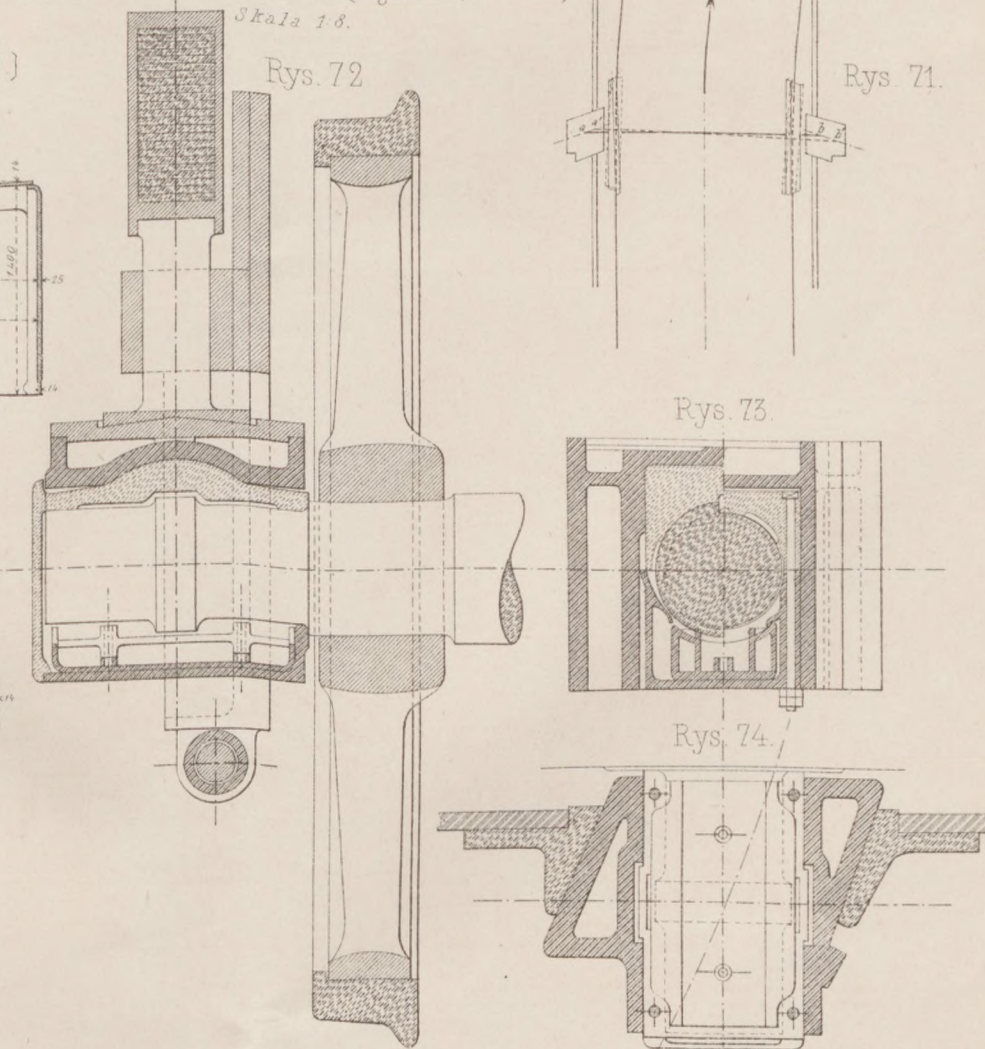
Palenisko (rys 69 i 70)

Rys. 69



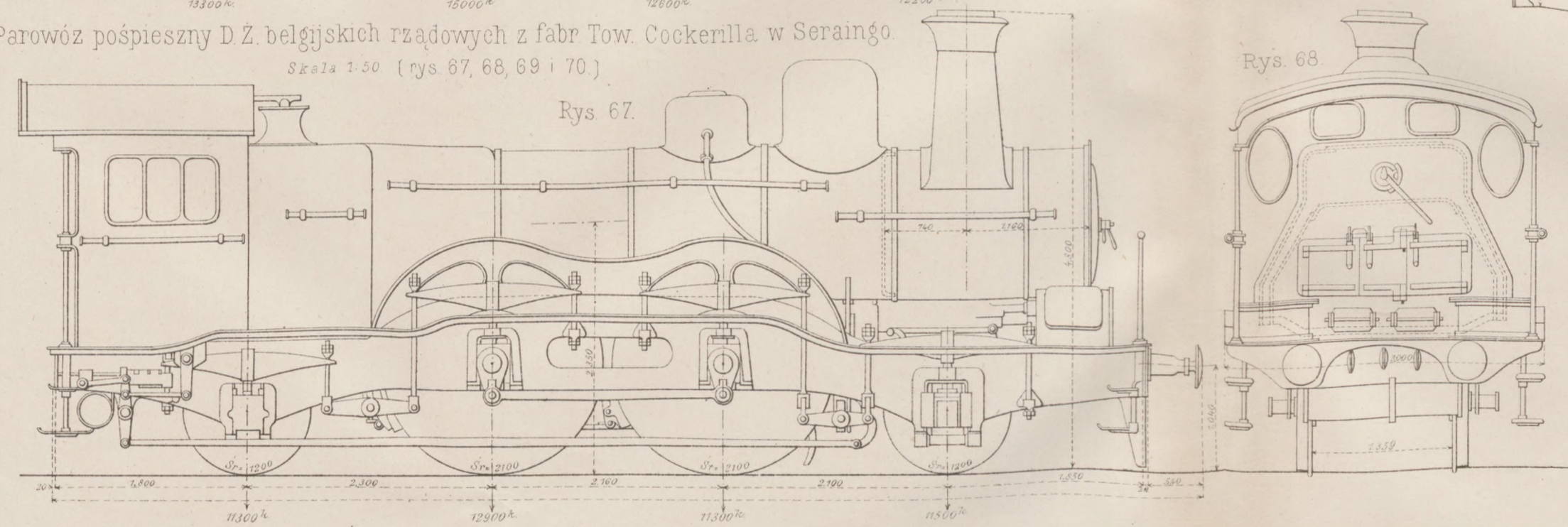
Rys. 72

Rys. 71.

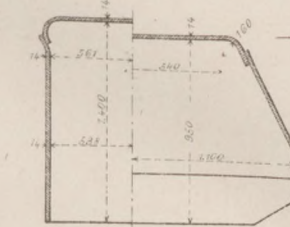


Parowóz pospieszny D. Ż. belgijskich rządowych z fabr Tow. Cockerilla w Seraingó.

Skala 1:50 (rys 67, 68, 69 i 70.)



Rys. 70

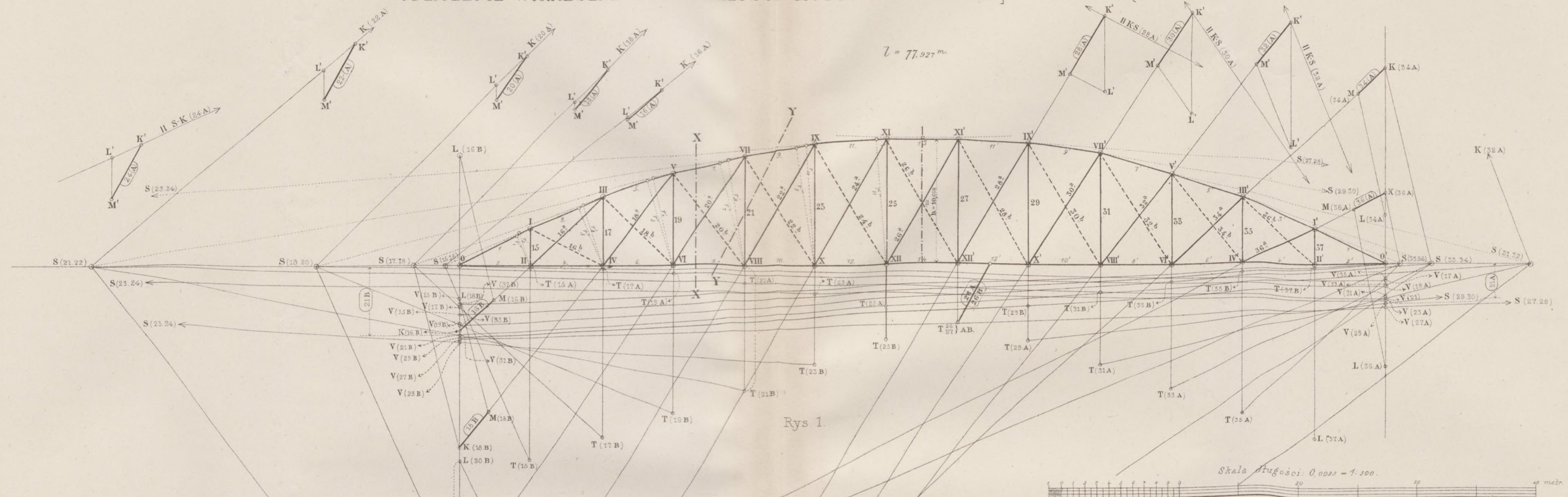


Rys. 73

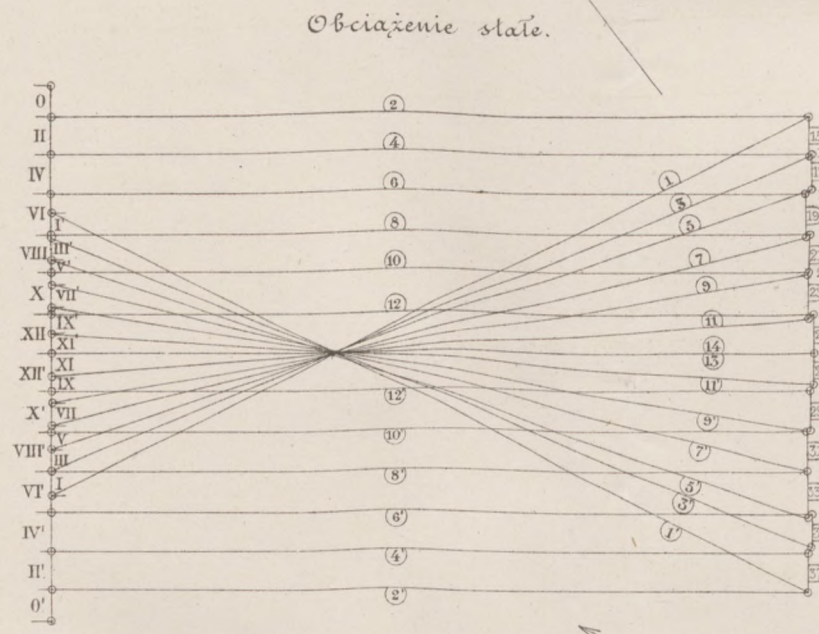
Rys. 74.

OBLICZENIE WYKRĘSLNE WYTRZYMAŁOŚCI MOSTU na DNIEPRZE pod RZECZYCĄ.

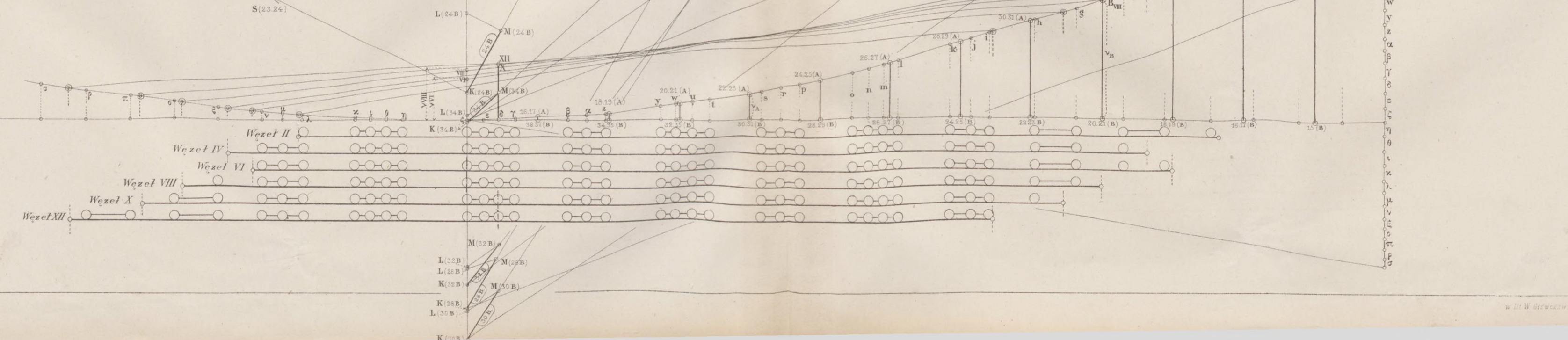
$l = 77,927 \text{ m}$



Rys 1



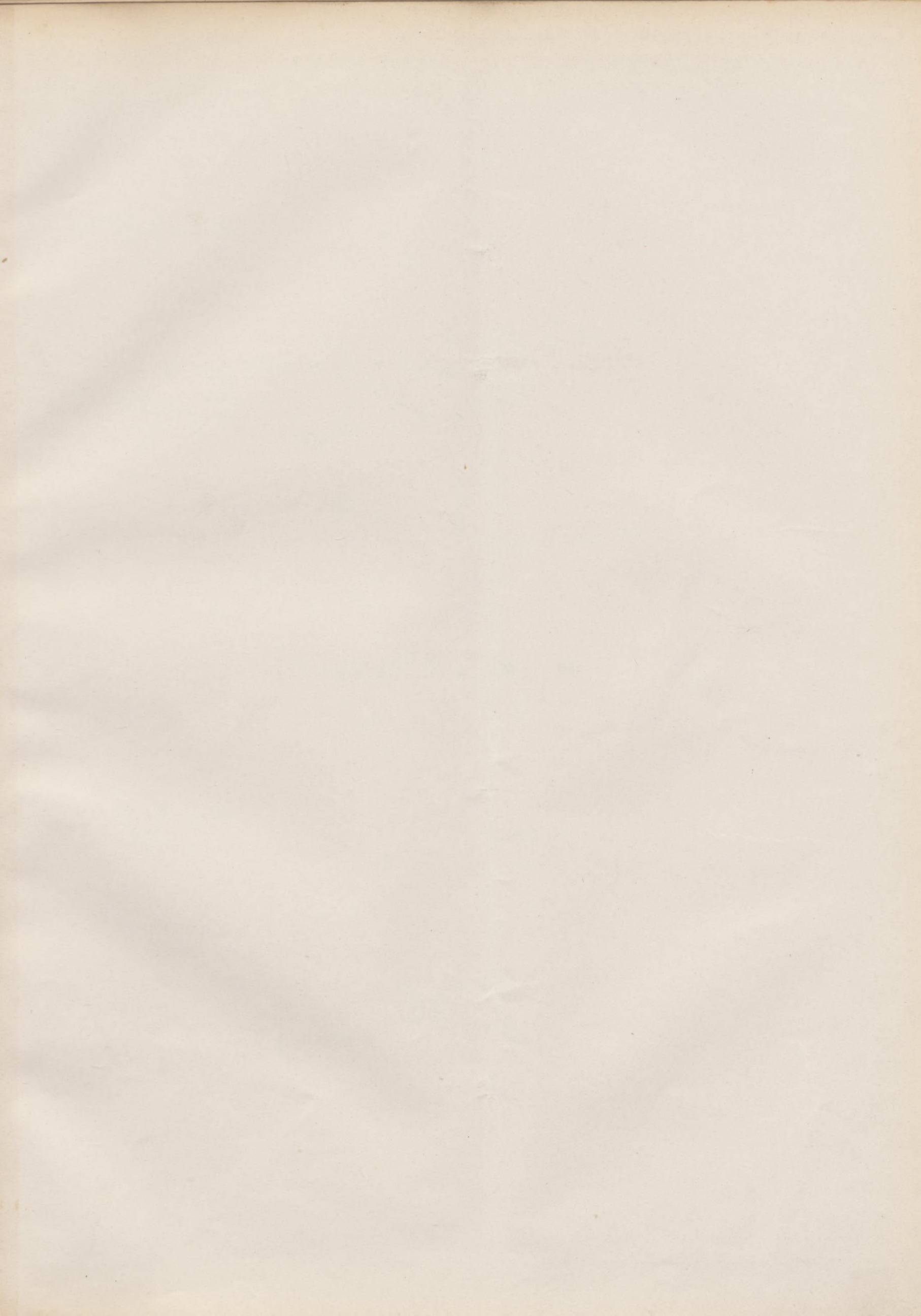
Obciążenie węzłów
12 górnych po 465 ton.
12 dolnych po 785 ton.
2 podporompo 627 ton.



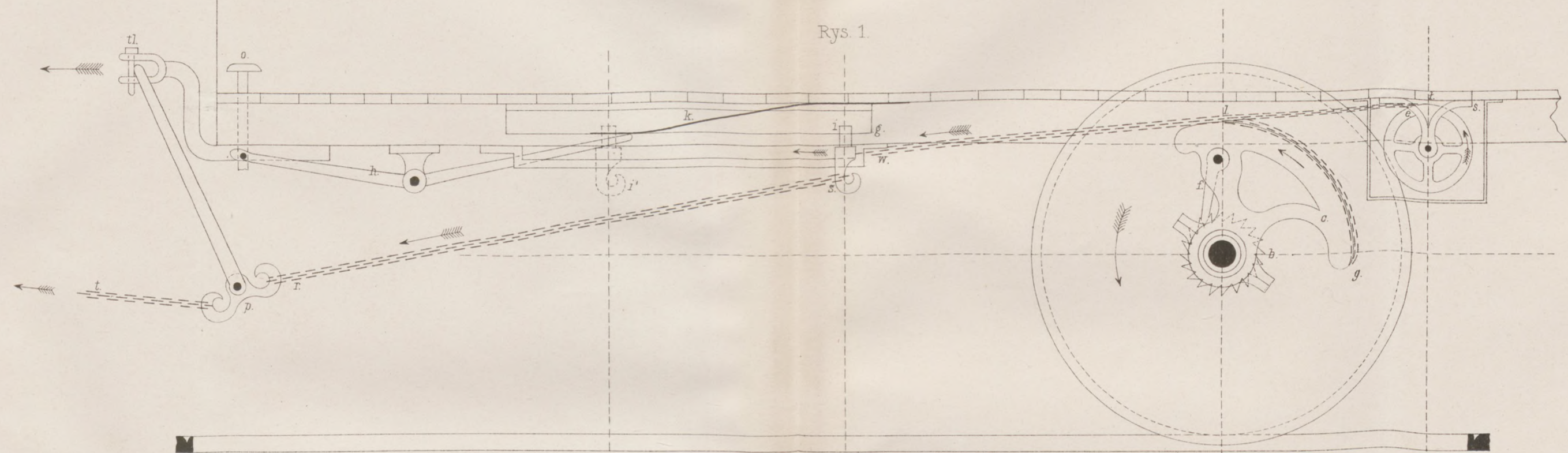
Rys 2

Skala długości: 0,0025 = 1:300.
Skala sił: 1 tona = 0,00005 metra.

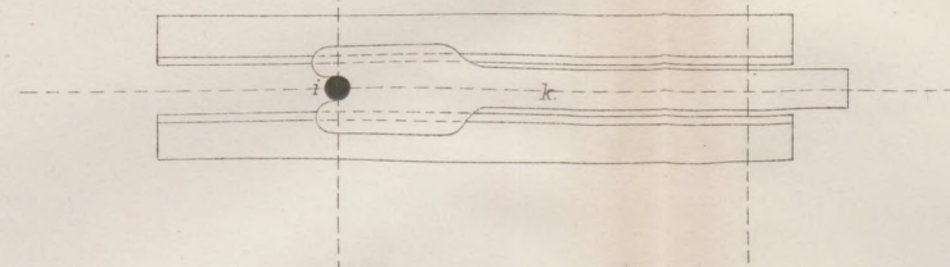
Waga kół:
x, l, q, r, z, s, d, r, 6, 25 ton
y, w, u, t, o, n, m, l, 6, 25 ton
v, p, l, b, a, z, s, r, p, k, j, l, 5, 355 ton
a, p, n, z, s, h, g, r, e, d, c, h, a, 4, 0 ton



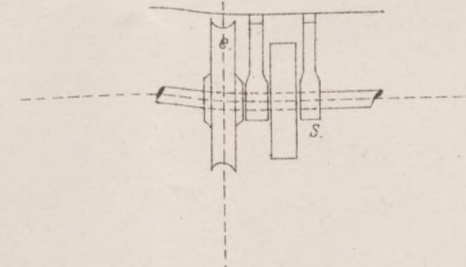
IMPULSATOR SYSTEMU P. MOŚNICKIEGO.



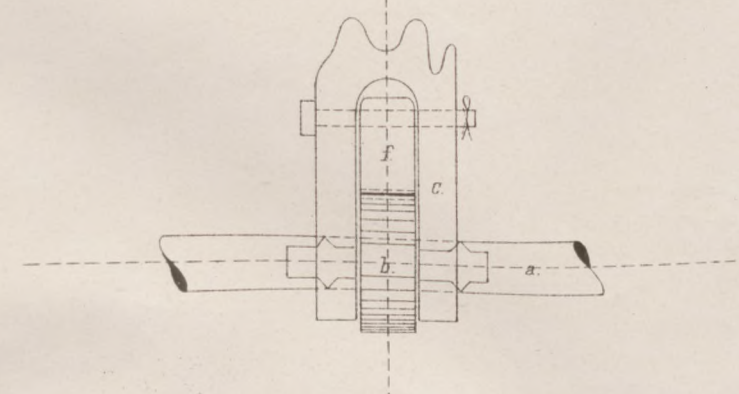
Rys. 2.



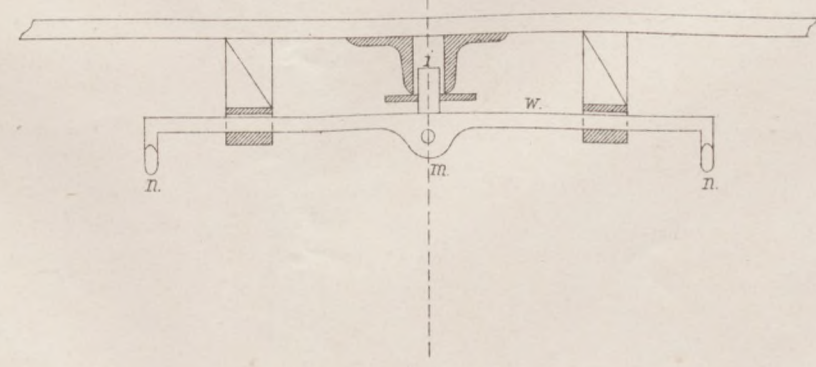
Rys. 3.



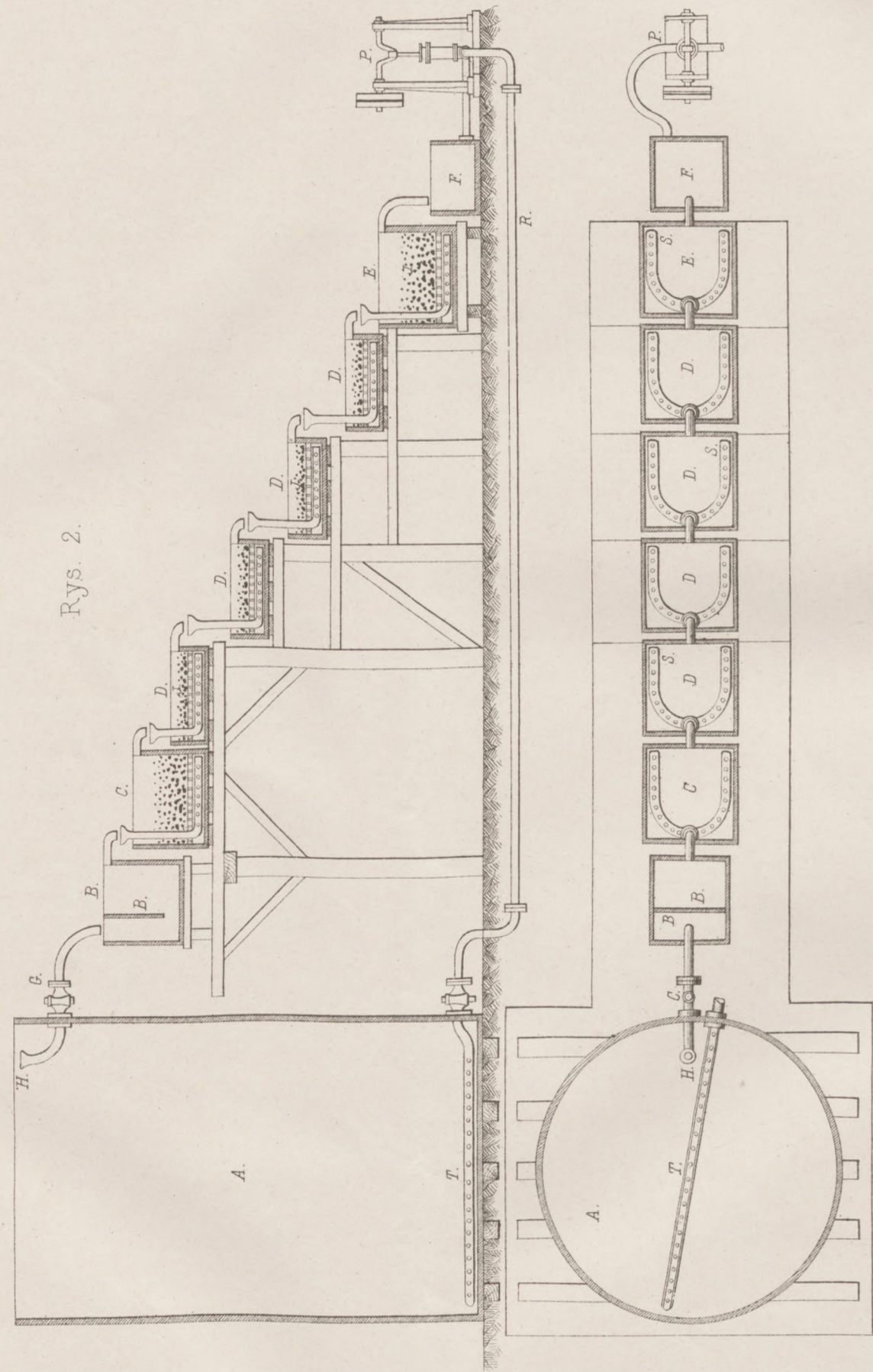
Rys. 5.



Rys. 4.



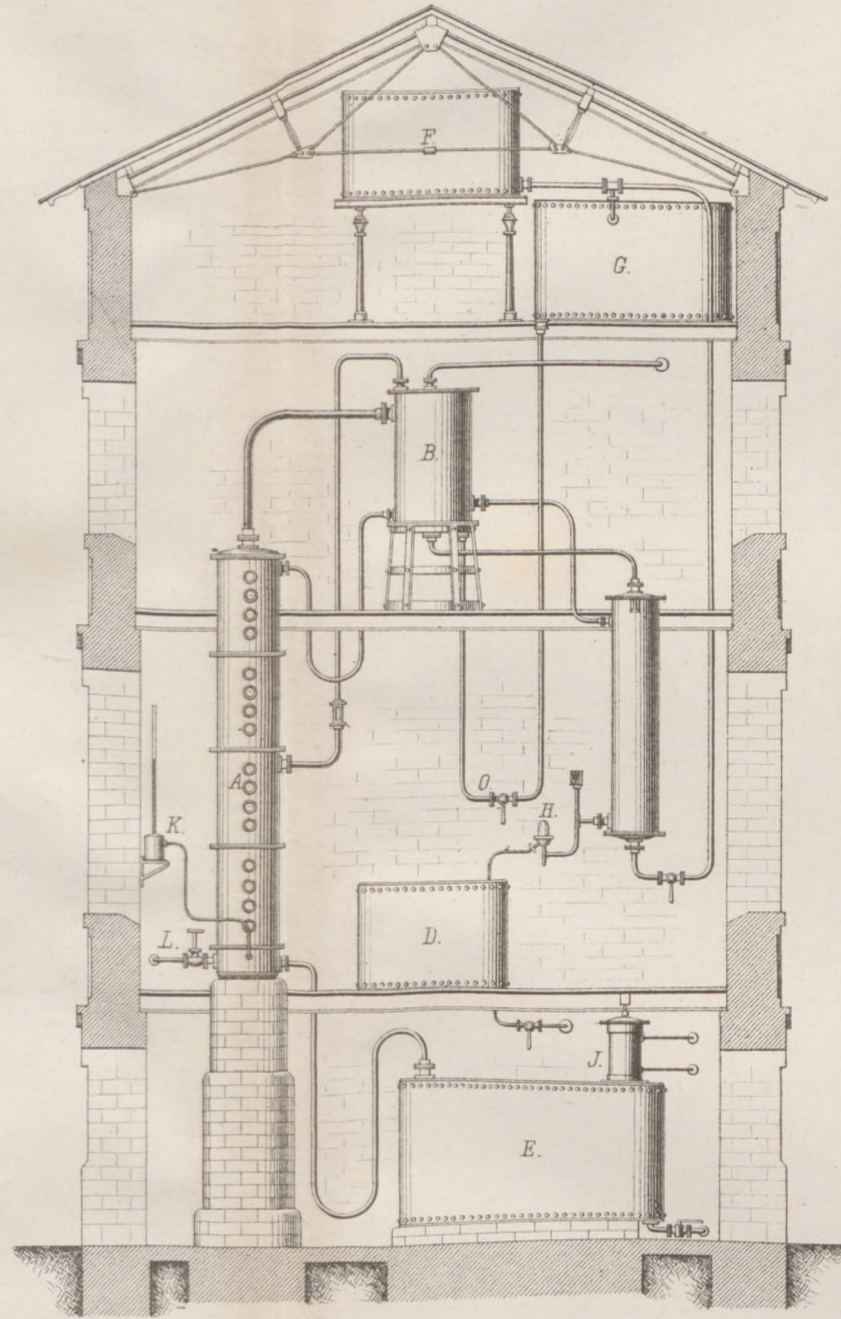
Przyrząd Banc' et Ruffin, 1887.



Rys. 2.

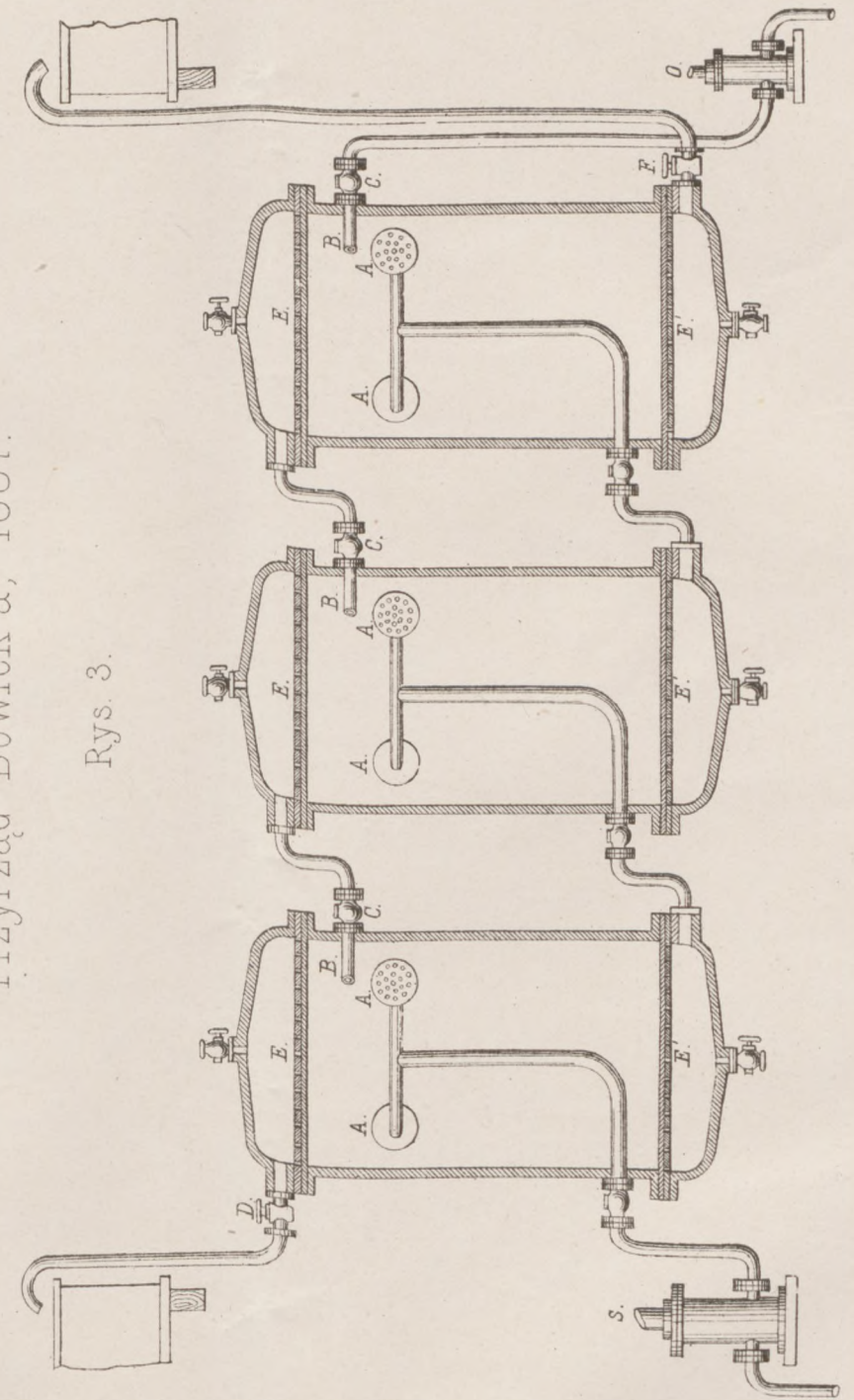
Epurator systemu Bormana.

Rys. 1.



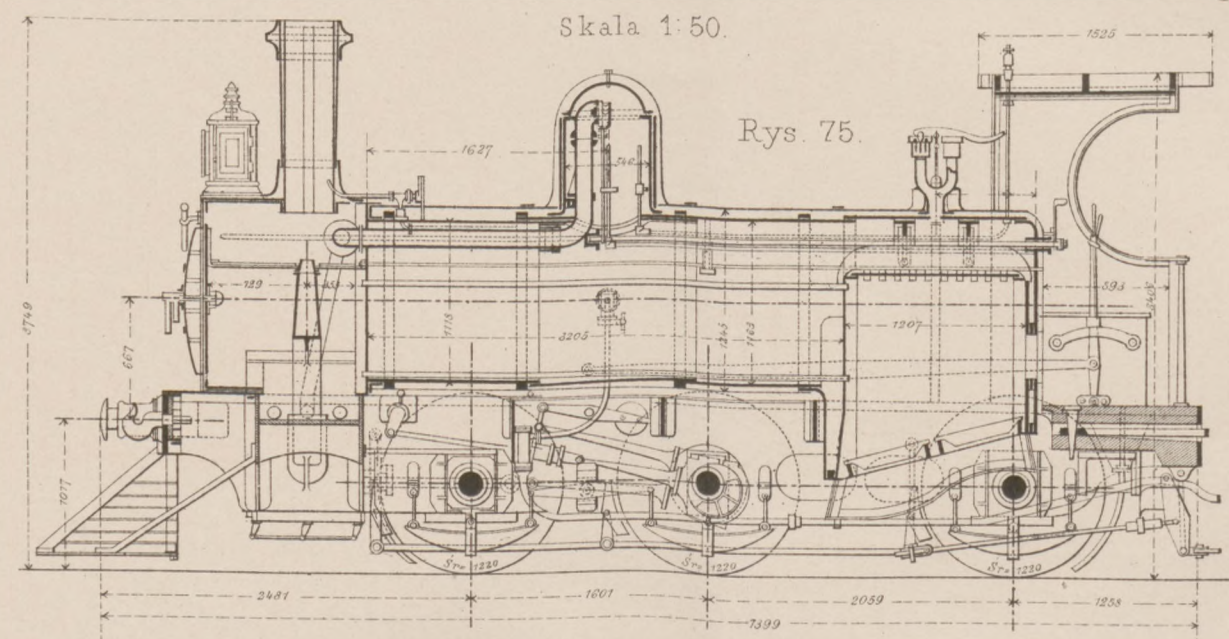
Przyrząd Bowick'a, 1887.

Rys. 3.



Do art inż. L. Wojny: PAROWOZY na WYSTAWIE PARYZKIEJ 1889 r.

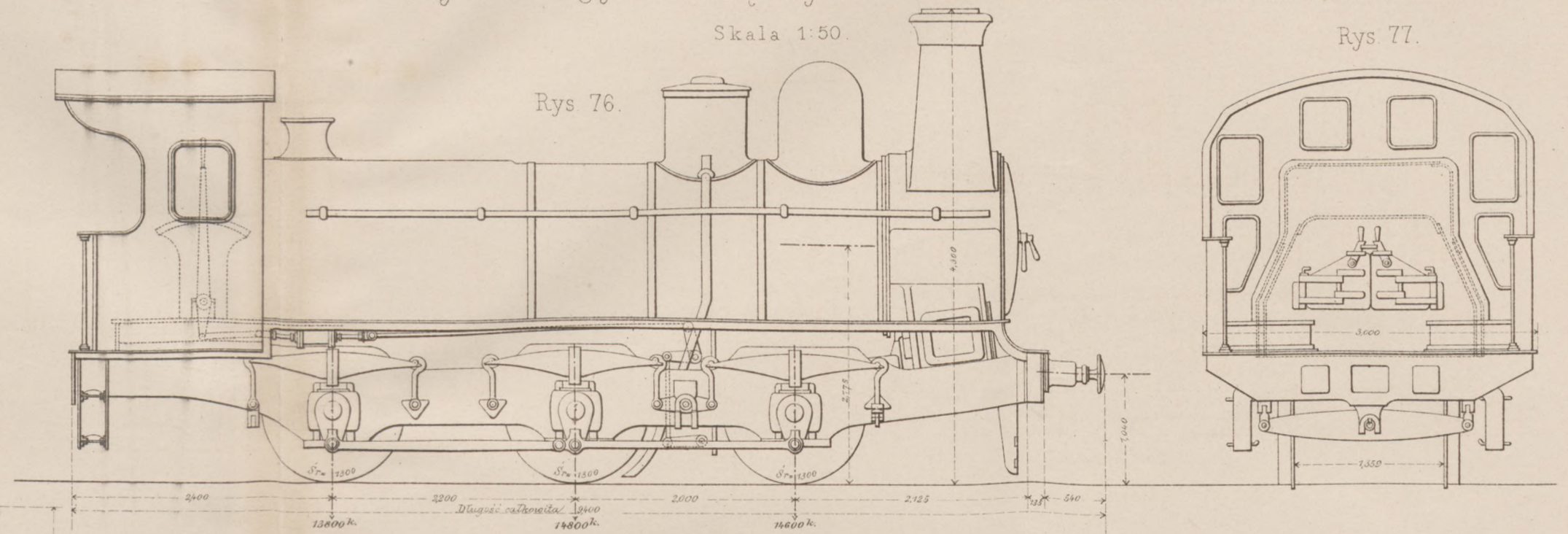
Parowóz towarowy D. Z. Argentyńskich z fabr. Neilson et C^e Glasgow.



Skala 1:50.

Rys. 75.

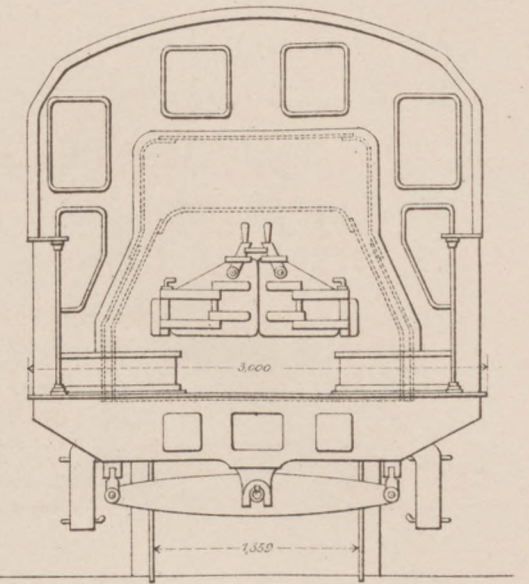
Parowóz towarowy D. Z. belgijskich rządowych z fabr. Tow. Marcinelle et Couillet.



Skala 1:50.

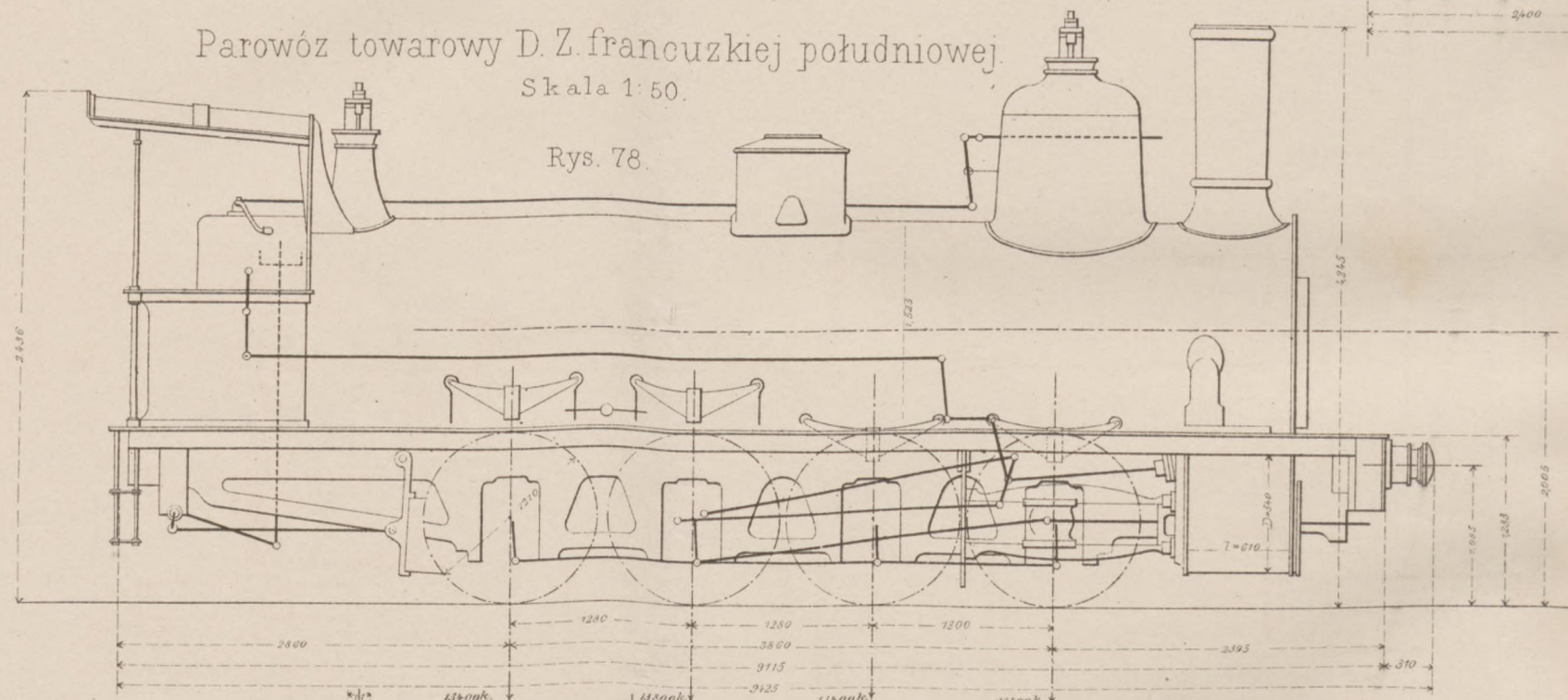
Rys. 76.

Rys. 77.



Parowóz towarowy D. Z. francuskiej południowej.

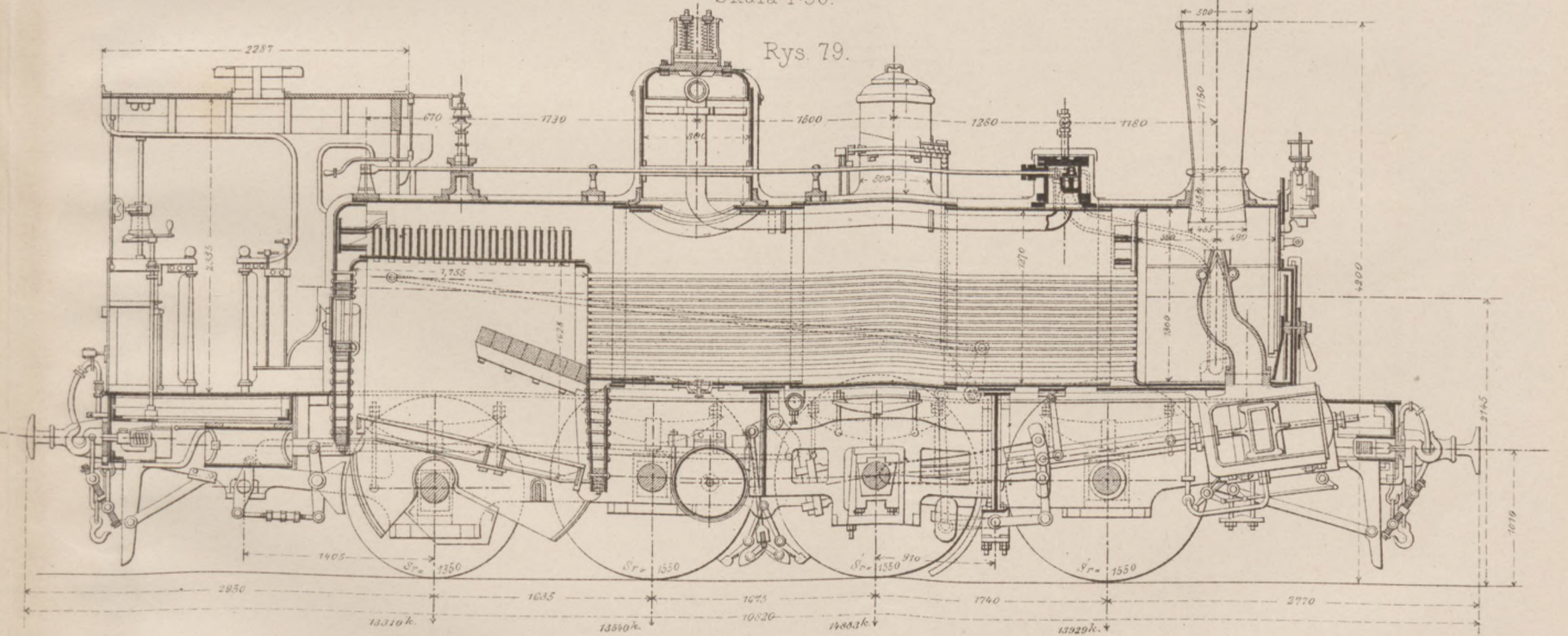
Skala 1:50.



Rys. 78.

Parowóz tendrowy D. Z. francuskiej wschodniej.

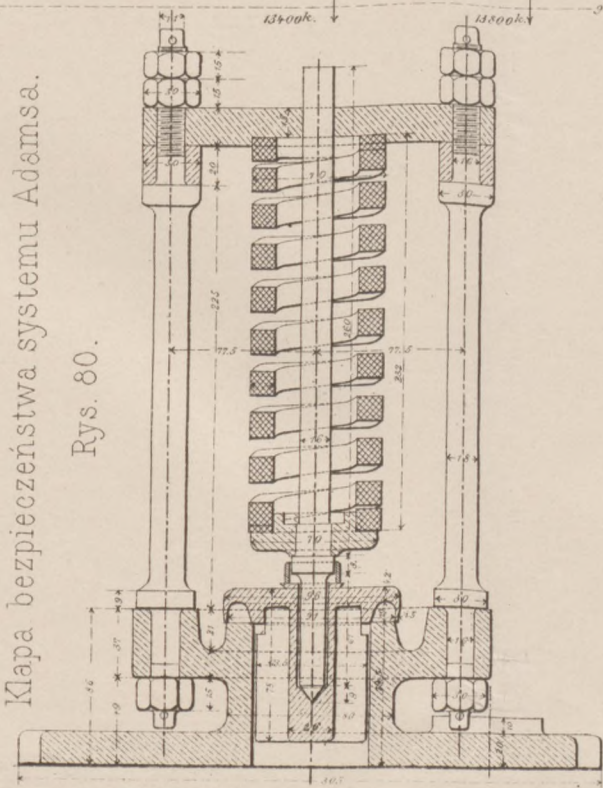
Skala 1:50.



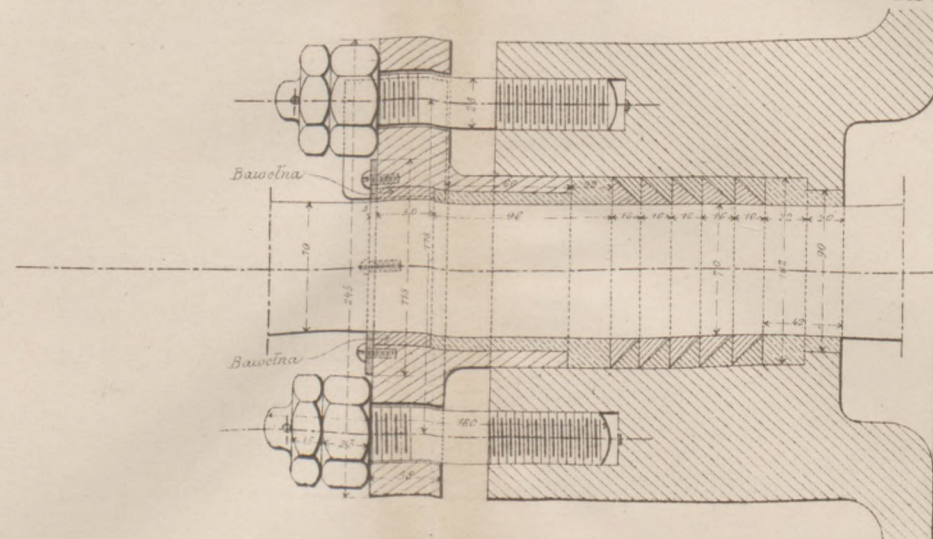
Rys. 79.

Kłapa bezpieczeństwa systemu Adamsa.

Rys. 80.

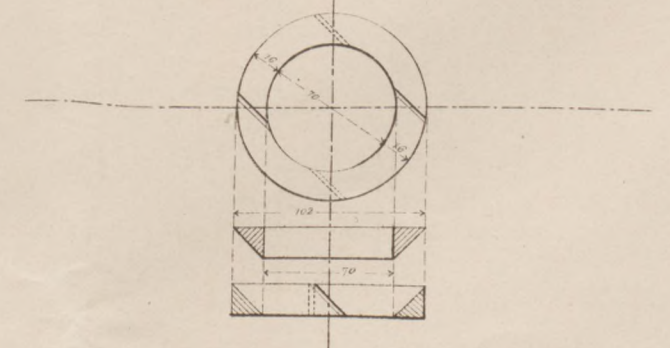


Dławnica z pakunkiem metalicznym systemu Kublera.



Pierścienie pakunkowe.

Rys. 81.

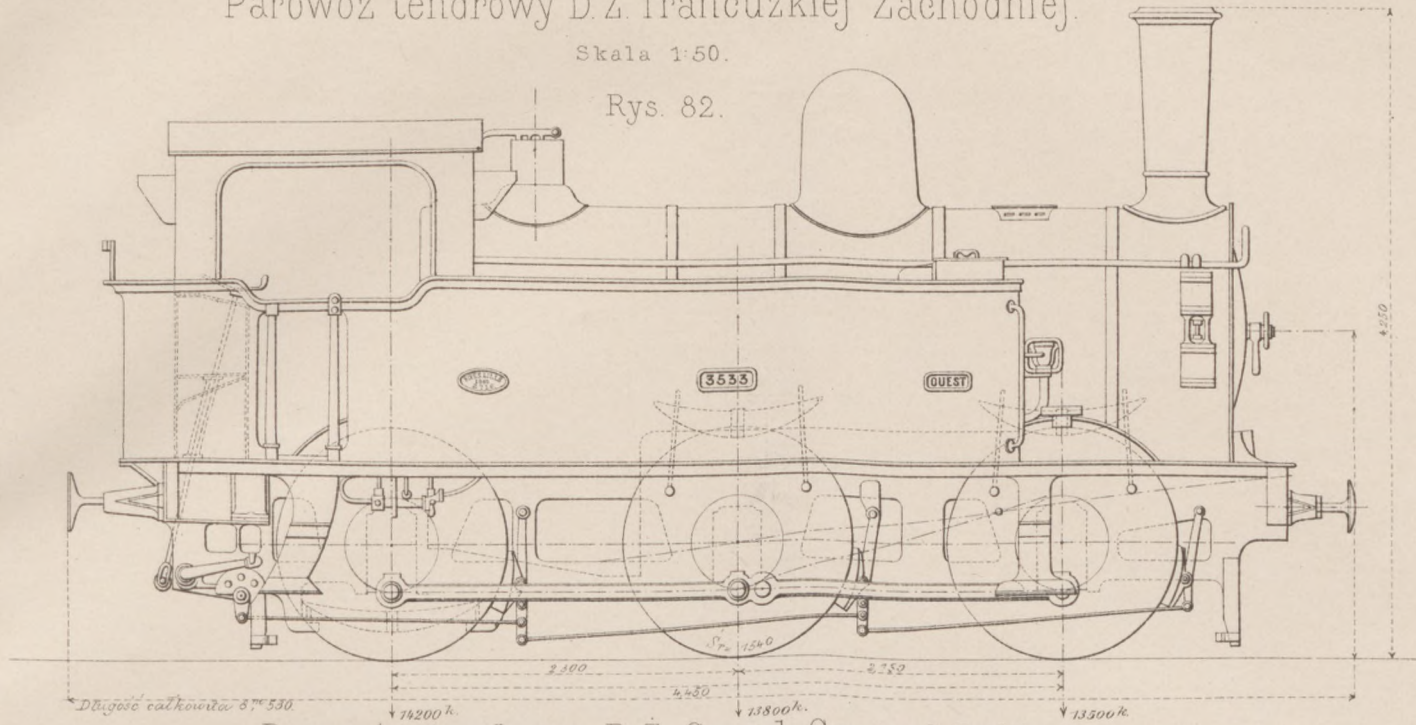


Do art. inż. L. Wojny: PAROWOZY na WYSTAWIE PARYZKIEJ 1889 r.

Parowóz tendrowy D. Ż. francuskiej Zachodniej.

Skala 1:50.

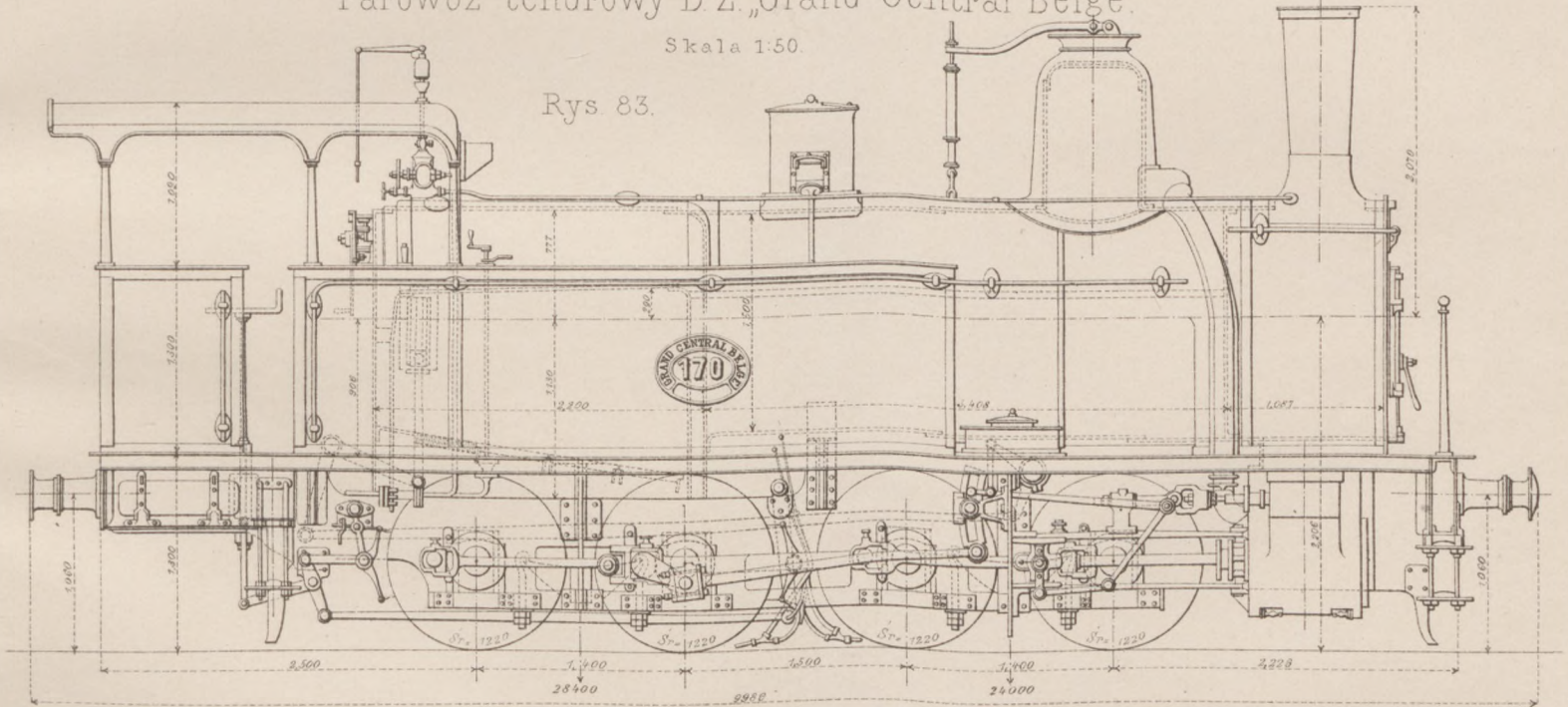
Rys. 82.



Parowóz tendrowy D. Ż. „Grand Central Belge”

Skala 1:50.

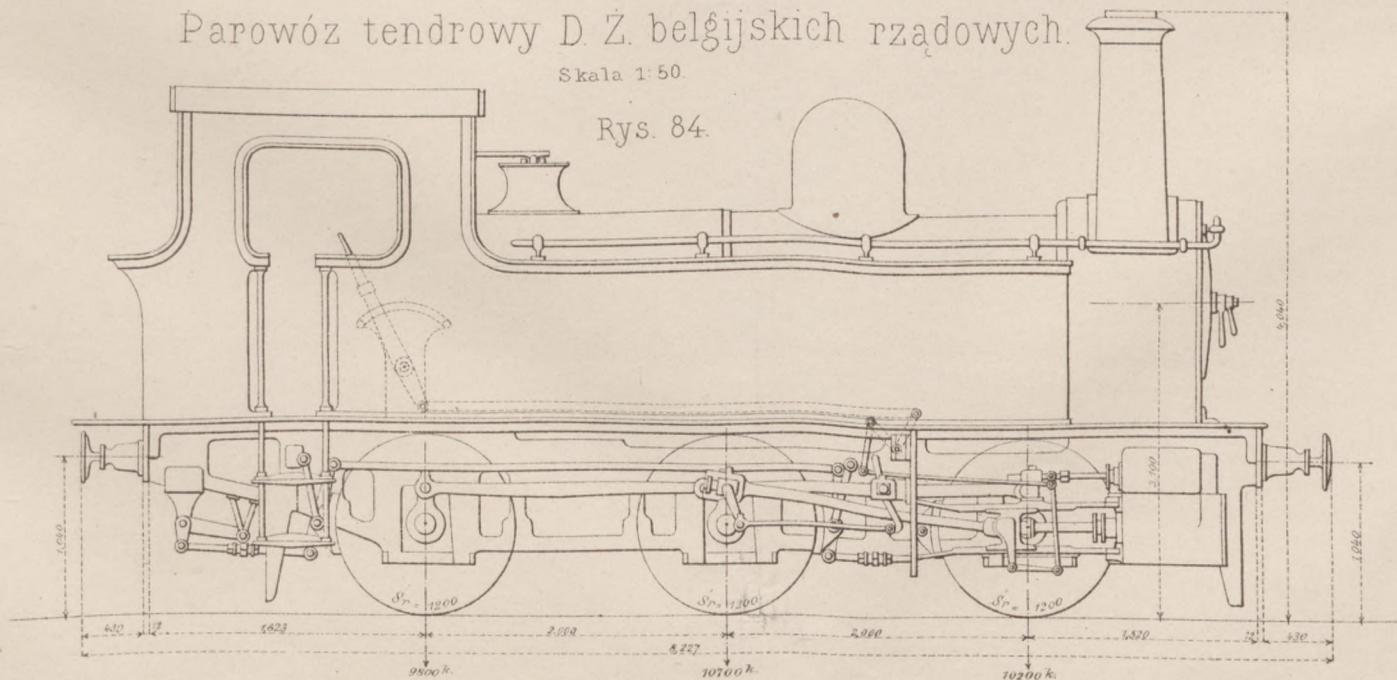
Rys. 83.



Parowóz tendrowy D. Ż. belgijskich rządowych.

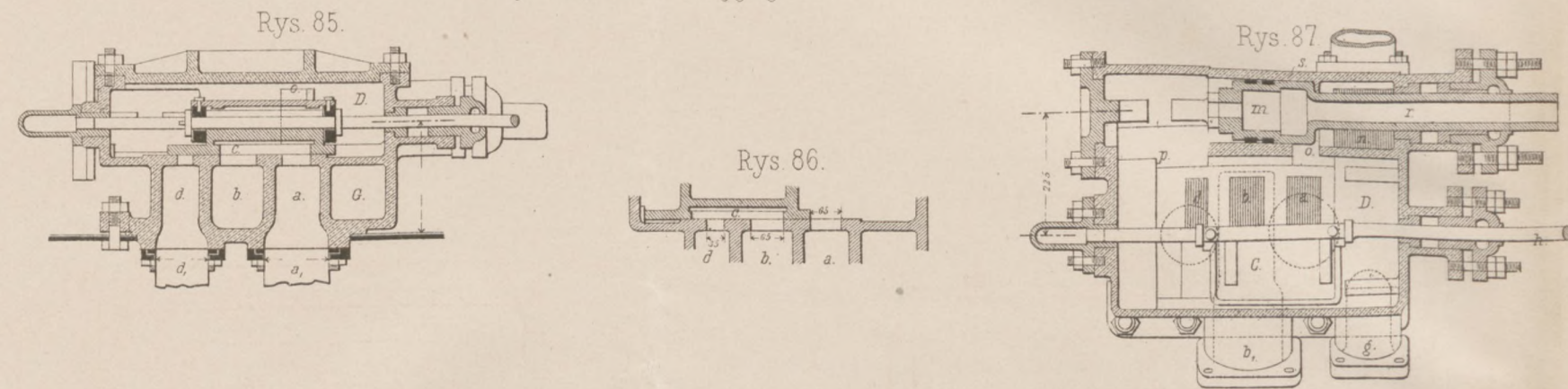
Skala 1:50.

Rys. 84.



Do art inż L. Wojny: PAROWOZY na WYSTAWIE PARYZKIEJ 1889 r.

Przyrząd redukcyjny Malleta. (rys. 85, 86 i 87.)

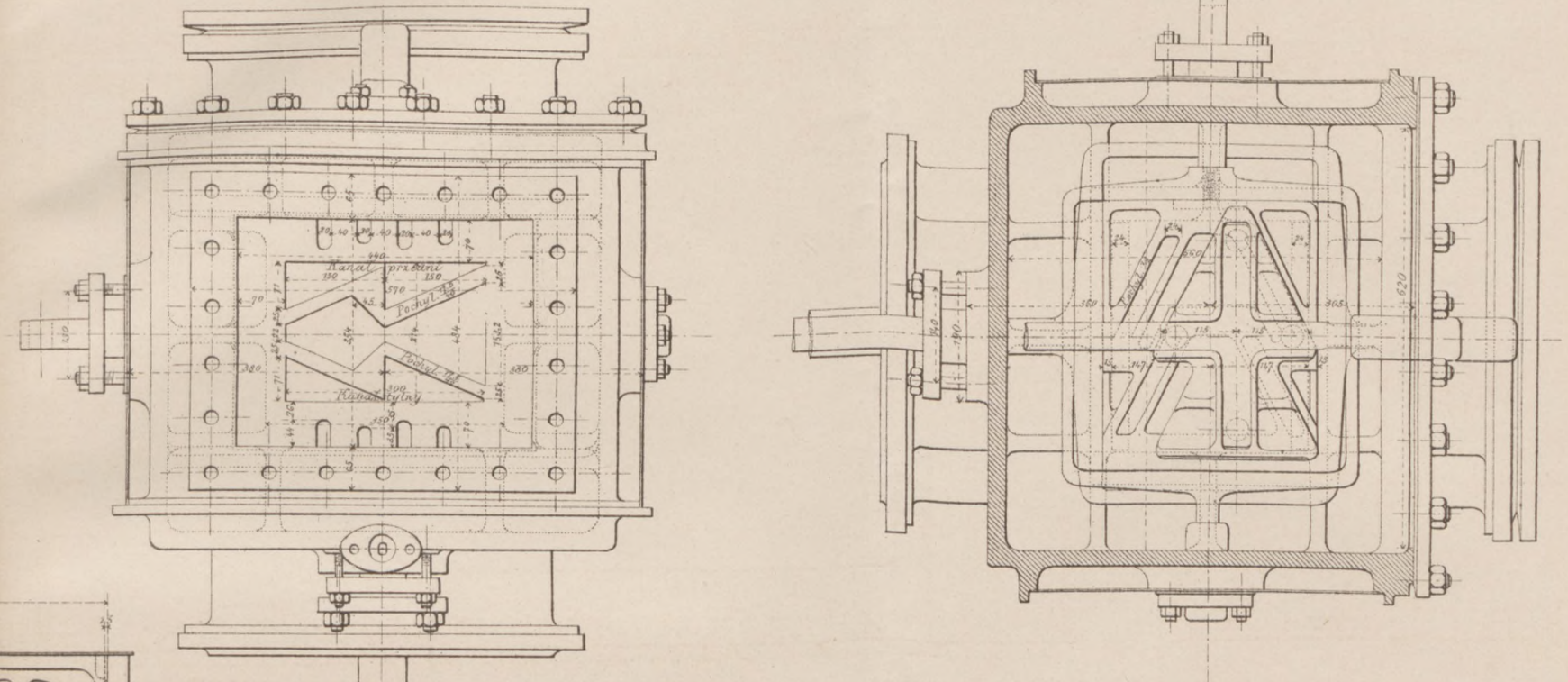


Cylinder parowy o wysokim ciśnieniu parowozu N° 3101 D. Z. północnej (rys. 92, 93 i 94)

Skała 1:10

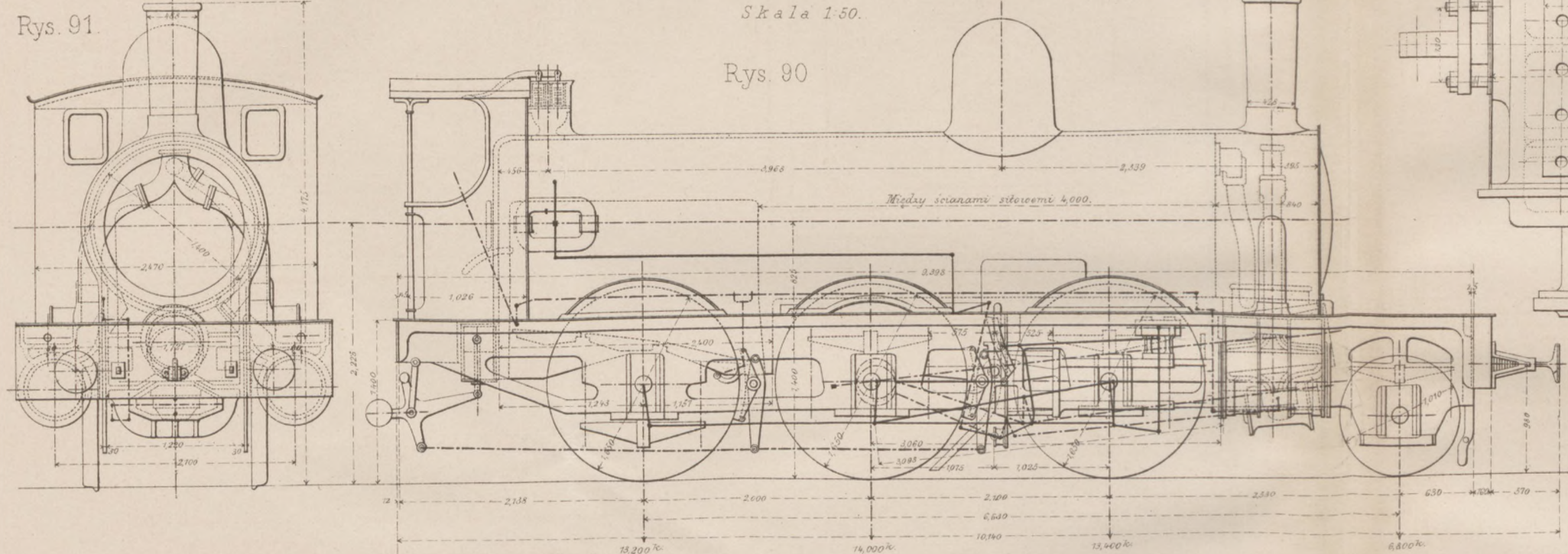
Skrzynka parowa - Widok. Rys. 92.

Przekrój F.G.H.D.J. Rys. 93.

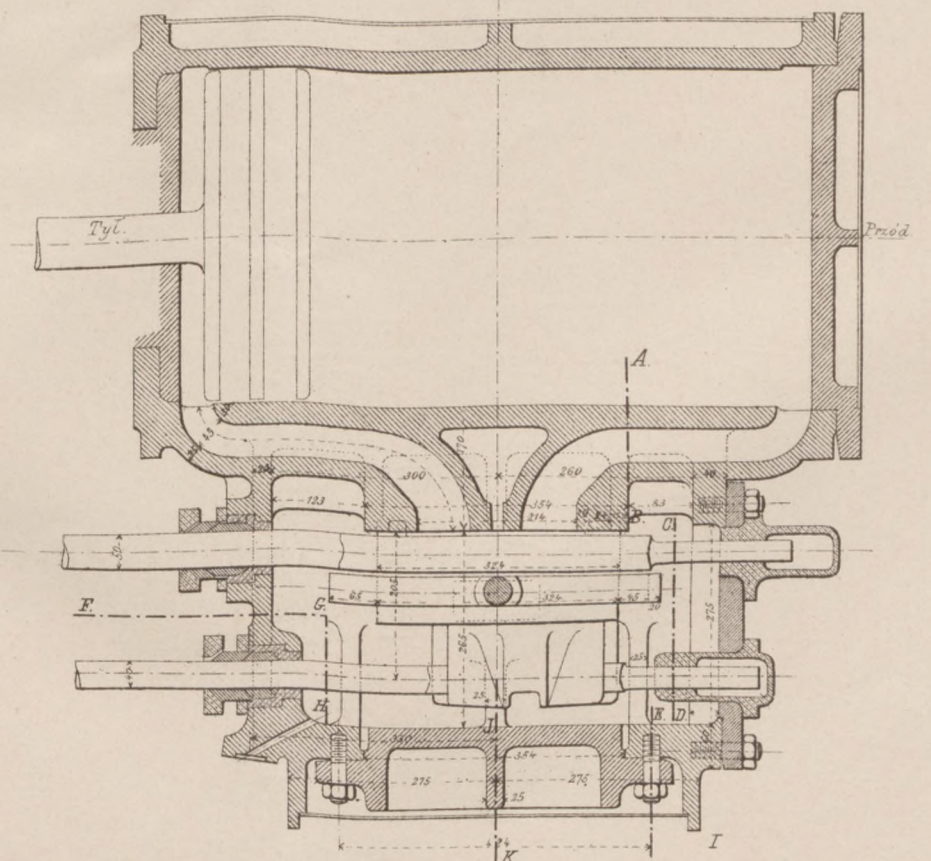


Parowóz systemu sprzężonego o 3^{ch} cylindrach D. Z. północnej francuskiej N° 3101.

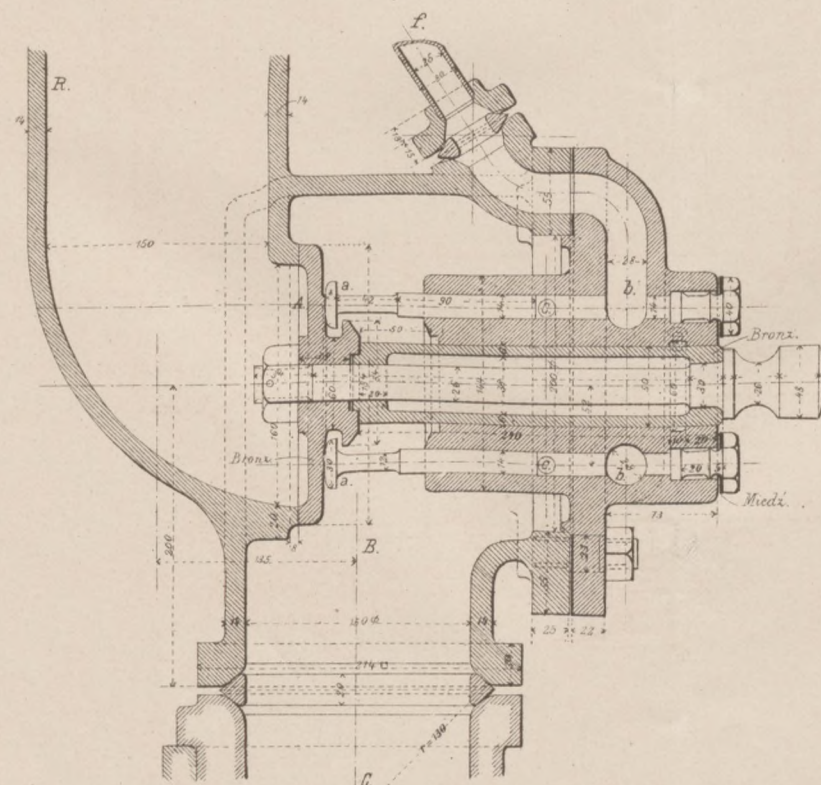
Skała 1:50.



Przekrój podłużny Rys. 94.



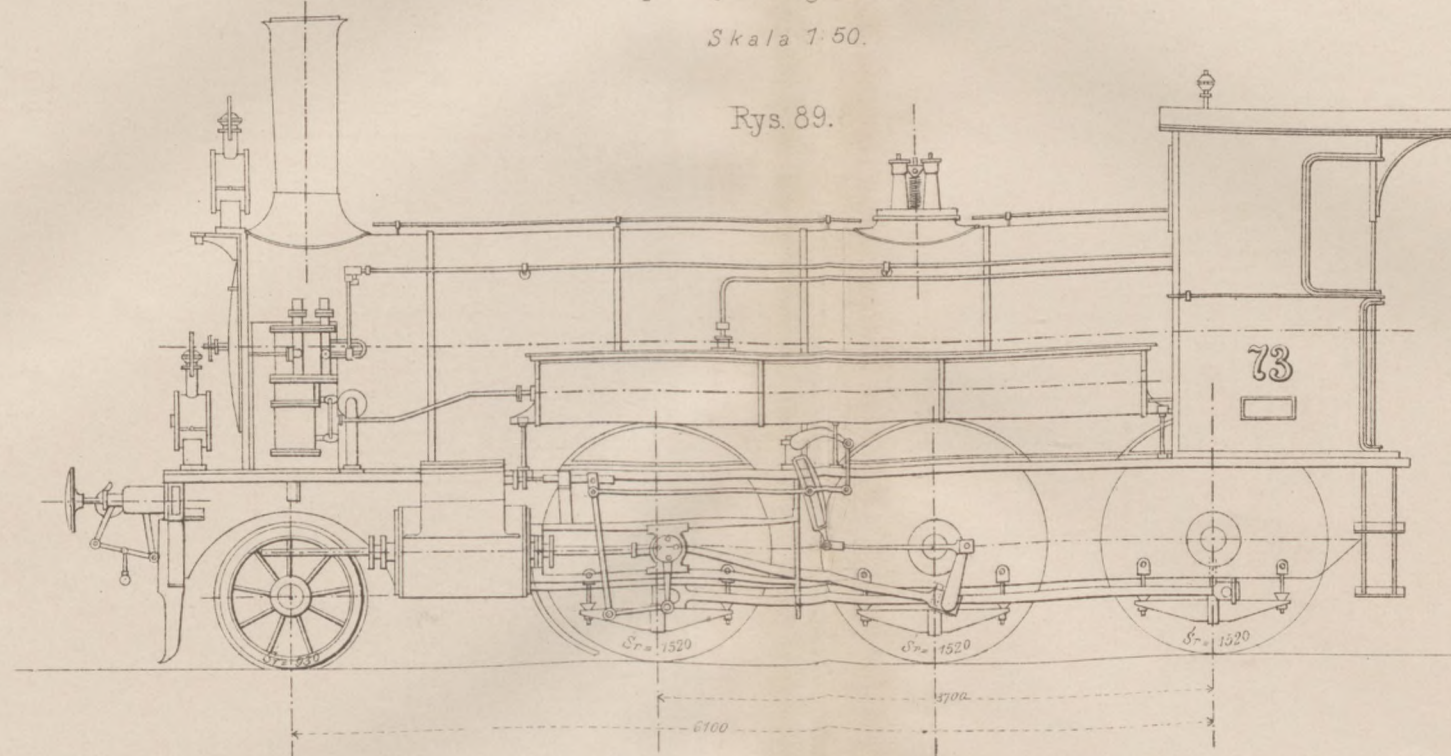
Wentyl przypiłyowy v. Borriesa 1/3 nat wielk. Rys. 88.



Parowóz systemu sprzężonego D. Z. Jura-Berne-Lucerne.

Skała 1:50.

Rys. 89.

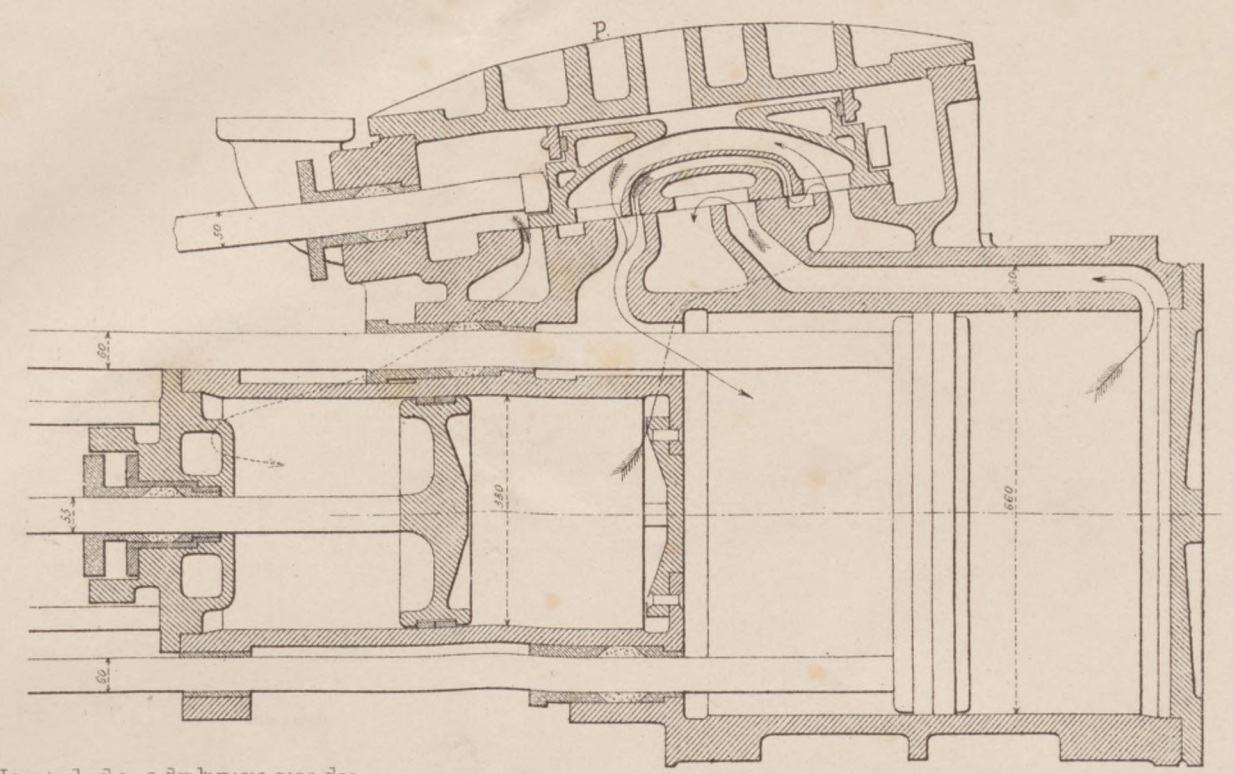
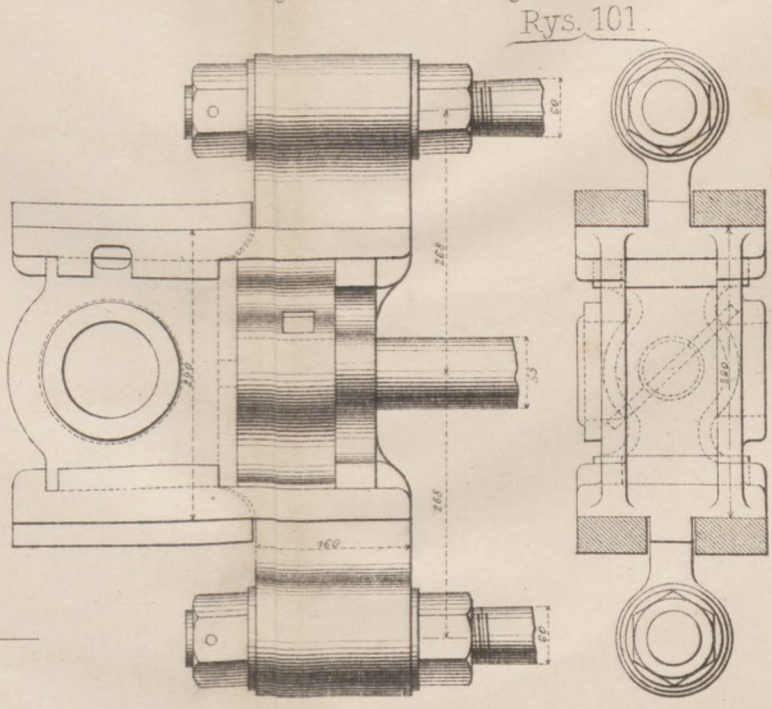
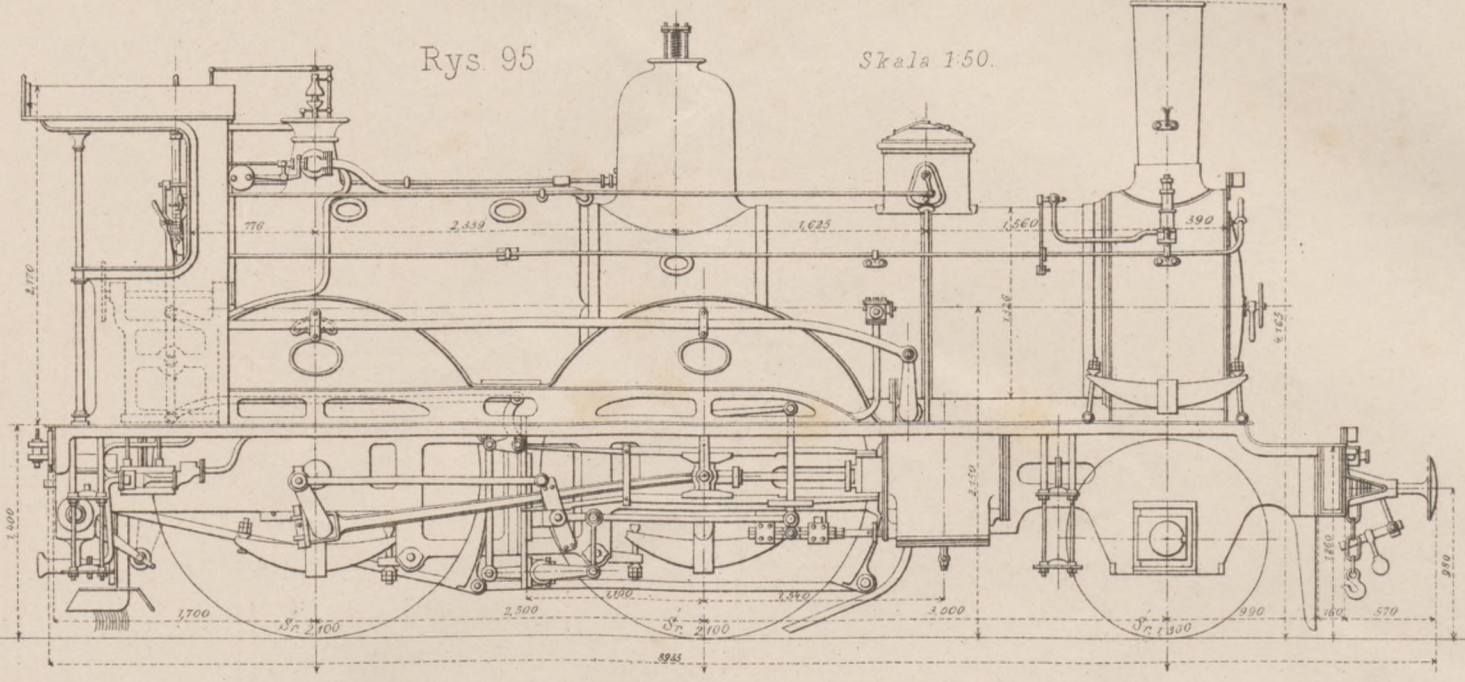


Do art inż. L. Wojny: PAROWOZY na WYSTAWIE PARYZKIEJ 1889 r.

Parowóz pośpieszny D.Ż. francuskiej północnej, systemu sprzężonego.

Krzyżulec tłokowy.

Rys.100. Przekrój podłużny podwójnego cylindra.



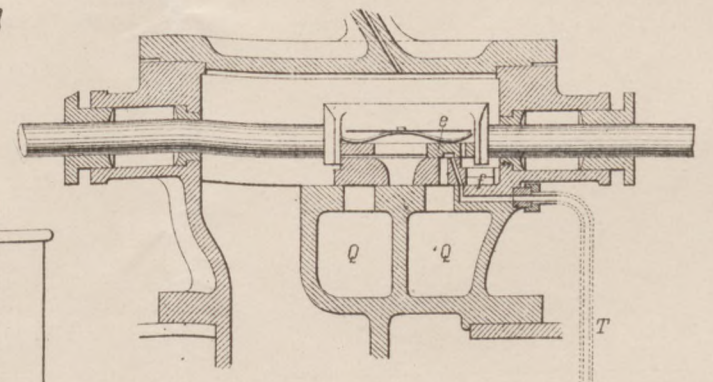
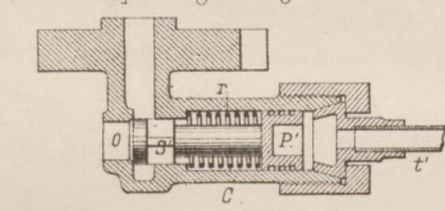
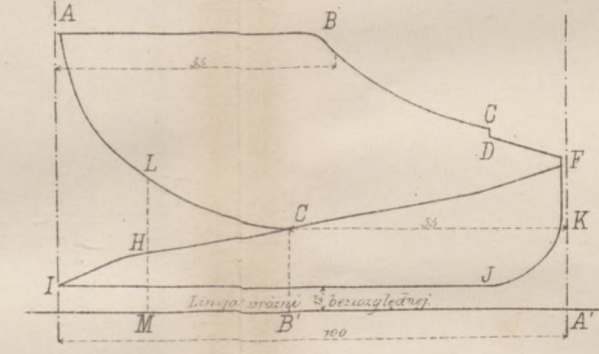
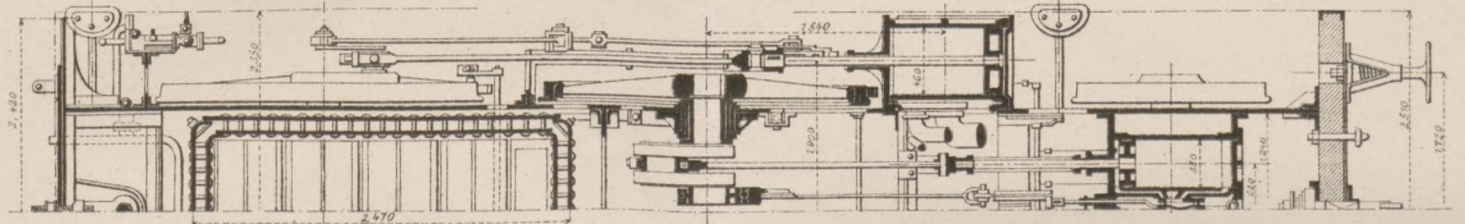
Rys 96. Przekrój poziomy.

Rys 104. Diagram teoretyczny.

Rys.103. Wentyl do odpływu wody skroplonej w cylindrach.

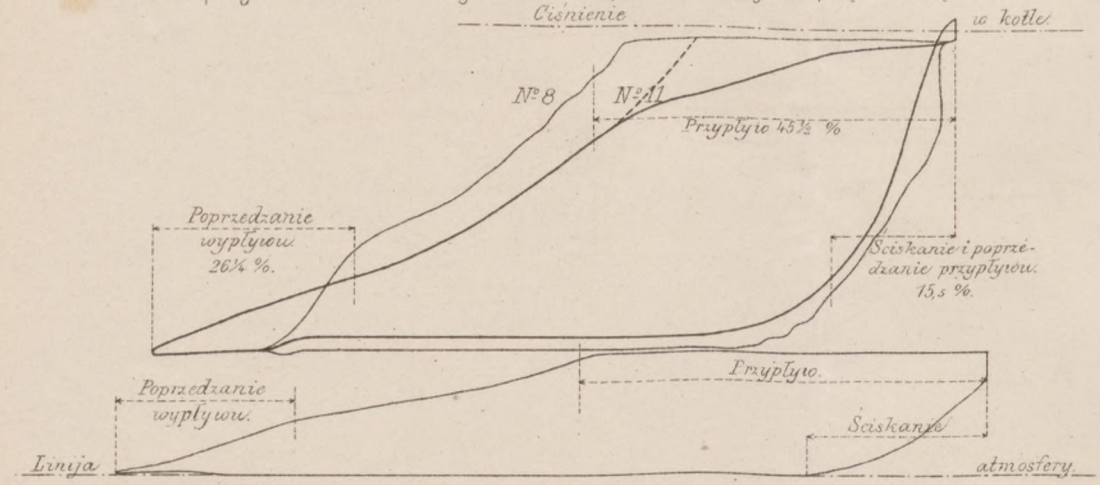
Rys. 102.

Wentyl cylindrowy do przyptywu powietrza.



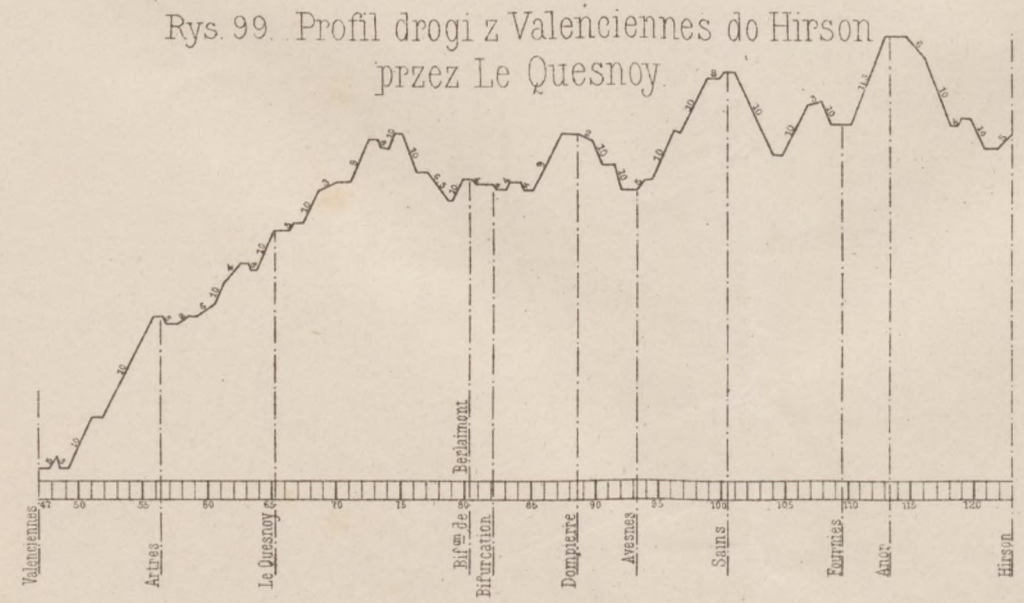
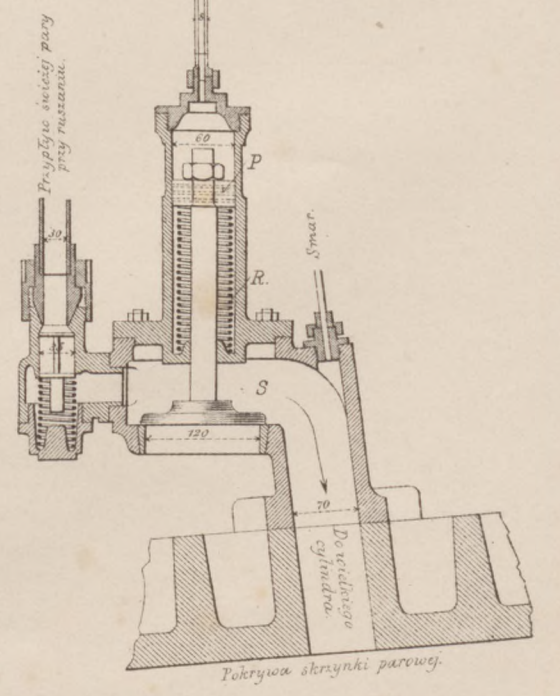
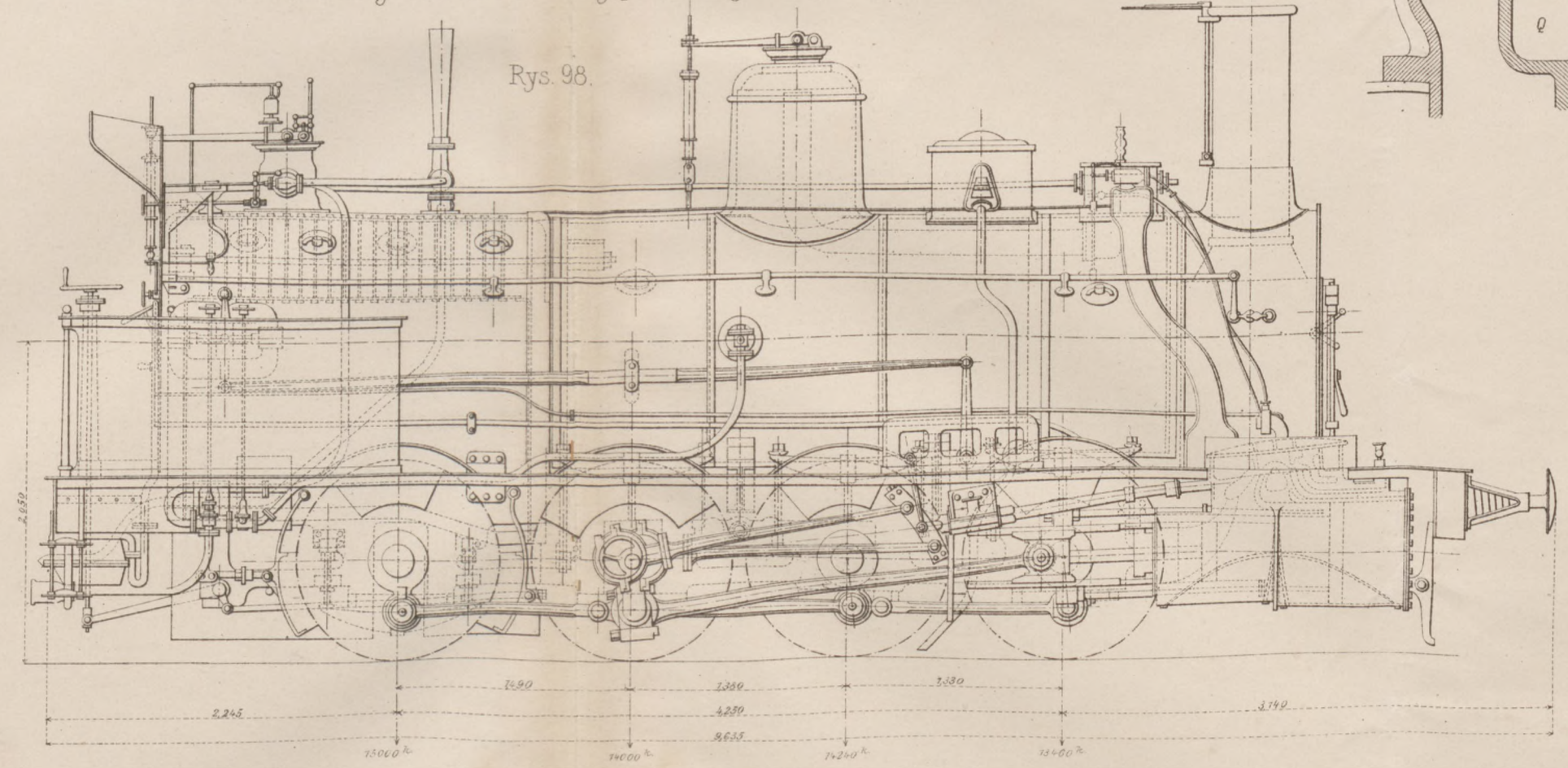
Rys 97. Diagram pracy pary w cylindrach parowozu sprzężonego № 701. № 8 przy ruszaniu z miejsca. - №11 podczas biegu z prędkością 89 km.

Parowóz towarowy D.Ż. francuskiej północnej o 4 cylindrach systemu Woolfa.



Rys 98.

Rys. 99. Profil drogi z Valenciennes do Hirson przez Le Quesnoy



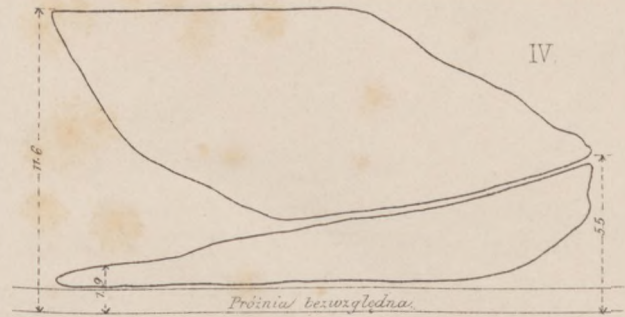
Do art inż. L. Wojny: PAROWOZY na WYSTAWIE PARYZKIEJ 1889 r.

Rys.105. Diagramy rzeczywiste

Pociąg 2962 4 Czerwca 1888 r. Ciężar 675 tonn.
Prędkość 20 km. na godz.
Przyptyw 35.5%. — Poziom.



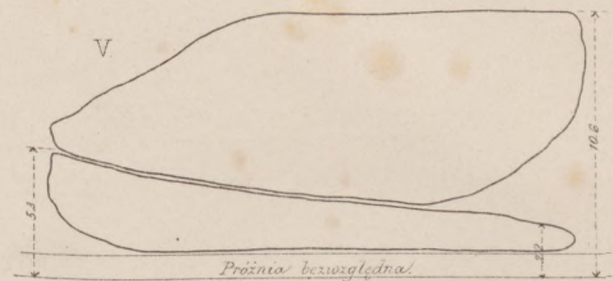
Pociąg LC 23 Listopada 1888 r. Ciężar 896 tonn.
Prędkość 16 km. (60 wagonów).
Przyptyw 65%.



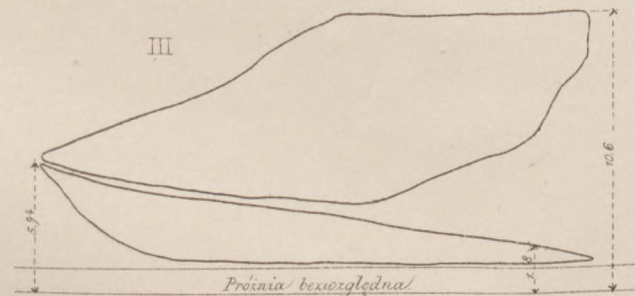
Pociąg 1342 12 Września 1887 r. Ciężar 750 tonn.
Prędkość 21 km. na godz.
Przyptyw 45% — Pochyłość 5.5.



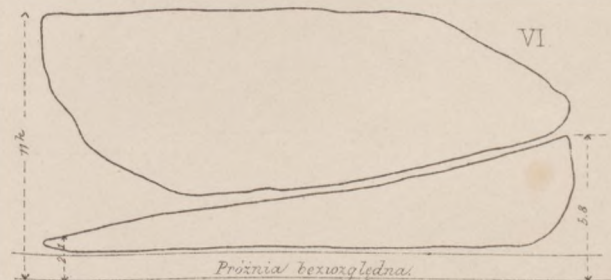
Pociąg 950 22 Maja 1888 r. Ciężar 550 tonn.
Prędkość 15 km. na godz.
Przyptyw 70% — Pochyłość 10‰.



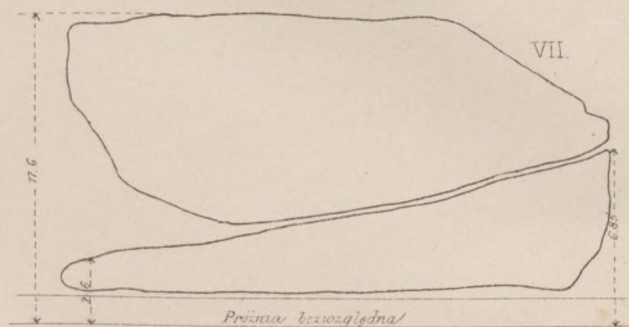
Pociąg 1342 12 Września 1887 r. Ciężar 750 tonn.
Prędkość 21 km. na godz.
Przyptyw 54.5.



Pociąg 27 Marca 1888 r. Ciężar 550 tonn.
Prędkość 15 km. na godz.
Przyptyw 79% — Pochyłość 10‰.



Pociąg 1260 1 Maja 1889 r. Ciężar 600 tonn.
Ruszanie z miejsca Berlaimont (40 wagonów).
Przyptyw 75%. — Pochyłość 10‰.

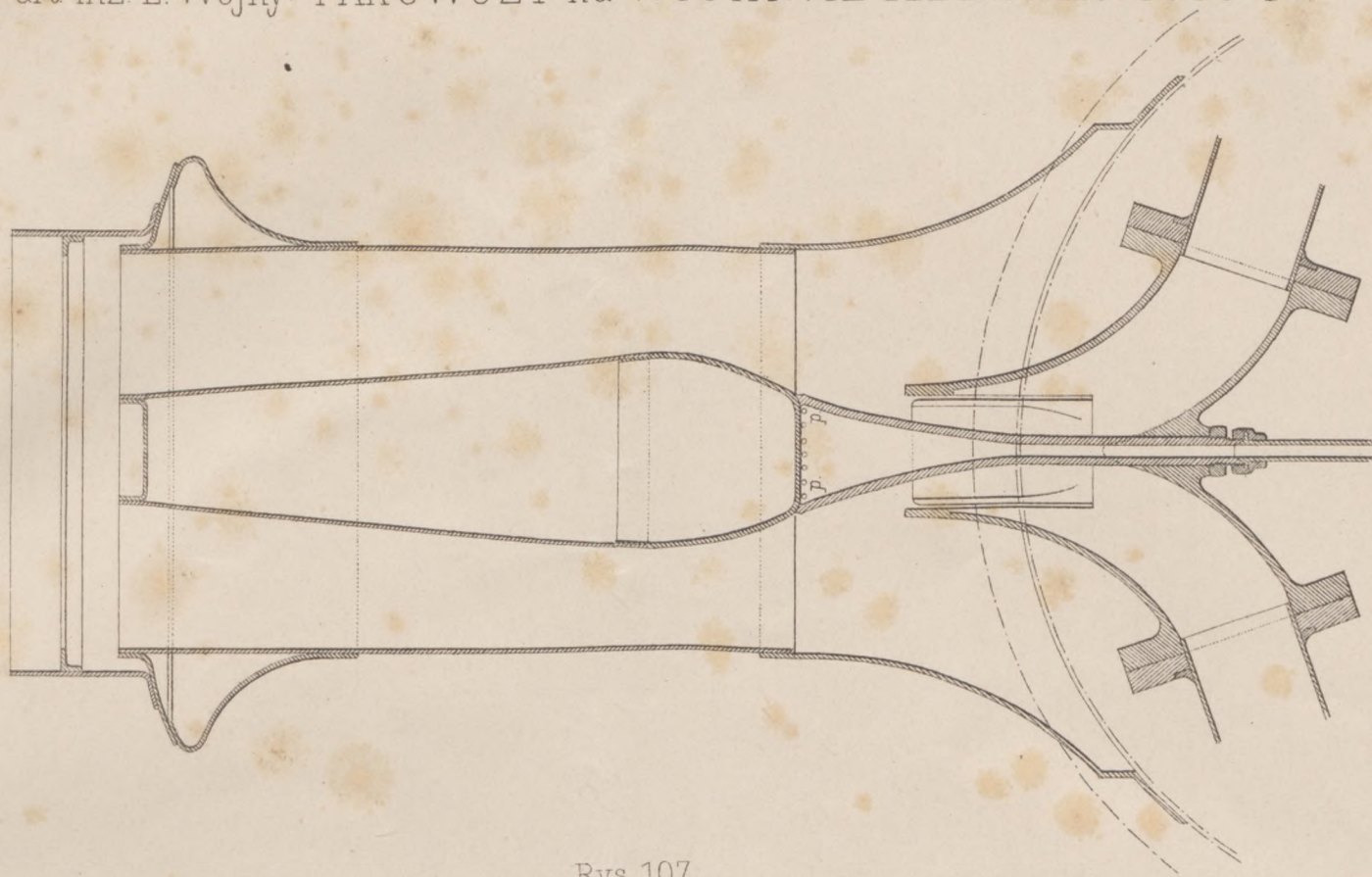


Pociąg LC 25 Listopada 1887 r. Ciężar 896 tonn.
Ruszanie z miejsca w Lens (60 wagonów).
Przyptyw 82%.



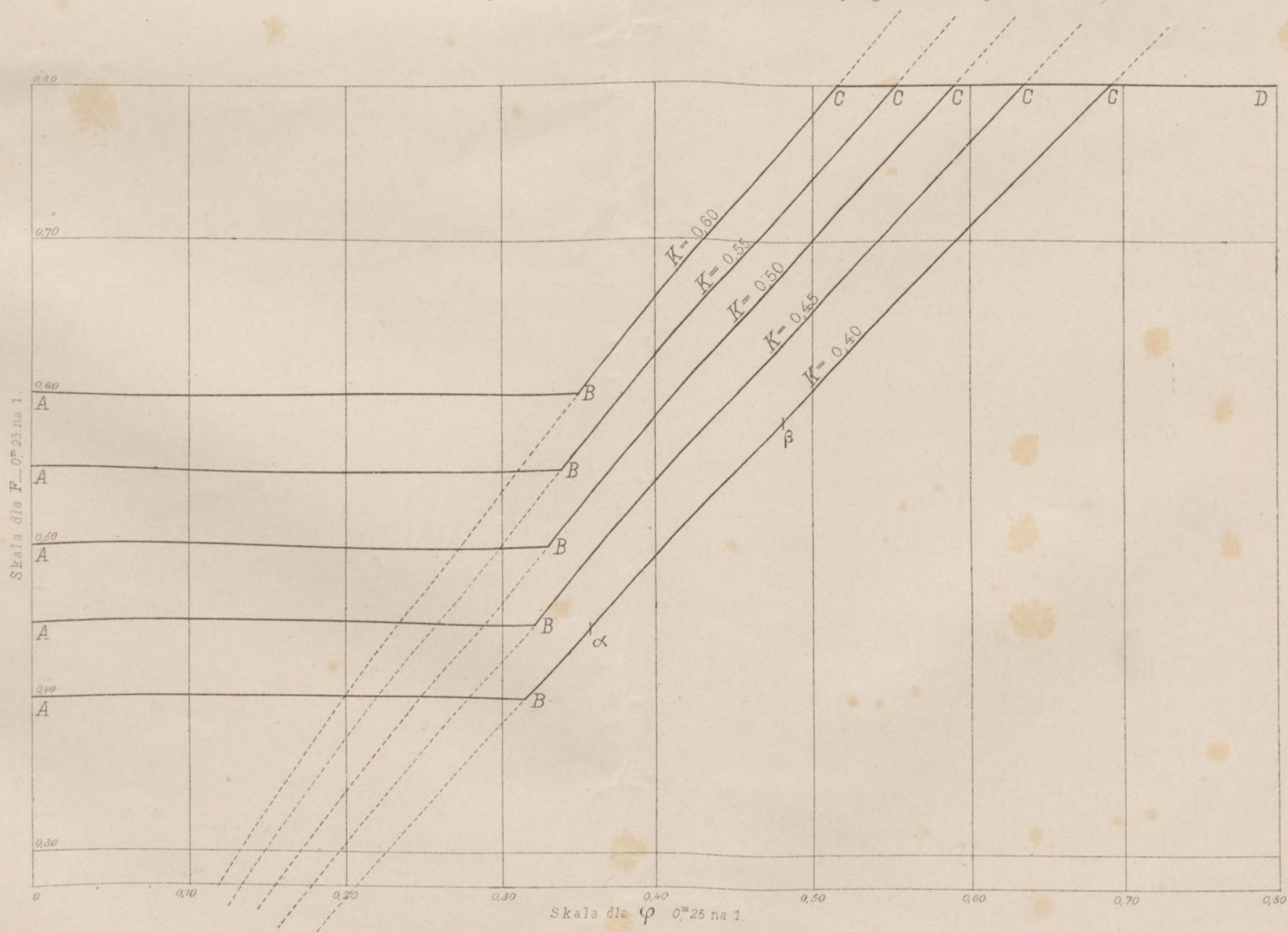
Do art inż. L. Wojny: PAROWOZY na WYSTAWIE PARYZKIEJ 1889 r

Rys. 106_Komin parowozowy
D. Z. Paryzko-Lyonskiej.



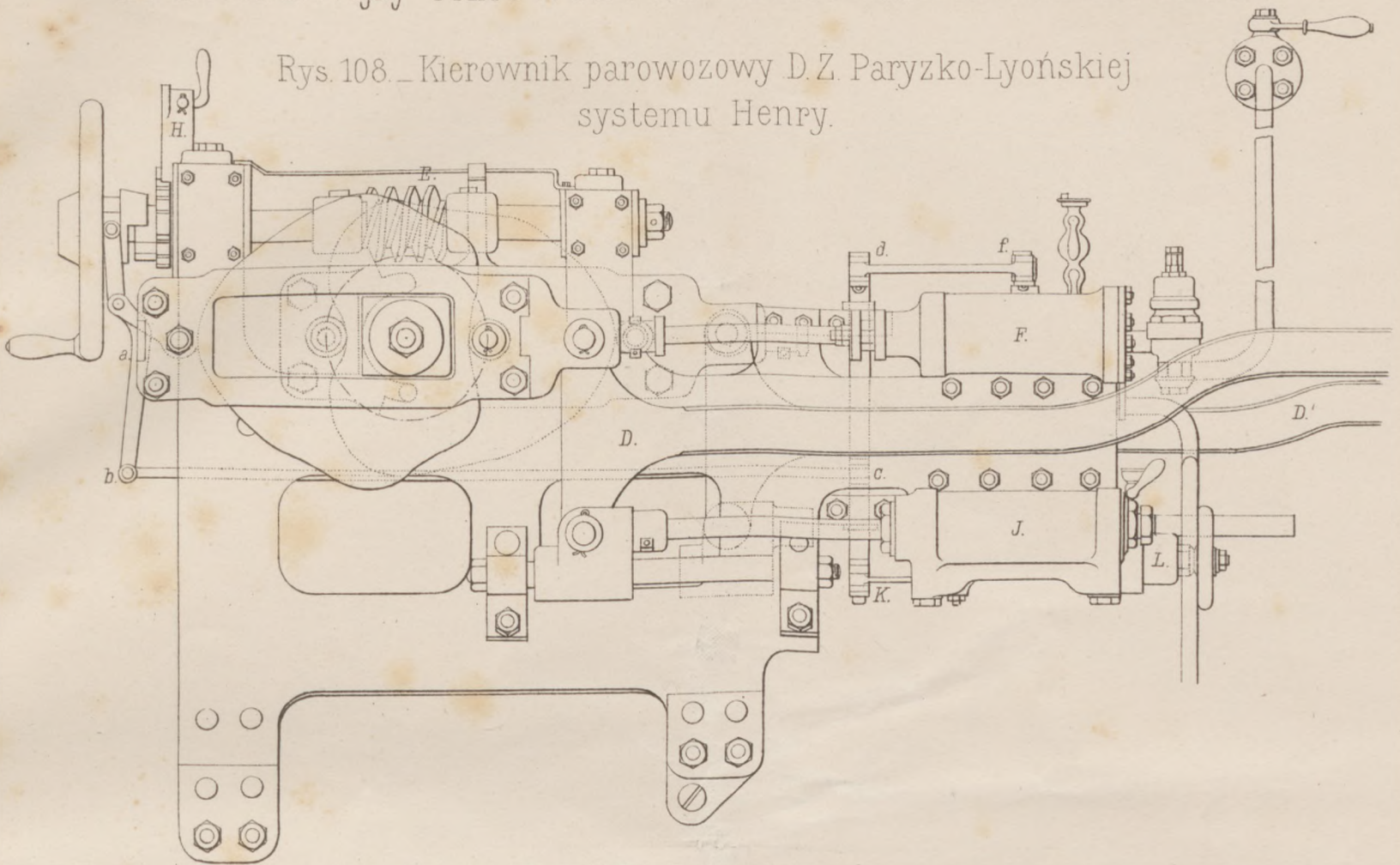
Rys. 107.

Diagram stosunków między stopniami φ i F przyływu pary do małych i wielkich cylindrów, przy różnym stosunku K między ich objętościami.

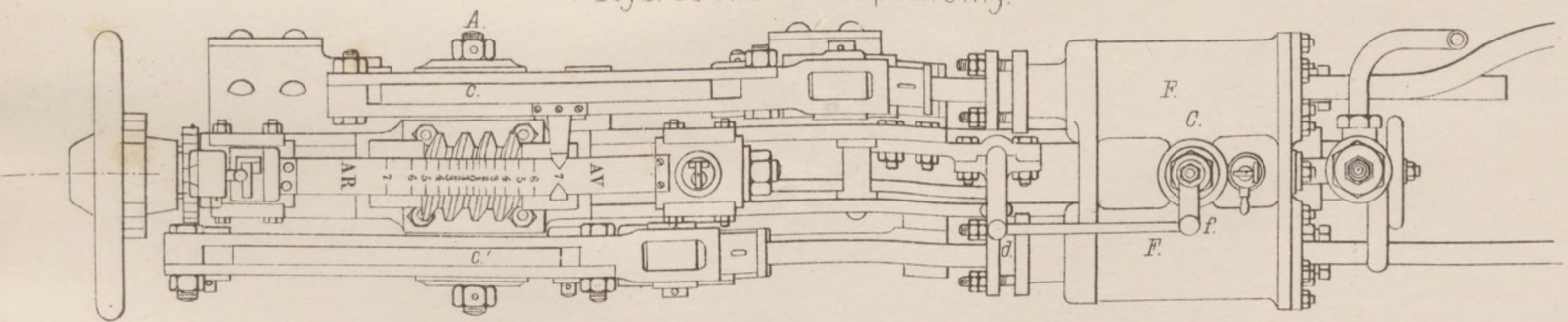


Do art. inż. L. Wojny: PAROWOZY na WYSTAWIE PARYZKIEJ 1889 r.

Rys. 108. — Kierownik parowozowy D. Z. Paryzko-Lyońskiej systemu Henry.

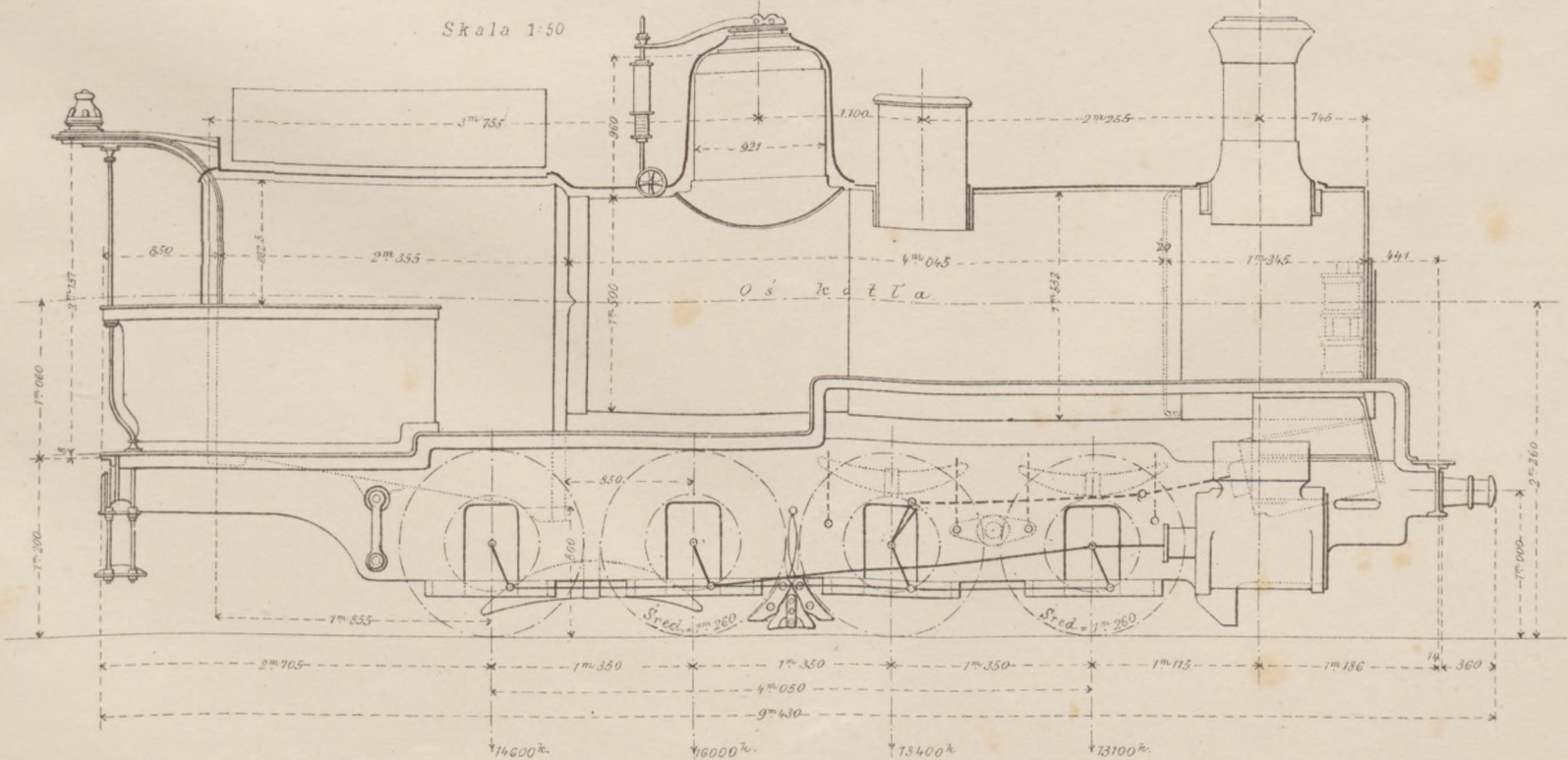


Rys. 109. — Rzut poziomy.

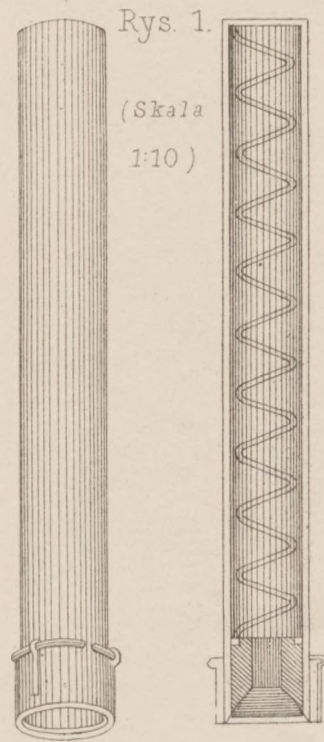


Rys. 110. — Parowóz górski systemu sprzężonego D. Z. Paryzko-Lyońskiej.

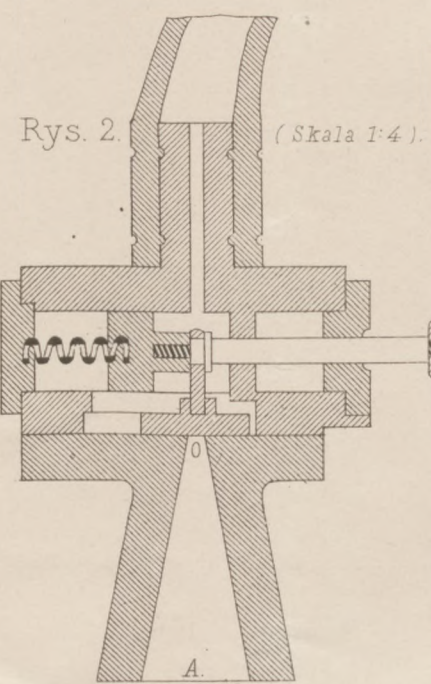
Skala 1:50



Pompka powietrzna ręczna
syst. „Robinet“

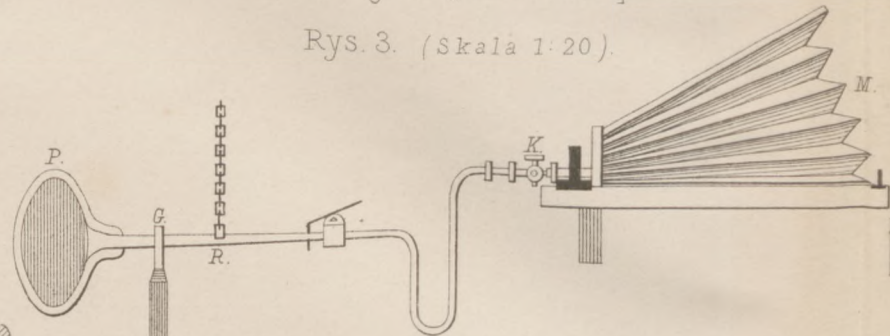


Munштук syst. „Riedel“



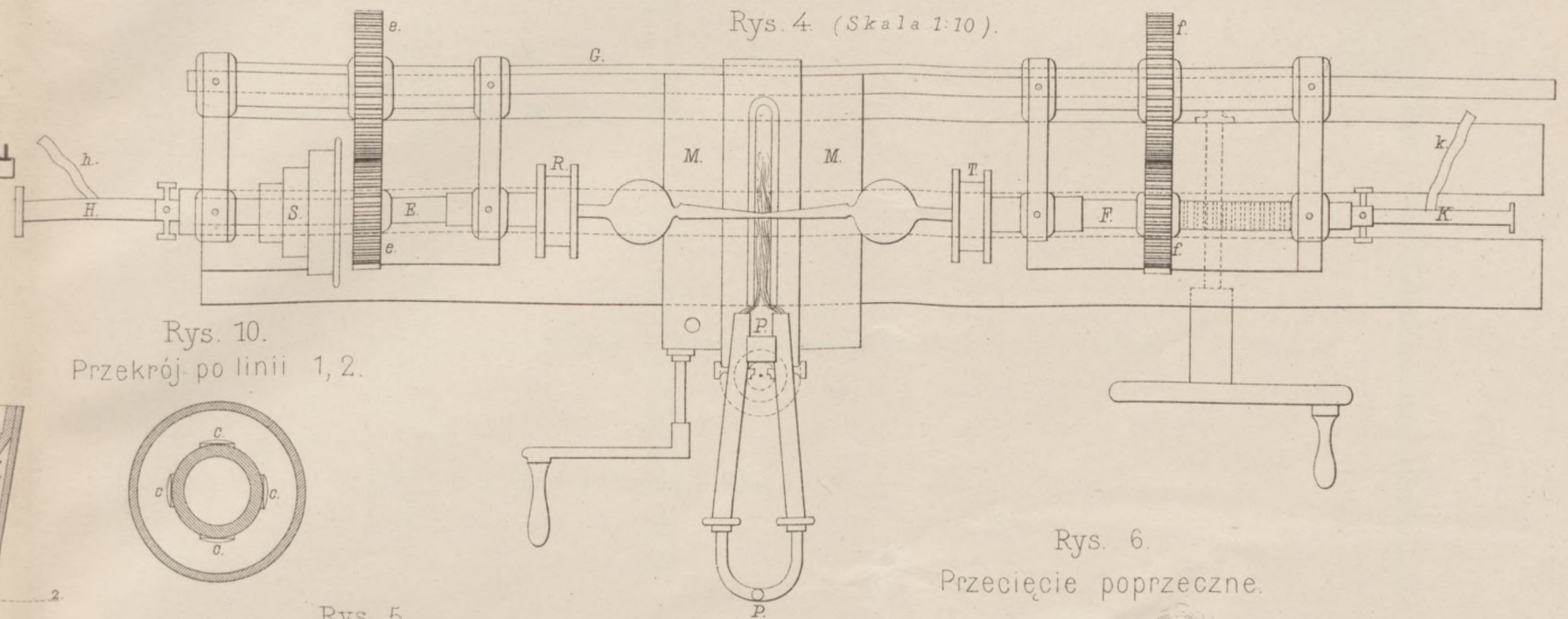
Miech syst. „Bontemps“

Rys. 3. (skala 1:20).

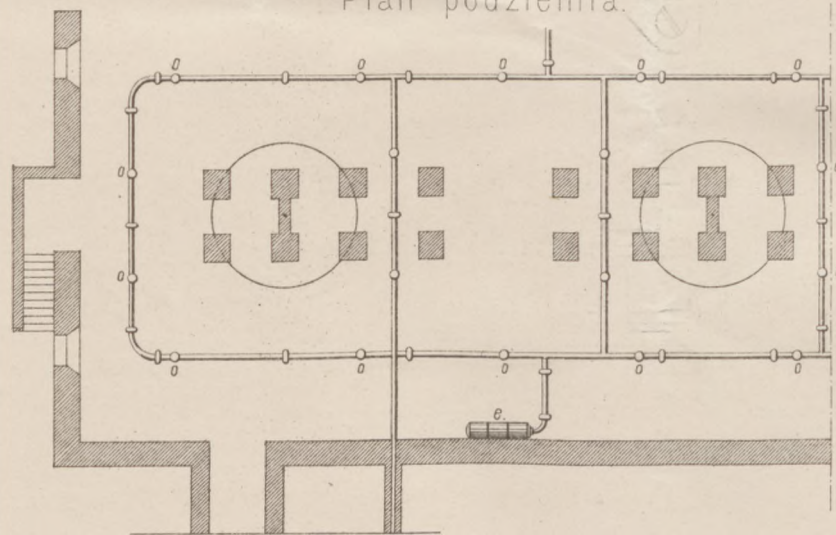


Maszyna syst. „Wricht-Mackie“

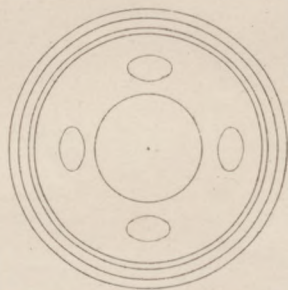
Rys. 4. (Skala 1:10).



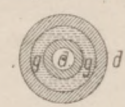
Rys. 7. Plan podziemia.



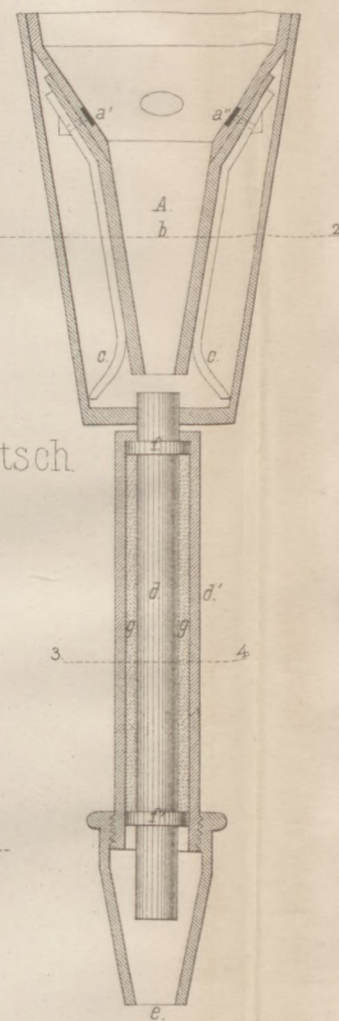
Rys. 11. Plan widok z góry.



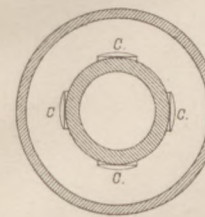
Rys. 12. Przekrój po linii 3,4.



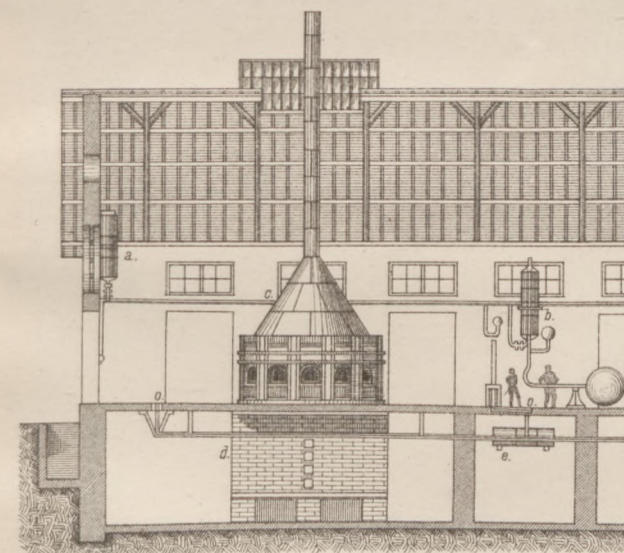
Rys. 9. (Skala 1:2)



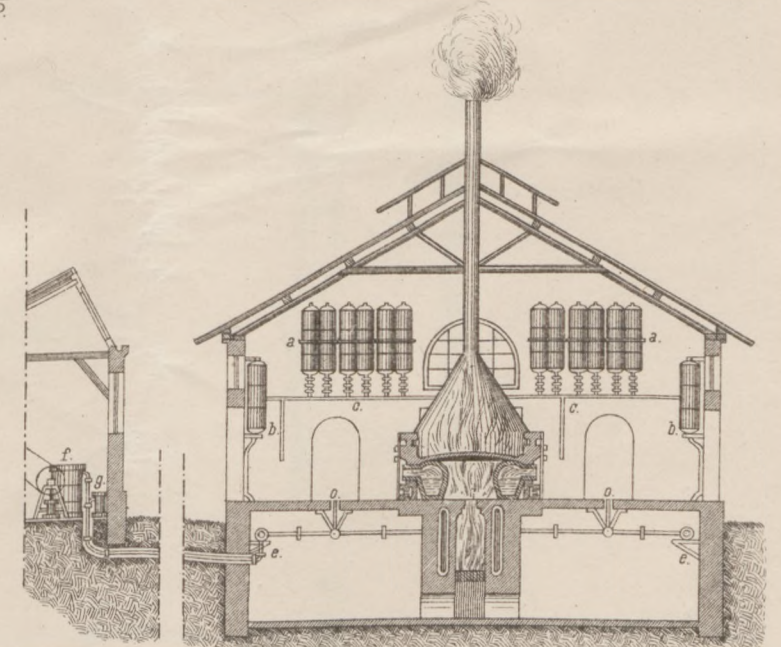
Rys. 10. Przekrój po linii 1, 2.



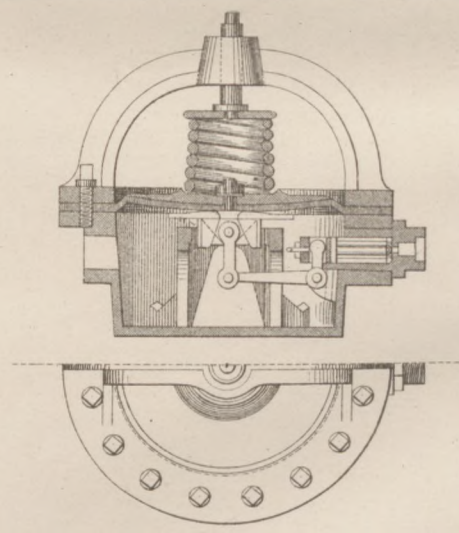
Rys. 5. Przekięcie podłużne.



Rys. 6. Przekięcie poprzeczne.

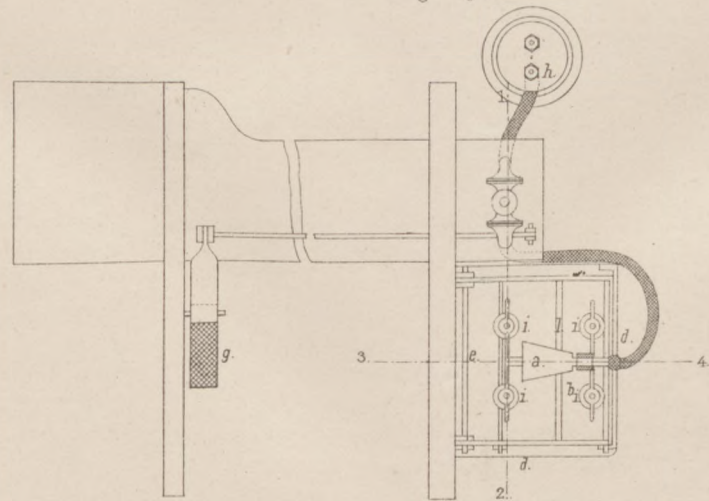


Rys. 8. Regulator Delamarre, syst. Pintsch

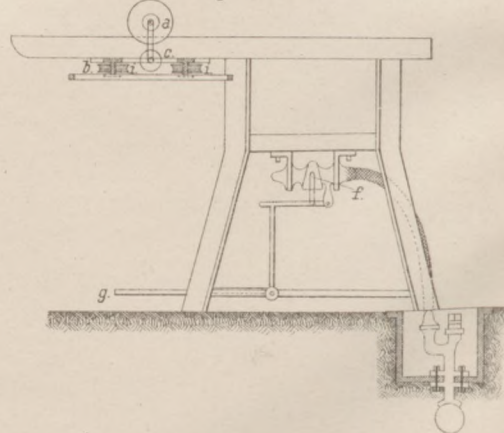


Uwaga. W planie podziemia kuty szklanej, wykazane jest rozproszanie rur dla powietrza ściśnionego o prężności 130 gr. na 1 ct. □.

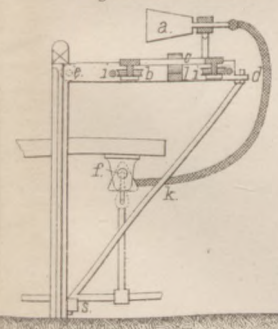
Rys. 13. Plan. (Widok z góry).



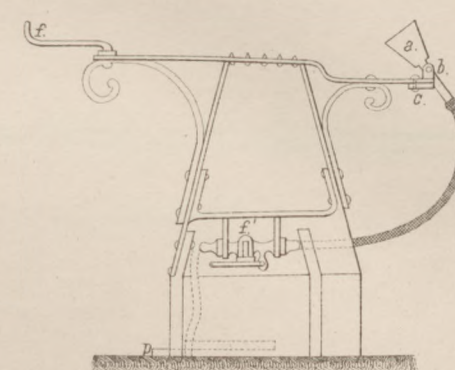
Rys. 14. Przekrój po linii 1, 2.



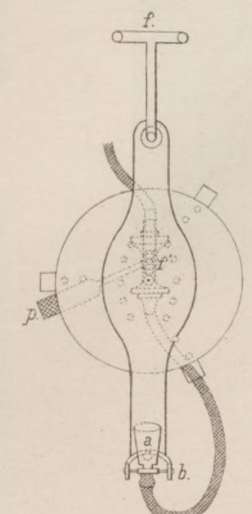
Rys. 15. Przekrój po linii 3, 4.



Rys. 16. Widok z przodu.



Rys. 17. Plan (Widok z góry)



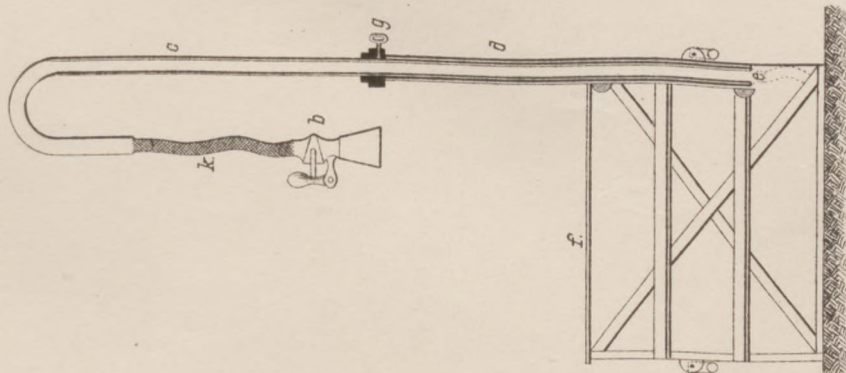
- a. Zbiornik ściśnionego powietrza o prężności 4 cm.
- b. Zbiornik ściśnionego powietrza o prężności 500 gr. na 1 ct. □.
- c. Rury rozproszające powietrze o wysokim ciśnieniu.
- d. Rury rozproszające powietrze o niskim ciśnieniu.
- e. Zbiornik ściśnionego powietrza o prężności 130 gr. na 1 ct. □.

- a. Zbiorniki ściśnionego powietrza.
- g. Regulator.
- o.o. Otwory powietrzne z kranami do zamykania lub otwierania przepływu powietrza.

Do art. L. Rospendowskiego: „ŚCIŚNIONE POWIETRZE W ZASTOSOWANIU DO MECHANICZNEGO WYDYMANIA SZKŁA.”

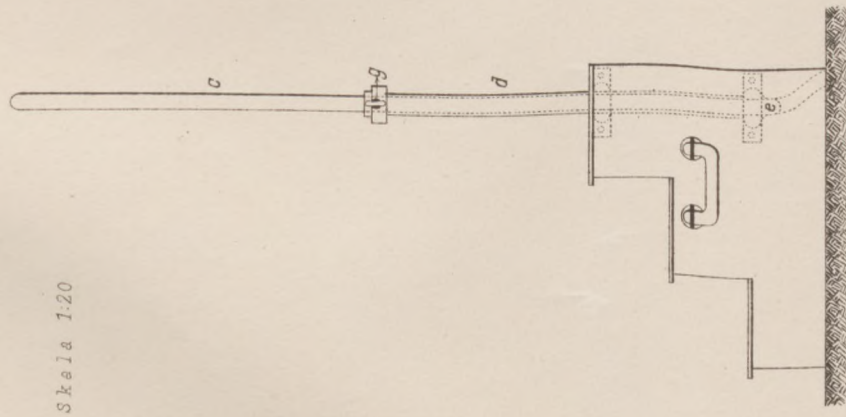
Rys. 18

Widok z przodu.



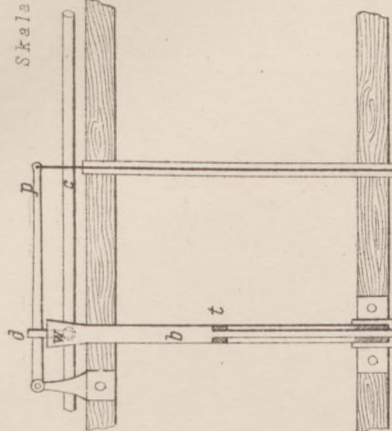
Rys. 20.

Widok z boku.



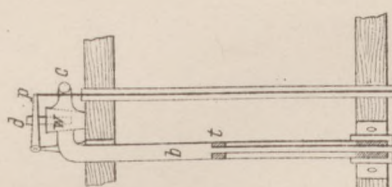
Rys. 21

Widok z przodu



Rys. 22.

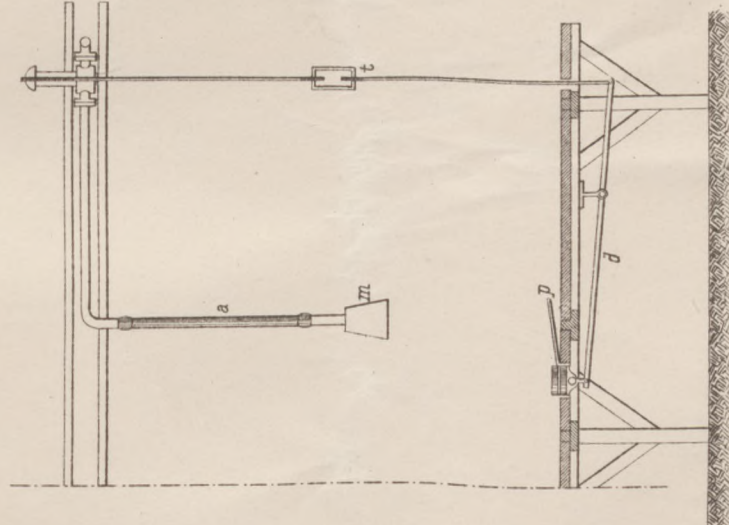
Widok z boku



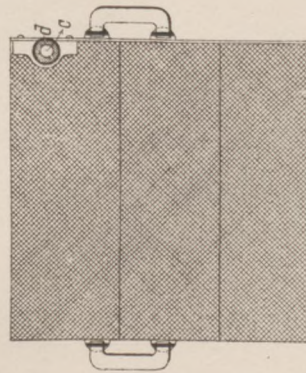
Rys. 23.

Widok z przodu

Skala 1:40.

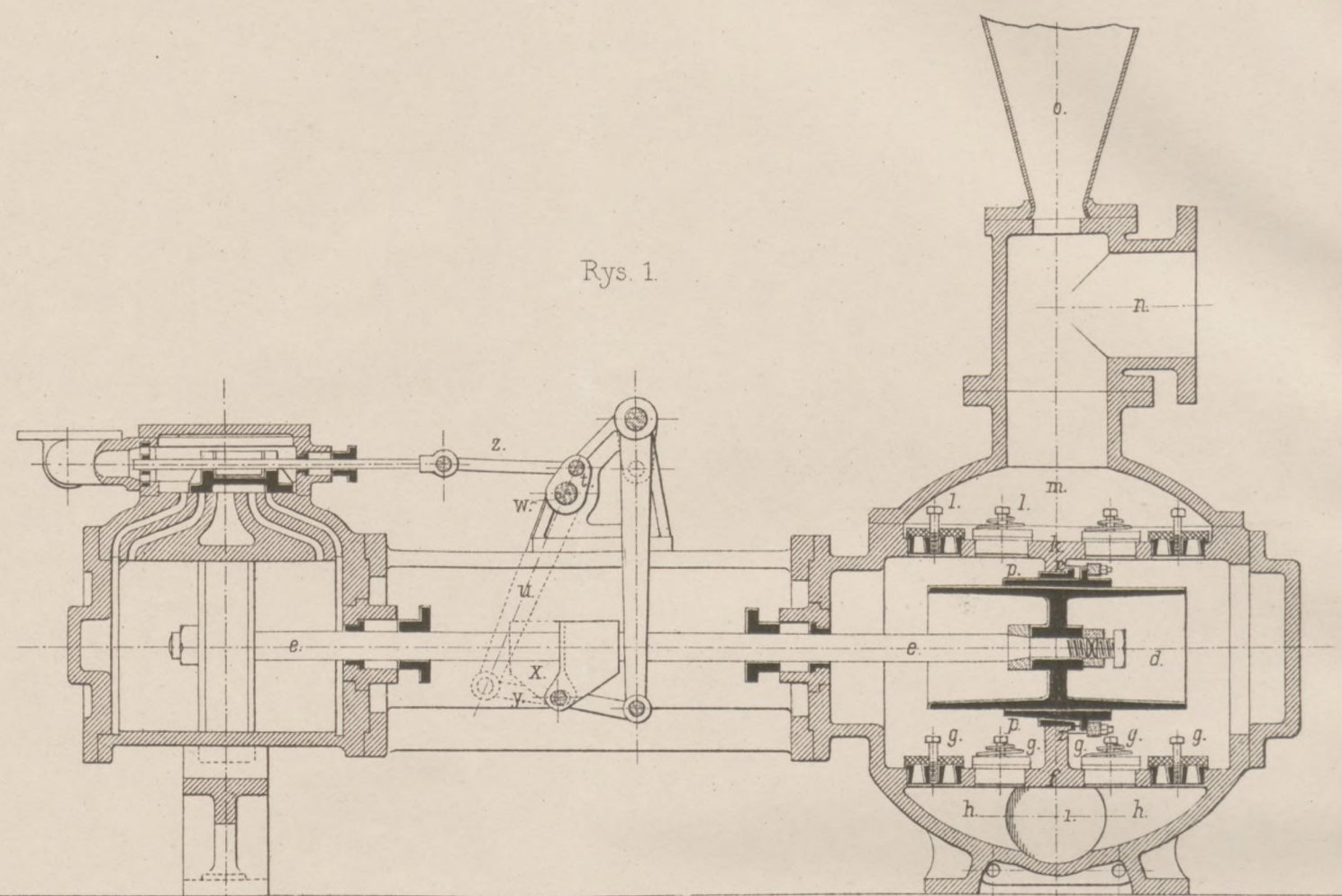


Rys. 19. — Plan (Widok z góry)

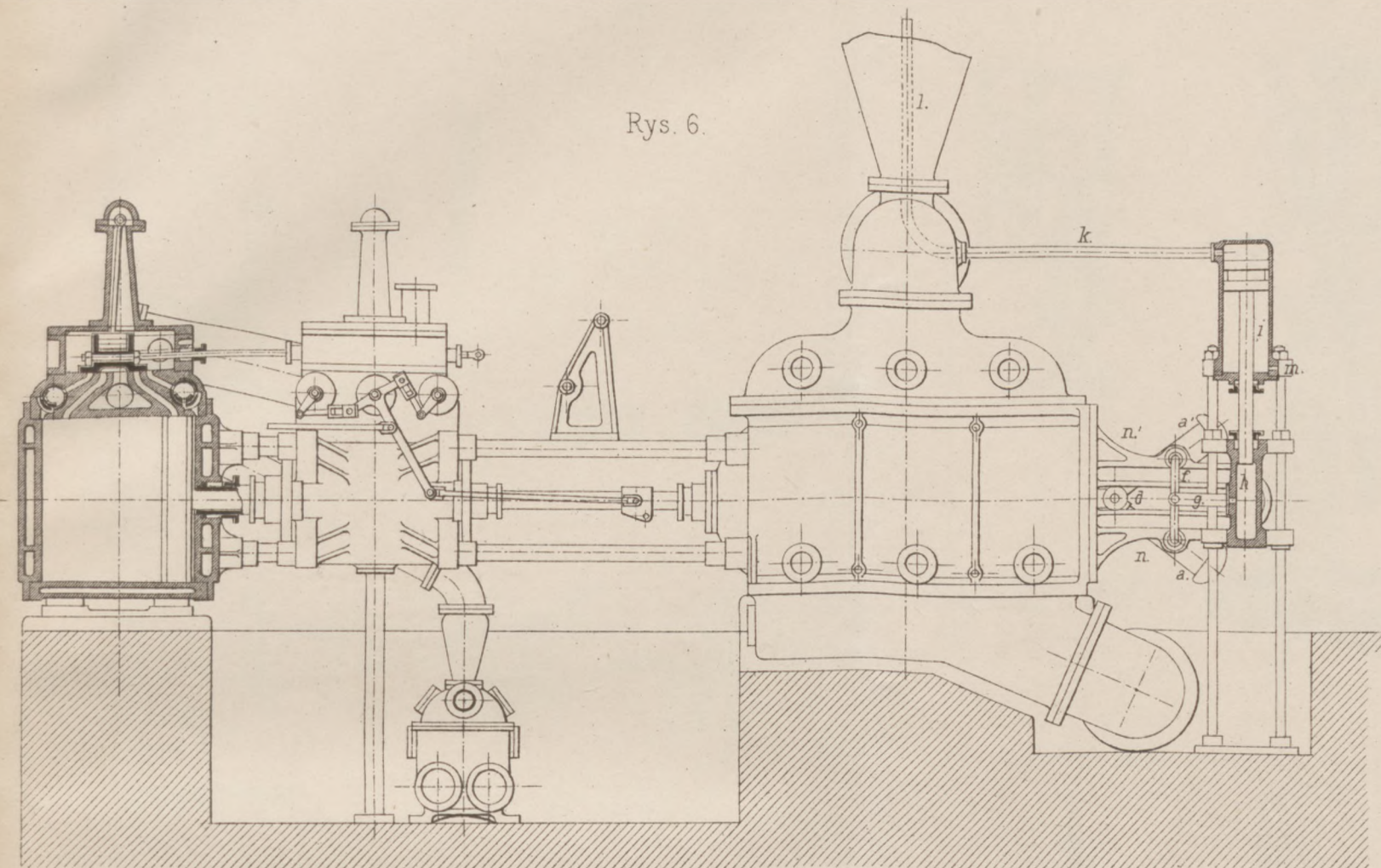


Do art. O POMPACH WARTINGTONA.

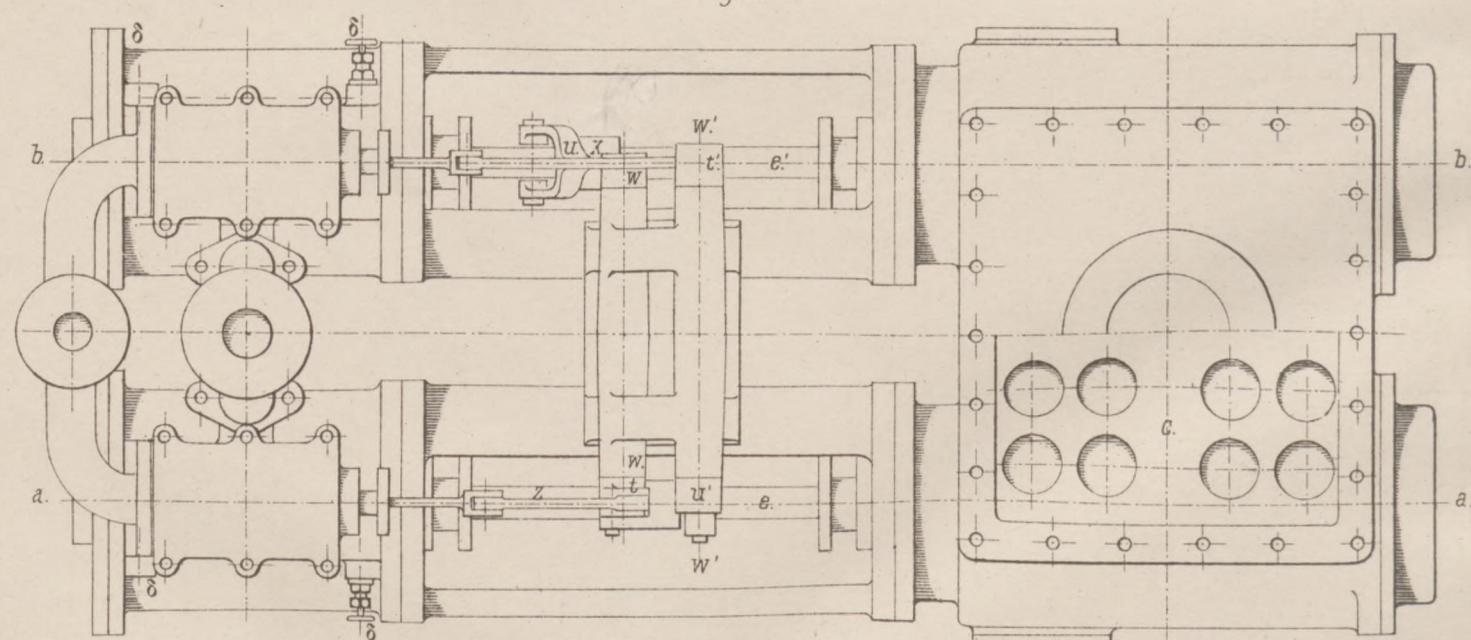
Rys. 1.



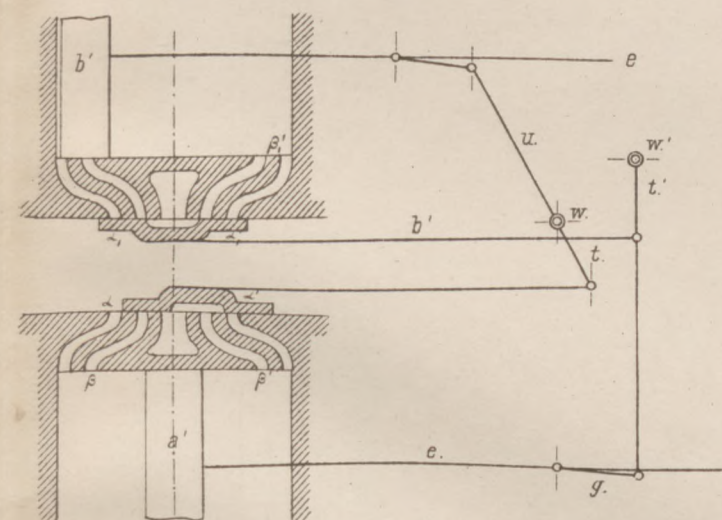
Rys. 6.



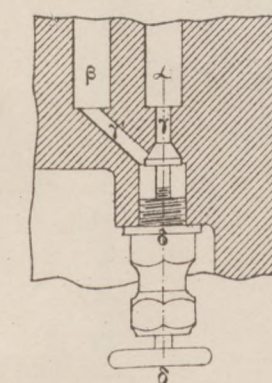
Rys. 2.



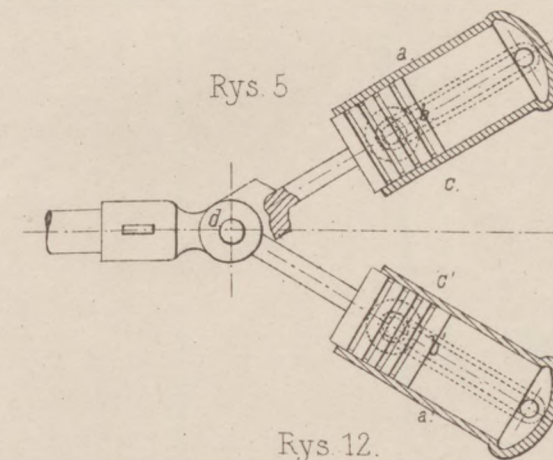
Rys. 3.



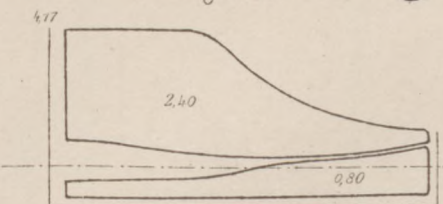
Rys. 4.



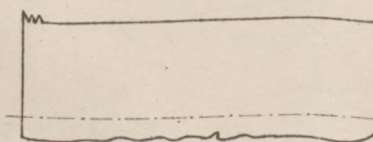
Rys. 5.



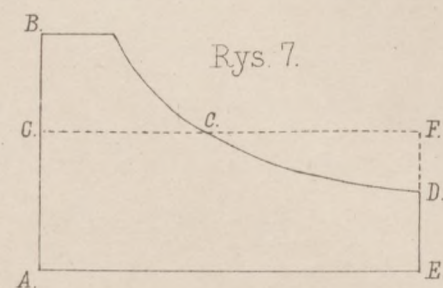
Rys. 12.



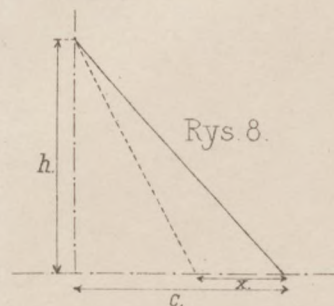
Rys. 11.



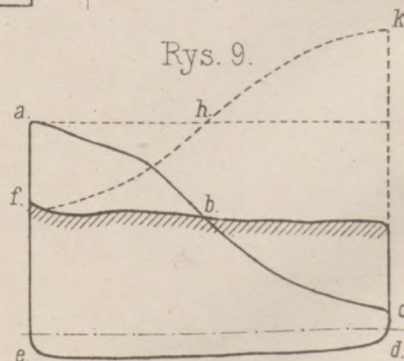
Rys. 7.



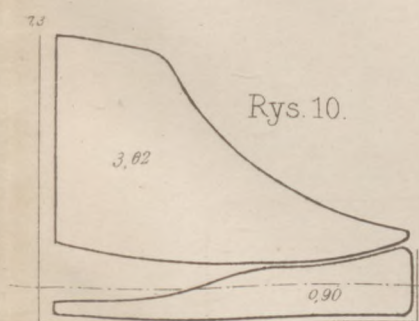
Rys. 8.



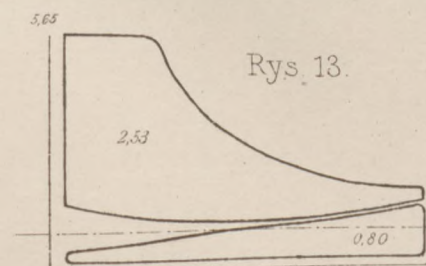
Rys. 9.



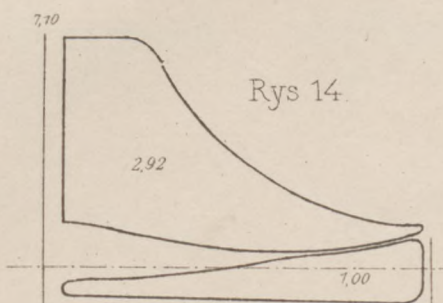
Rys. 10.



Rys. 13.

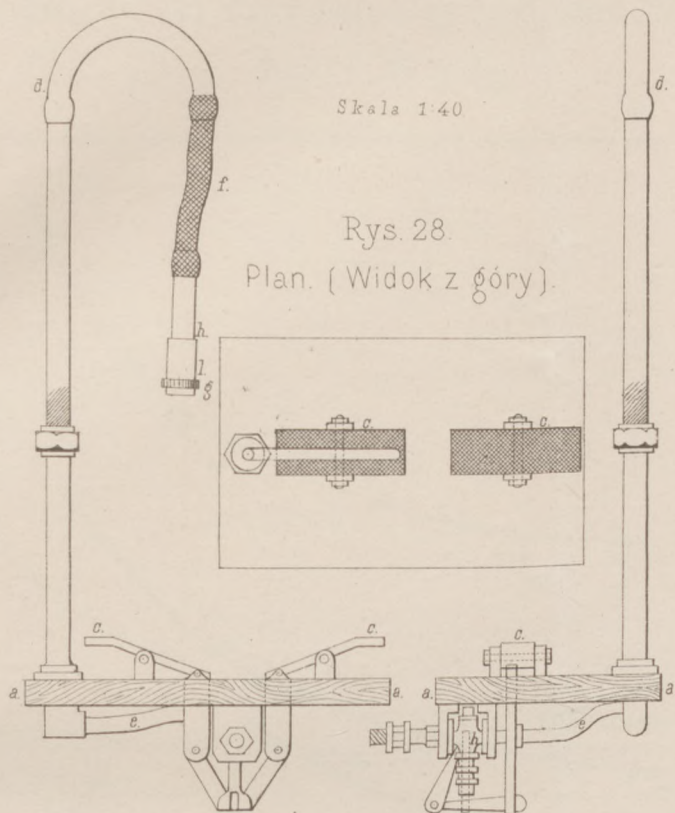
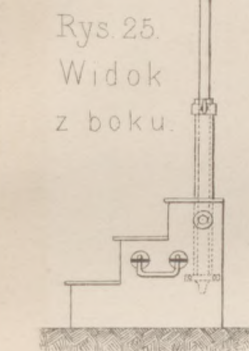
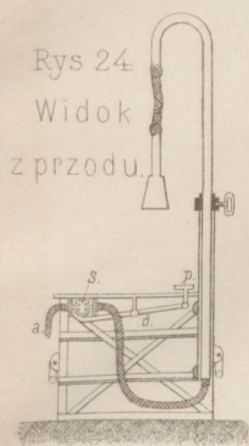


Rys. 14.

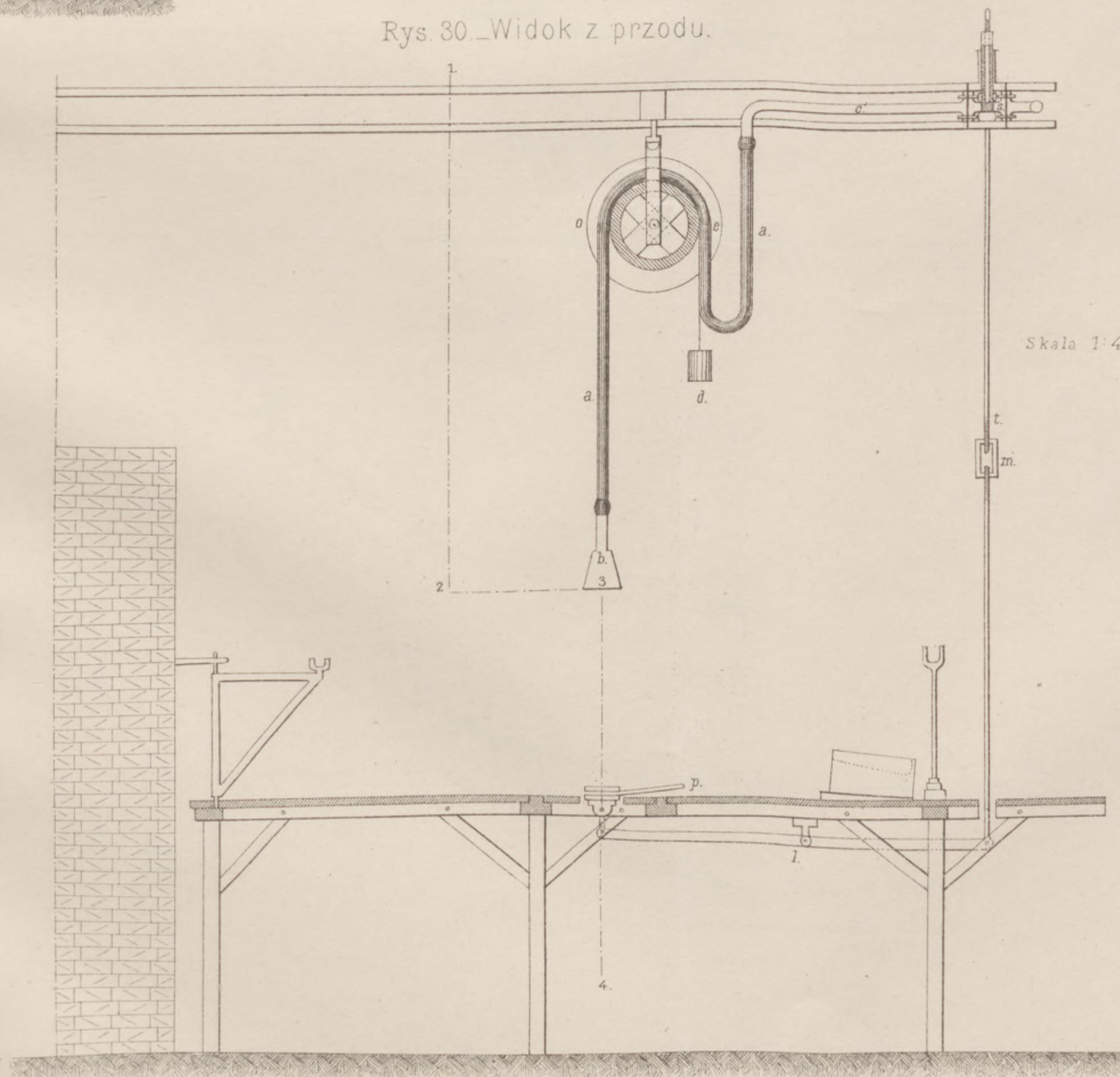


Do art. „ŚCIŚNIONE POWIETRZE w ZASTOSOWANIU do MECHANICZNEGO WYDYMANIA SZKŁA.”

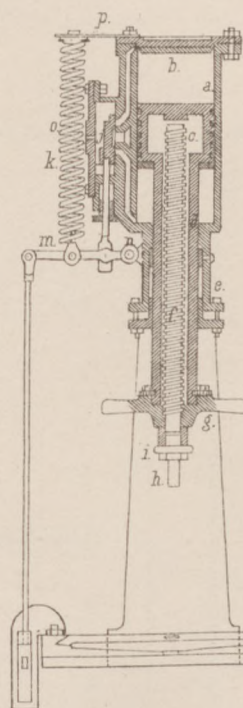
Rys 26_Widok z przodu. Rys 27_Widok z boku.



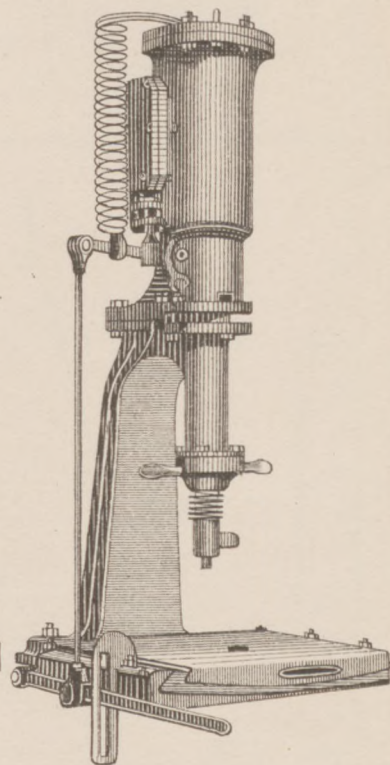
Rys 30_Widok z przodu.



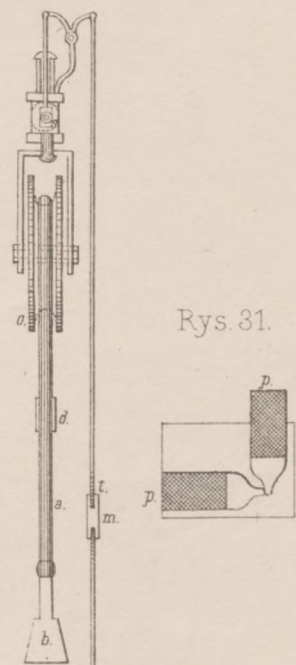
Rys 32.



Rys 33.



Rys 29. Przekrój po linii 1, 2 i 3, 4.

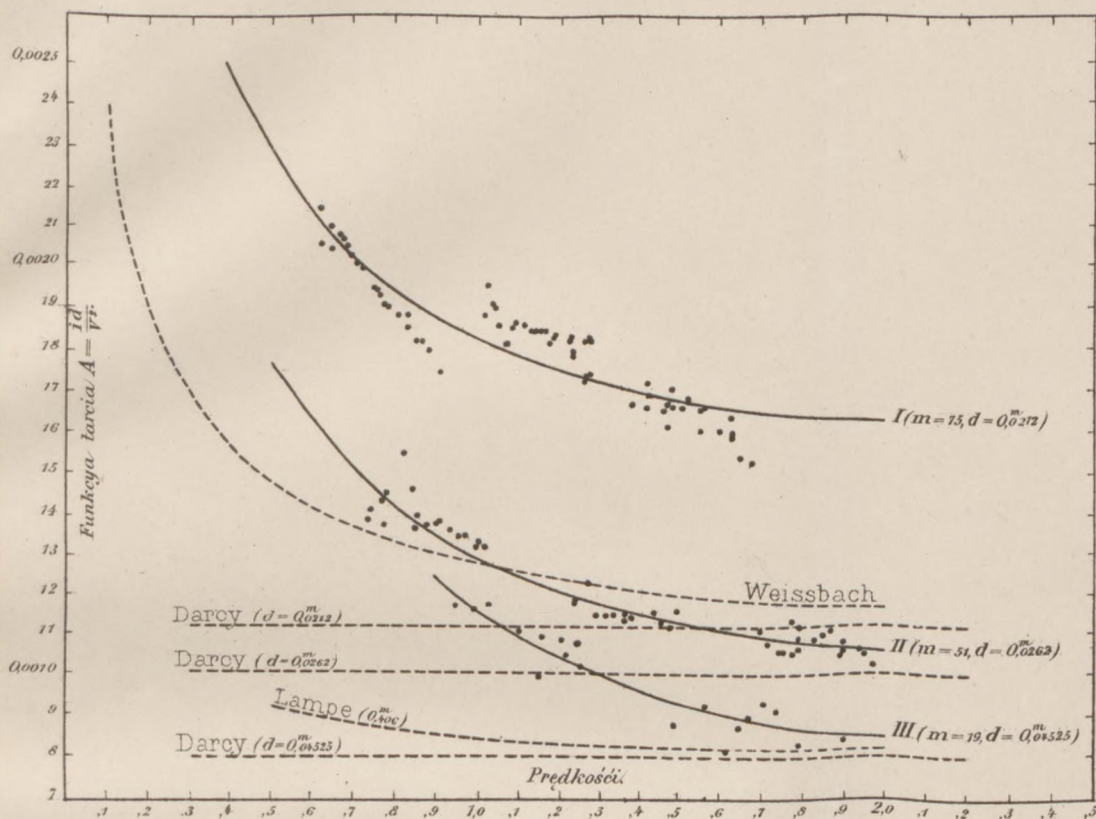


Rys 31.

Do art.inż. Merczynga „O RUCHU CIECZY WODY ROPY i NAFTY w RURACH.”

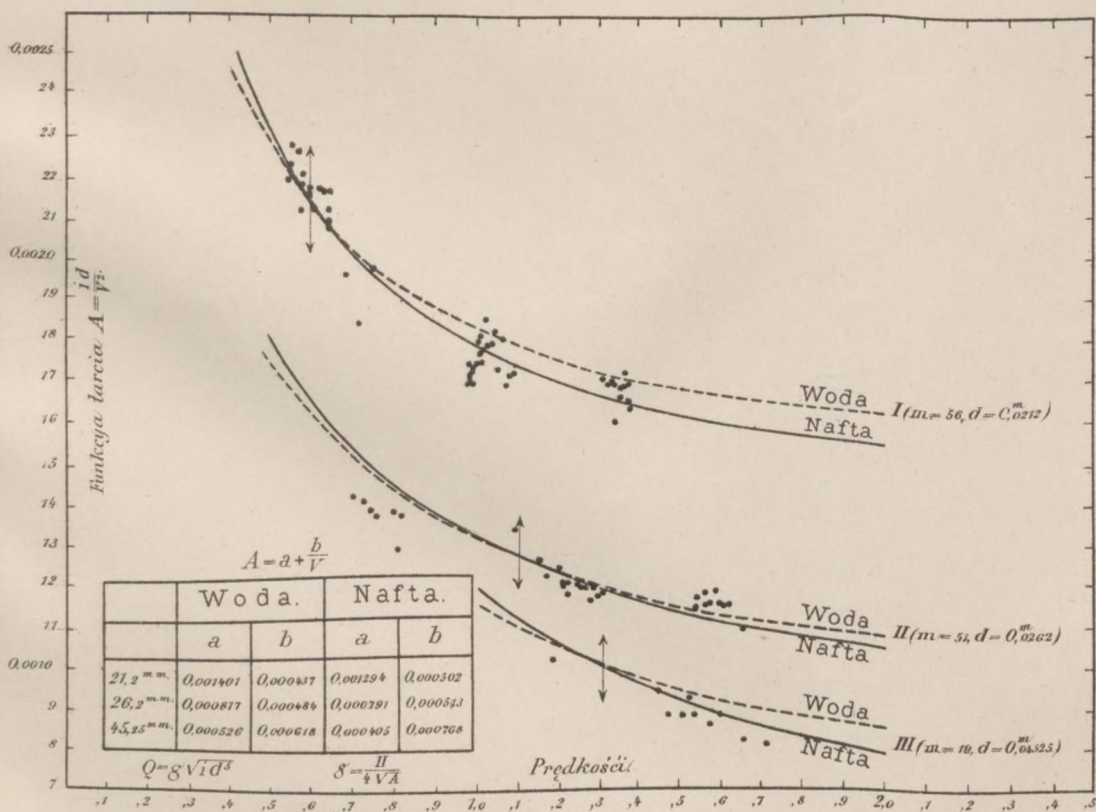
KRZYWE STRATY CIŚNIENIA W PRZEPLYWIE RURAMI.

Rys 1. _Wody.



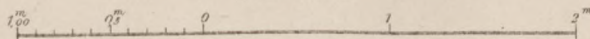
Rys 2. _Nafty.

$\delta = 0,822$ przy $14^{\circ}C$.



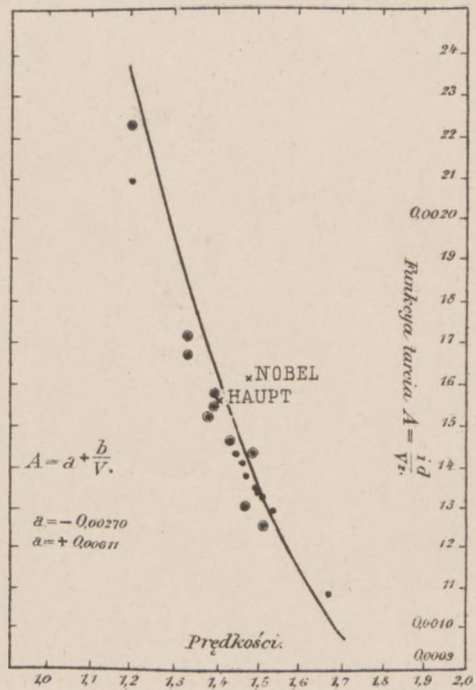
Skala dla rysunków 5 i 6.

$Q_{0,125}$ na metr

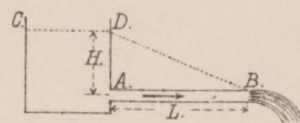


Rys 3. _Nafta
Naftociąg Mirzojewa.

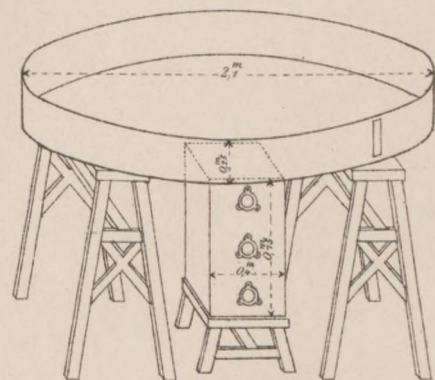
$d = 4^m = 0,102, l = 10970^m$



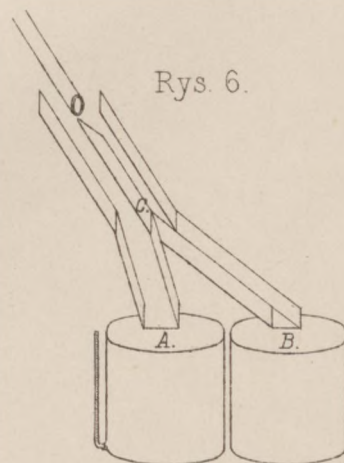
Rys 4.



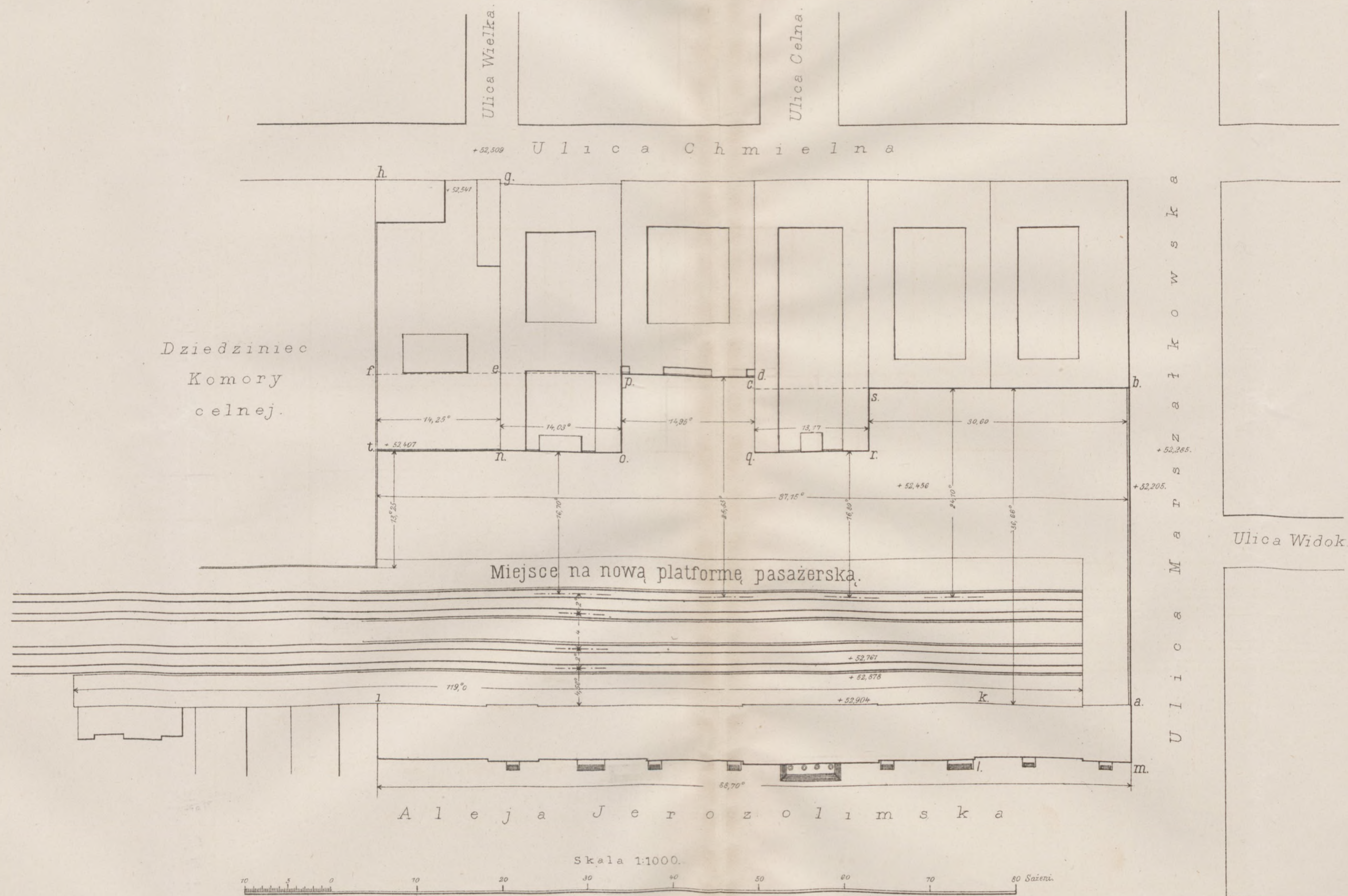
Rys 5.



Rys 6.

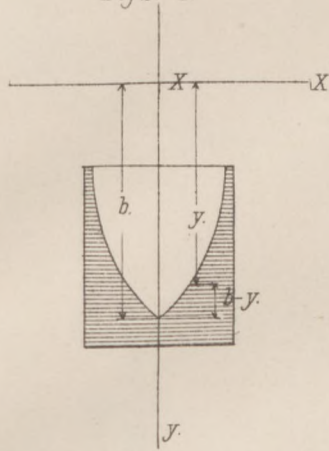


PLAN SYTUACYJNY
MIEJSCOWOŚCI NA KTÓREJ PROJEKTOWANA JEST BUDOWA NOWEGO DWORCA W WARSZAWIE
DR. ŻEL. WARSZ. WIEDEŃSKIEJ.

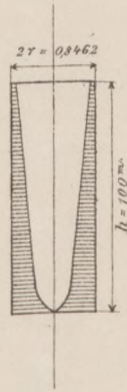


Do art. inż. Broniewskiego „O WYTRZYMAŁOŚCI I BEZPIECZEŃSTWIE WIRÓWEK.”

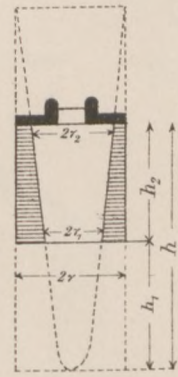
Rys. 1.



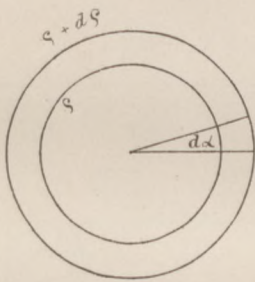
Rys. 2.



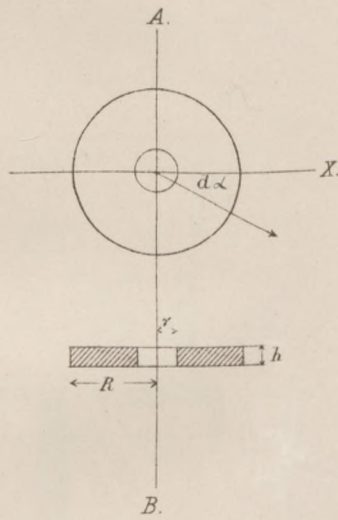
Rys. 3.



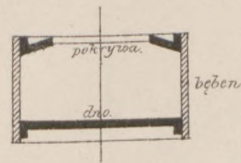
Rys. 4.



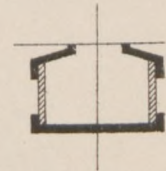
Rys. 5.



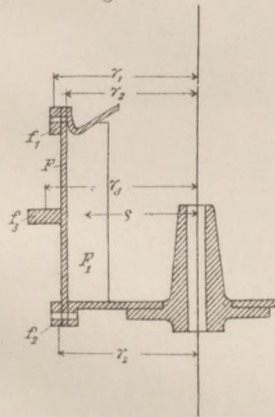
Rys. 6.



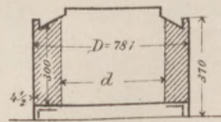
Rys. 7.



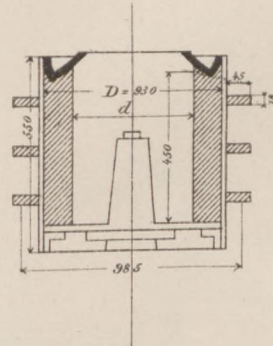
Rys. 8.



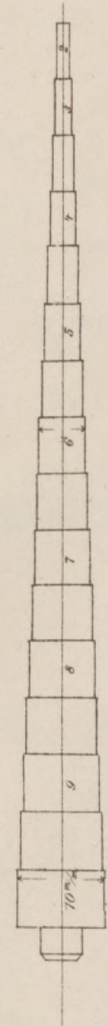
Rys. 9.



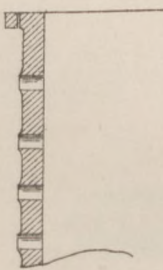
Rys. 10.



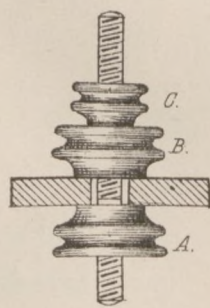
Rys. 13.



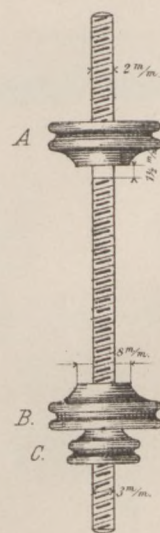
Rys. 14.

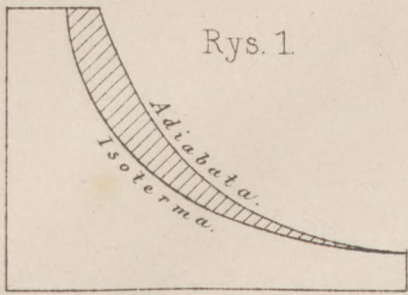


Rys. 12.

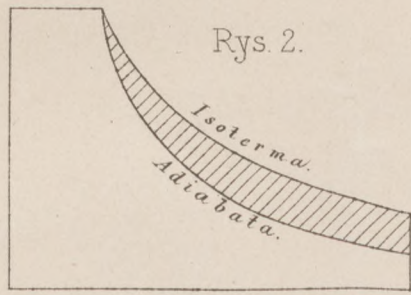


Rys. 11.

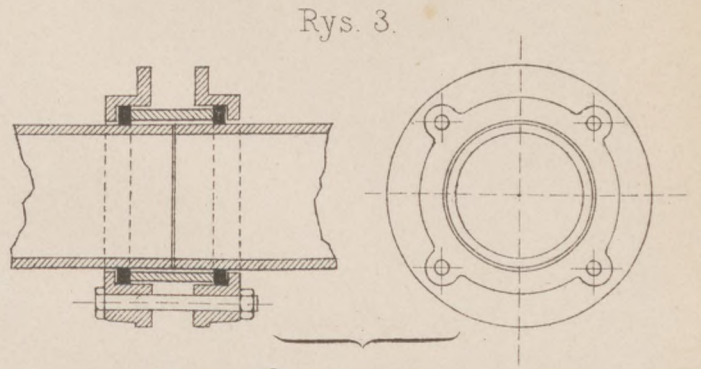




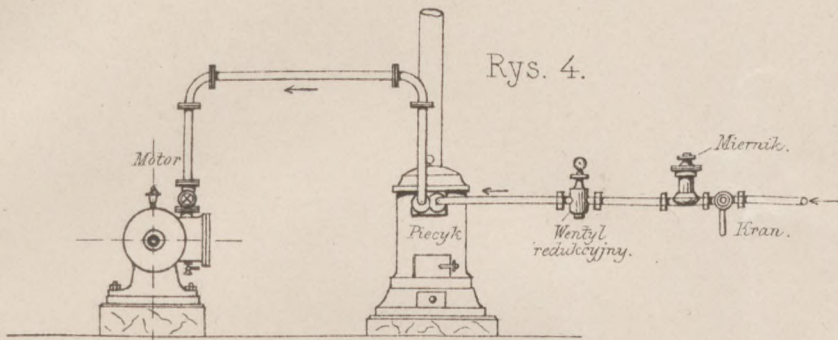
Rys. 1.



Rys. 2.

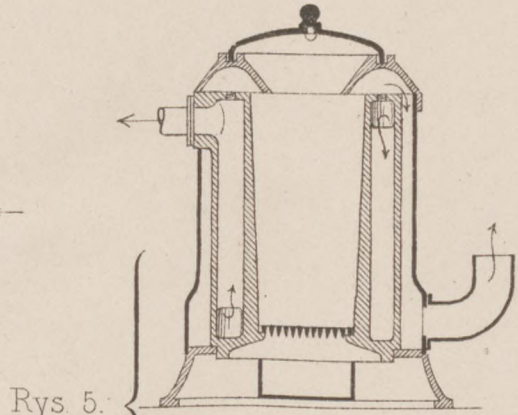
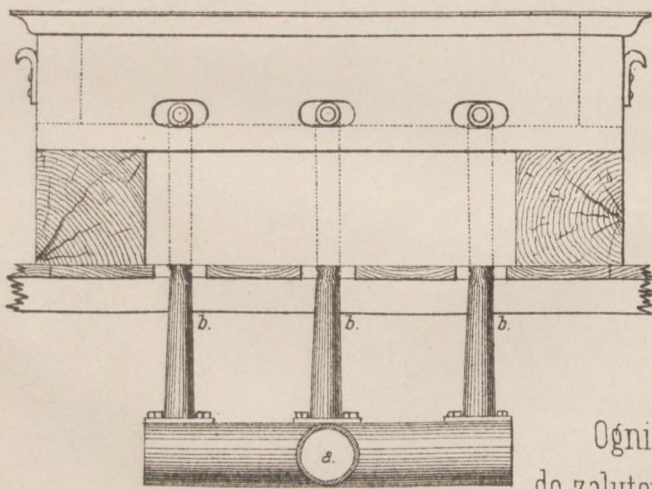


Rys. 3.

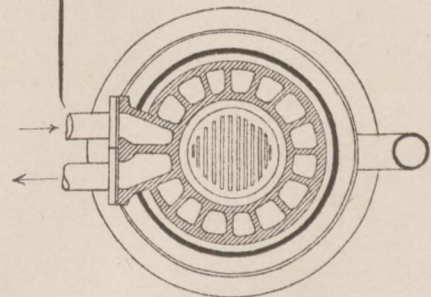


Rys. 4.

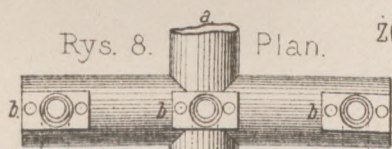
Rys. 6. — Widok z przodu.



Rys. 5.

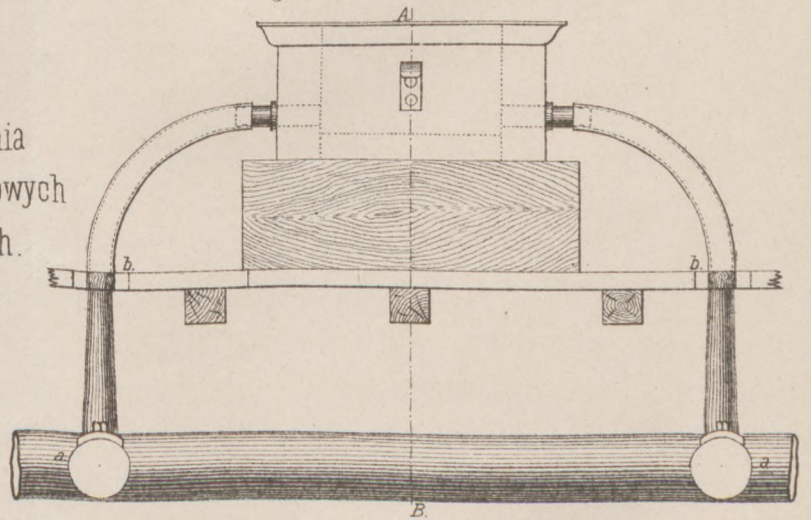


Rys. 7. — Widok z boku.

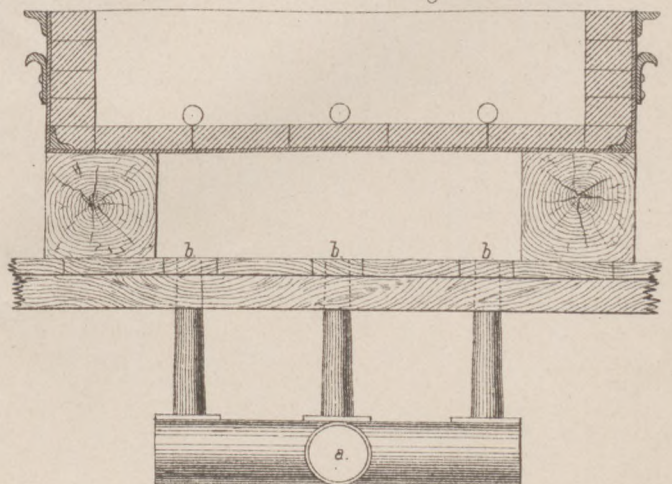
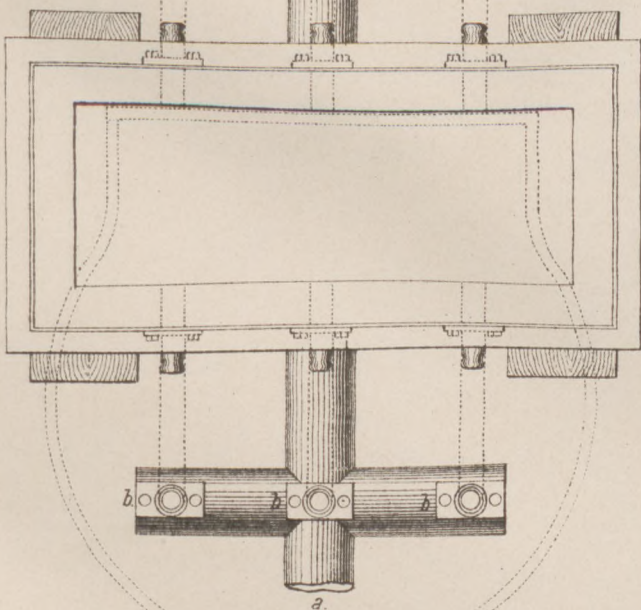


Rys. 8. Plan.

Ognisko do zalutowywania żelaznych parowozowych ścian rurowych. (rys. 6, 7, 8 i 9).



Rys. 9. — Przekrój A B.



PLAN SYTUACYJNY majątków: GZICHÓW i ZAGÓRZE
 położonych w powiecie Będzińskim, guberni Piotrkowskiej,
 oraz majątku BOLESŁAW w powiecie Olkuskim, guberni Kieleckiej, w Królestwie Polskiem;
 dawniej własności Gwarectwa G. von Kramsta;
 należącej obecnie do
 TOWARZYSTWA KOPALNÍ WĘGLA, ZAKŁADÓW GÓRNICZYCH i PRZEMYSŁOWYCH
 w SOSNOWICACH.

