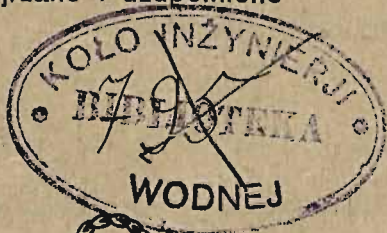


Ligunant Griffer

Statyka Wykreślna

według wykładów
prof. I. RADZISZEWSKIEGO
w Politechnice Warszawskiej

WYDANIE DRUGIE
przejrzone i uzupełnione



Rok 1923.
№ Wyd. 145.

Nakładem Komisji Wydawniczej T-wa Br. Pom. Stud. Polit. Warszawskiej.
Drukarnia i Litografia „SATURN” Marszałkowska 91.

BIBLIOTEKA
POLITECHNIKI WARSZAWSKIEJ
Warszawa, ul. J. P. Piłsudskiego 1

~~C. 4352~~



nr. 283



194/17, 53, D

ROZDZIAŁ WSTĘPNY.

1. O BADANIU METODĄ WYKREŚLĄ. Metoda wykreślna rozwiązywania zagadnień znajduje szerokie zainteresowanie w wielu gałęziach wiedzy, zarówno stosowanej, jak i teoretycznej. Wspomni-
my tu choćby tylko o znanych sposobach wykreślnych wykonywania działań: algebraicznych, całkowania, rozwiązywania zawiłych równań i in.

Do badania metodą wykreślną nadają się również wszelkie zjawiska funkcyjne, to jest takie, które są uwarunkowane zjawiskami innymi. Zastosowania metody wykreślnej są tu tak rozległe, że wystarczyły do stworzenia specjalnej nauki, zwanej monografią.

Należy zwrócić uwagę na to, że wyniki rachunku graficznego są dostatecznie dokładne, szczególnie, gdy chodzi o zastosowanie praktyczne. - Mając, bowiem, pewną wprawę do władania cyrklem i linją, można uniknąć błędów, przekraczających 2 - 3 %. Ponadto zauważmy, że dane otrzymane za pomocą rachunku wykreślnego, stosujemy zazwyczaj w zagadnieniach, do których wchodzi zwykle szereg wielkości, w rodzaju współczynników wy-

wytrzymałościowych, ciężarów właściwych i t.p. niedość ścisłych, wobec niedokładności ich nikną omyłki, otrzymane metodą wykreślną; stąd przekonywamy się, że zarzut niedokładności, stawiany metodzie wykreślnej, jest zbyt surowy.

Przypuśćmy, na przykład, że chodzi o wyznaczenie ciężaru pewnej bryły ziemi, której objętość możemy wyliczyć drogą wykreślną, nie popełniając przytem błędu, większego niż 2 - 3 %. Aby znaleźć ciężar tej bryły, trzeba objętość znalezioną pomnożyć przez ciężar właściwy, który waha się w granicach od 1600 do 2000 kg./m³. Widzimy stąd, że w danym razie niedokładność odpowiedzi spadnie raczej na karb nieścisłej wartości ciężaru właściwego, a nie będzie spowodowana niedość dokładnem obliczeniem objętości.

Podobnie, obliczając pręt żelazny na rozciąganie, wprowadzamy we wzór stosowny liczbę, wyrażającą naprężenie bezpieczne, zawartą w szerokich granicach, bo od 900 do 1200 kg/cm². Niedokładność tej liczby pokrywa z dużym zapasem omyłkę, którą popełniamy, wyznaczając

wykreślnie siłę rozciągającą pręt.

Wskazemy jeszcze kilka innych zalet metody wykreślnej.

Jedną z nich jest przejrzystość wykonywanych działań, co pozwala łatwiej znaleźć przypadkowe omyłki, niż w tym razie, gdy posilkujemy się szeregiem operacji analitycznych.

Dalej, zwrócimy uwagę na to, że rozwiązania wykreślne dają się zwykle wykonywać w dużym stopniu mechanicznie, na zasadzie pewnych reguł ogólnych, nie nużą więc umysłu tak, jak rachunek analityczny.

Wspomnimy, wreszcie, o pozornej trudności, którą sprawia początkującym metoda wykreślna. Gdy badamy rozwiązania analityczne jakiegoś zagadnienia, widzimy wówczas stopniowy rozwój rozwiązania; widzimy, jak jedna myśl wynika z poprzednich i t.d. Gdy zaś spojrzymy na rysunek, przy którego pomocy rozwiązujemy to zagadnienie, praca wówczas przedstawi się nam nieraz jako bardzo złożona i chaotyczna, jako rzecz pozornie trudna do pojęcia.

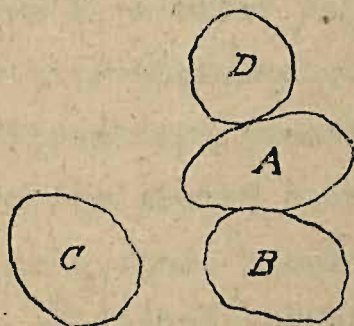
Unikniemy jednak tego wrażenia, gdy wycho-

dzając z paru linii zasadniczych i opierając się na wskazówkach, podanych w rozwiązaniu, stopniowo sami rysunek ten tworzyć i uzupełniać będziemy.

2. PRZEDMIOT STATYKI WYKREŚLNEJ I POJĘCIE SIŁY. STATYKA WYKREŚLNA JEST NAUKĄ, KTÓRA BADA DROGĄ WYKREŚLNA STOSUNKI, ZACHODZĄCE POMIĘDZY SIŁAMI, BĘDĄCEMI W RÓWNOWADZE.

POD NAZWĄ SIŁY ROZUMIEMY ODDZIAŁYWANIE, KTÓREMU PODLEGA JEDNO CIAŁO POD WPLYWEM CIAŁA INNEGO.

Oddziaływania takie mogą zachodzić bądź dzięki związkowi chemicznemu, panującemu pomiędzy ciałami, bądź przez działanie z odległości, jak to mamy np. przy ciałach magnetycznych. Tak więc np. ciała B i D przedstawione na



rys. 1.

rys. 1 działają na A przez zetknięcie, C może działać na poprzednie ciało z odległości.

Siłę wyznaczają następujące

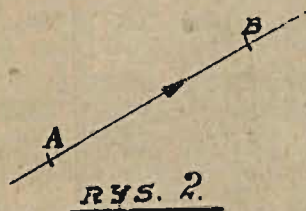
elementy.

1. Punkt ciała, na który siła działa, czyli jej PUNKT PRZYŁOŻENIA.

2. Prosta, wzdłuż której siła działa, czyli jej LINJA DZIAŁANIA.

3. LOT SIŁY, to jest cecha, odróżniająca siłę, zwróconą ku pewnemu punktowi, położonemu na linii działania, od innej siły, zwróconej od tego punktu.

4. WARTOŚĆ siły w stosunku do pewnej siły, obranej jako jednostkę. Za jednostkę taką przyjmować będziemy zwykle kilogram /kg/, lub tonnę /= 1000 kg./.



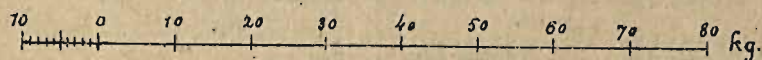
Opierając się na tych znamionach, możemy każdą siłę przedstawić w postaci odcinka,

wziętego na linii działania, o pewnym locie, o początku, przypadającym w punkcie przyłożenia i długości. wyrażającej w pewnej skali wartość siły.

Lot oznaczamy zapomocą strzałki

Długość odcinka, przedstawiającego siłę

bierzemy zwykle ze SKALI SIŁ, którą wykreślamy w sposób następujący: rysujemy dowolną prostą i obieramy na niej kaikolwiek punkt O



RYS. 3.

/rys.3/ jako początkowy. Od tego punktu odmierzamy w prawo szereg równych odcinków, z których każdy reprezentuje jednakową liczbę jednostek siły, np. 10 kg. Taki sam odcinek odmierzamy również w lewo od punktu O i dzielimy go na określoną liczbę równych części, najczęściej na 10 części. W ten sposób każda działka tego odcinka wyrazi, jak na rys.3, 1 kg.

Choć odmierzyć z wykreślonej skali siłę, równą np. 54 kg., stawiamy jedną nóżkę cyrkla w punkcie, oznaczonym przez 50, drugą zaś przesuwamy o 4 działki w lewo od punktu O . Odległość między końcami nóżek cyrkla wyraża żadaną siłę.

3. PEWNIKI STATYKI WYKREŚLNEJ. Zagadnienia statyki wykreślnej rozwiązywać będziemy na podstawie trzech PEWNIKÓW lub AKSJOMATÓW, to jest

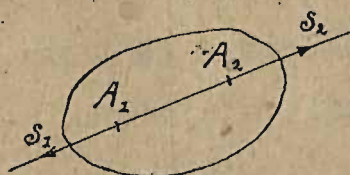
prawd, opartych na doświadczeniu; pewni te są dla każdego tak oczywiste, że nie wymagają dowodu.

4. Pierwszym pewnikiem jest ZASADA RÓWNOŚCI DZIAŁANIA I PRZECIWDZIAŁANIA. Głosi ona, że SIŁY, Z KTÓRYMI DZIAŁAJĄ NA SIEBIE DWA CIAŁA, POSIADAJĄ WSPÓLNA LINIĘ DZIAŁANIA, SĄ RÓWNE, LECZ ODWROTNIE SKIEROWANE.

Nie znaczy to bynajmniej, że te siły znoszą się lub równoważą się. Nie może być o tem mowy, gdyż każda z nich pochodzi od jednego ciała, a działa na drugie.

Zasada ta jest ważną niezależnie od tego, czy ciała działają na siebie bezpośrednio, czy też z odległości.

5. Drugi pewnik polega na następującem: wyobraźmy sobie dowolne ciało sztywne, to jest



RYS. 4.

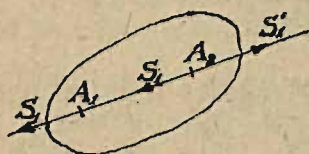
takie, które nie ulega odkształceniom pod działaniem sił, przyłożonych do tego ciała. Obierzmy w tem ciele dwa

dowolne punkty A_1 i A_2 /rys.4/; przypuść-

my, że do tych punktów przyłożone są siły S_1 i S_2 - równe ze wspólną linią działania, przechodzącą przez punkty przyłożenia; loty się są odwrotne.

Doświadczenie wskazuje, że takie dwie siły są zawsze w równowadze. Przytem odległość A_1A_2 nie gra tu żadnej roli tak, że można ją zmieniać dowolnie, a w szczególnym przypadku można uważać, że jest ona równa zeru; siły S_1 i S_2 działają wówczas na jeden punkt danego ciała.

6. Przypuśćmy teraz, że na punkt A_1 danego ciała /rys.5/ działa siła S_1 . Obieramy na li-



rys.5.

ni działania tej siły dowolny punkt A ; przyłożymy do niego dwie siły równe S_1 , działające wzdłuż prostej A_1A_2 , lecz odwrotnie

skierowane. Z poprzedniego wnosimy, że takie 2 siły nie wpłyną na zachowanie się ciała.

Z drugiej strony można uważać, że siła S_1 , przyłożona do A_1 , znosi się z siłą S_1 , przyłożoną do A_2 , wówczas możemy powiedzieć, że siła S_1 przył. do A_2 sprawia ten sam skutek, co siła

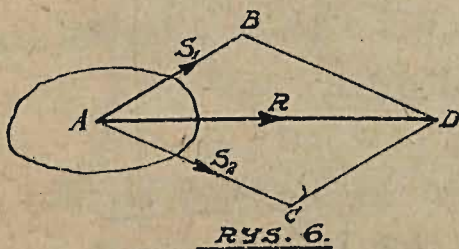
S_1 przyłożoną do A_1 .

Z tego wynika, że siłę S_1 można przesuwać dowolnie wzdłuż jej linii działania.

Zwróćmy tu uwagę na to, że nieraz zachodzi potrzeba przesunięcia siły do punktu, położonego na zewnątrz ciała. W tym jednak razie trzeba omówić i zaznaczyć, że punkt ten jest związany z ciałem za pomocą dodatkowej konstrukcji sztywnej. Często będziemy mówili wprost, że punkt taki należy do ciała. Wymieniony pewnik dotyczy, oczywiście, także tego przypadku, gdy siły są skierowane nie od siebie, jak na rys. 4 i 5, lecz ku sobie.

W pierwszym razie siły to mają dążność do rozciągania, w drugim do ściskania ciała; skutku jednak nie osiągną, gdyż ciało z założenia uważamy za sztywne, nieodkształcalne.

7. Ostatni pewnik zwiemy ZASADĄ RÓWNOLEGŁOBOKU SIŁ.



Przypuśćmy, że do dowolnego punktu A ciała /rys. 6/ są przyłożone dwie siły: S_1 i S_2 .

przedstawione odpowiedniami odcinkami AB i AC . Zbudujmy równoległobok, którego bokami są właśnie te odcinki.

Doświadczenie nas uczy, że dane dwie siły S_1 i S_2 mogą być zastąpione jedną siłą, która da się przedstawić pod względem wartości i kierunku przekątną $AD = R$ tego równoległoboku; lot siły będzie od A do D

Siły S_1 i S_2 zwać będziemy w tym przypadku SIŁAMI SKŁADOWEMI, zaś R - ich WYPADKOWĄ.

Dowodzenia zasady równoległoboku na drodze rozumowej są zawiłe, tyle wprowadzają nowych warunków, że lepiej jest przyjąć tę zasadę wprost na wiarę, tembardziej, że doświadczenia potwierdzają ją w sposób zupełnie pewny. Ścisłe dowodzenie tej zasady da się uskutecznić na podstawie "dynamiki".

ROZDZIAŁ I.

SKŁADANIE I ROZKŁADANIE SIŁ DO JEDNEGO PUNKTU PRZYŁOŻONYCH.

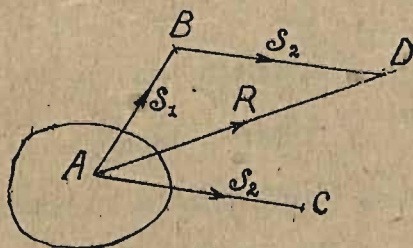
8. SKŁADANIE SIŁ. WARUNKI RÓWNOWAGI. Gdy na dowolny punkt ciała działać będą dwie siły,

wówczas na zasadzie metody równoległoboku /rys.6/, wyznaczymy ich wypadkową.

Wskazaną wyżej konstrukcję można uprościć, zważywszy, że koniec D siły wypadkowej R możemy także otrzymać, prowadząc z punktu B , jako z początku, odcinek BD równy i równoległy do siły S_2 ; koniec tego odcinka jest punktem szukanym. Widzimy więc, że można się obejść bez prowadzenia linii CD , poprzestając na zbudowaniu TRÓJKĄTA SIŁ.

W tym celu możnaby skorzystać również z trójkąta ACD .

Z powyższego wynika następujące pravidło. Aby znaleźć wypadkową dwóch sił S_1 i S_2 , przyłożonych do ciała w punkcie A , należy wy-



RYŚ. 7.

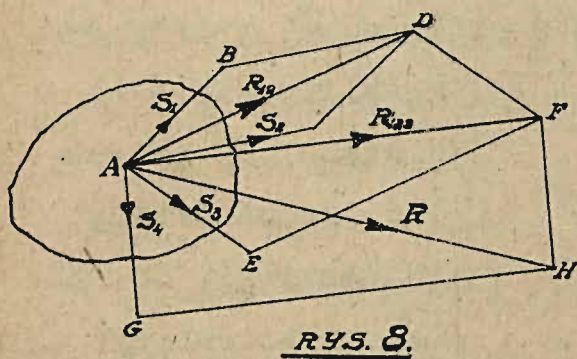
kreślić siłę S_1 , z końca jej wykreślić odcinek równy i równoległy do siły S_2 i zaopatrzyć go w lot; punkt D ; koniec siły S_2 , będzie końcem wypadkowej R ; początkiem

jej zaś będzie punkt A .

Podkreślić należy: idąc wzdłuż boków trójkąta ABD za biegiem lotów sił S_1 i S_2 ZNAJDUJEMY, ŻE LOT WYPADKOWEJ JEST PRZECIWNY LOTOM SIŁ S_1 i S_2 .

Do tego samego wyniku, co poprzednio, dojdziemy, jeśli siłę S_1 wykreślimy równolegle tak, że początek jej upadnie w końcu siły

9. Przejdźmy teraz do przypadku, gdy na ciało działa więcej sił, niż dwie; zakładamy poza tem, że posiadają one wspólny punkt przyłożenia A /rys.8/ i że są położone w płaszczyźnie rysunku.

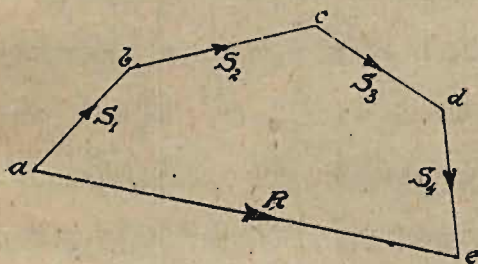


Przypuśćmy, dla przykładu, że na ciało działają 4 takie siły; oznaczmy je przez S_1, S_2, S_3, S_4 . Aby znaleźć ich wypadkową postępujemy w sposób

taki: Na zasadzie równoległoboku sił wyznaczamy wypadkową R_{12} składowych S_1 i S_2 ; następnie,

budując równoległobok, o bokach równych R_{12} i S_3 otrzymamy, jako przekątną AF , wypadkową R_{123} sił R_{12} i S_3 /albo też sił $S_1, S_2, S_3/$. Postępując podobnie z R_{123} i S_4 otrzymamy wreszcie wypadkową $AH = R$ danego układu sił.

Zauważmy, że można dojść do tej samej wypadkowej, nie kreśląc wcale linii CD, AD, AF, EF i GH ; mianowicie odcinki BD, DF, FH są odpowiednio równe, równoległe do składowych



rys. 9.

sił S_2, S_3, S_4 .

Jeżeli tym odcinkom nadamy lot, właściwy siłom, otrzymamy możliwość znalezienia punktu H bez uciekania się

do budowy szeregu równoległoboków; będziemy mogli wypadkową tę wyznaczyć na rysunku pomocniczym /rys. 9/, a następnie przenieść ją równoległe tak, aby początek jej przypadł w punkcie A .

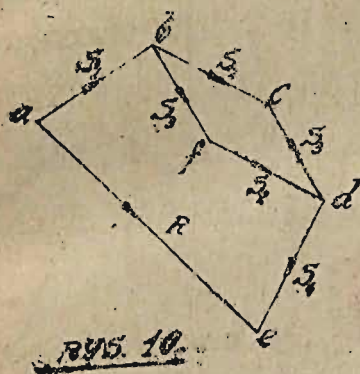
Umówmy się nazywać rysunek pomocniczy $abcde$

WIELOBOKIEM SIŁ. W tym wieloboku poszczególne boki przedstawiają odpowiednie siły, które tak wykreślamy, że koniec siły poprzedniej jest początkiem siły następnej. Skutkiem tego loty sił, w wieloboku tym są we **WSPÓLNYM OBIEGU**, w danym przykładzie od α do e . Prosta, łącząca początek pierwszej siły z końcem ostatniej, nazwiemy **BOKIEM ZAMYKAJĄCYM**, wykreślonego wieloboku sił. Bok zamykający, uważany z lotem od α do e - a więc z lotem przeciwnym obiegowi wspólnemu sił, przedstawia siłę wypadkową co do wartości, kierunku i lotu.

Z poprzedniego wynika następujące правило: aby wyznaczyć wypadkową sił S_1, S_2, S_3, \dots , działających na ciało w punkcie A , obieramy w płaszczyźnie rysunku dowolny punkt α ; prowadzimy z niego odcinek równy i równoległy do siły S_1 i nadajemy mu lot taki, jaki posiada ta siła; z końca tego odcinka b prowadzimy odcinek bc , przedstawiający co do kierunku, wartości i lotu siłę S_2 i t.d. Postępując tak samo ze wszystkimi pozostałymi siłami układu, otrzymamy wielobok sił. Jeżeli połączymy początek pierwszego boku α z końcem ostat-

niego e , wykreślmy BOK ZAMYKAJĄCY ae , który da nam szukaną wypadkową ae do lotu, kierunku i wartości. Linja działania siły wypadkowej przejdzie przez punkt M równolegle do ae .

10. Łatwo dowieść, że PORZĄDEK DODAWANIA SIŁ NIE WPŁYWA NA WYNIK.



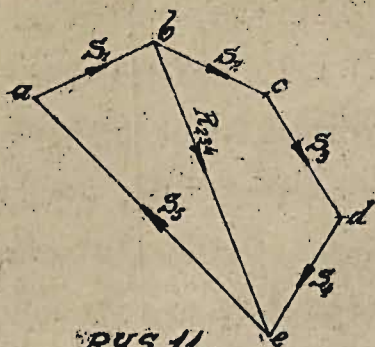
Istotnie, przypuśćmy, że R jest wypadkową sił S_1, S_2, S_3, S_4 /rys. 10/, dodawanych w wymienionym porządku. Dodajmy teraz w innym porządku

np. S_1, S_3, S_2, S_4 . Zmieni się wskutek tego tylko to, że zamiast wieloboku $abcde$, który mieliśmy poprzednio, otrzymamy wielobok $abfde$. Z rozpatrzenia rysunku jest oczywiste, że zmiana ta nie wpłynie wcale na wypadkową. Tworząc inne przedstawienia sił, otrzymamy zawsze ten sam wynik, co świadczy o słuszności twierdzenia, o które chodzi.

11. Przy dodawaniu sił przy pomocy wieloboku może zdarzyć się tak, że koniec ostatniego boku wieloboku sił zbiegnie się z początkiem boku pierwszego: określimy tę okoliczność, mówiąc, że wielobok sił sam się zamknął. W tym razie wypadkowa całego układu sił będzie równa zeru, a ciało pod działaniem takiego układu sił będzie w równowadze. Możemy powiedzieć też odwrotnie, że UKŁAD SIŁ, PRZYŁOŻONYCH DO JEDNEGO PUNKTU, I DZIAŁAJĄCYCH W JEDNEJ PŁASZCZYZNIE, BĘDZIE W RÓWNOWADZE, JEŚLI WIELOBOK SIŁ BĘDZIE SAM PRZESIE ZAMKNIĘTY.

12. Na zasadzie poprzedniego można rozwiązać zagadnienie takie: jaką siłę trzeba dodać do danego układu sił S_1, S_2, S_3, S_4 , przyłożonych do punktu A /rys. 8/, aby zachodziła równowaga? Zrozumiałem jest, że siła szukana musi zrównoważyć wypadkową danych sił, a więc będzie nią siła, przyłożona w punkcie A , równa co do wartości i kierunku wypadkowej R , lecz posiadająca lot. odwrotny, niż ta ostatnia.

13. Wskażemy jeszcze inną właściwość zamkniętego wieloboku sił.



RYS. 11.

Przypuśćmy, że siły S_1, S_2, S_3, S_4, S_5 /rys. 11/ przyłożone do jednego punktu, tworzą wielobok zamknięty, zatem równoważą się. Gdy zmienimy

lot którejkolwiek z sił wieloboku, to będziemy mogli uważać, że ta siła odwrócona jest wypadkową wszystkich sił pozostałych, jak to wynika bezpośrednio z rozważań poprzedzających. Tak więc np. odwrócona siłę S_3 można traktować, jako wypadkową sił S_1, S_2, S_4, S_5 . -

14. Zwróćmy jeszcze uwagę na to, że każdą przekątną zamkniętego wieloboku sił można uważać jako wypadkową jednej z grup sił, dla których jest ona bokiem zamykającym.

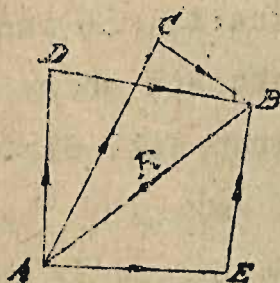
Tak więc np. przekątna be /rys. 11/ z lotem od b do e przedstawia wypadkową sił S_1, S_2, S_3, S_4 ; też można ją traktować, jako równoważącą siły S_1 i S_5 .

15. Dotychczas mówiliśmy o płaskim układzie sił, działających na pewien punkt ciała. Gdyby siły układu, do jednego punktu przyłożone, mia-

ły jakiegokolwiek kierunku w przestrzeni, rozumowania nasze nie uległyby istotnej zmianie. W tym razie poszczególne równoległoboki sił składowych leżałyby w różnych płaszczyznach, nie w jednej, jak to widzimy na rys. 8, zaś wielobok sił byłby wichrowaty. Co do warunków dodawania, równowagi i znaczenia przekątnych, art 10, 11, 12, 13, 14 pozostają tu w mocy.

16. ROZKŁADANIE SIŁ. Często spotyka się zagadnienie odwrotne do rozważanego dotychczas. Chodzi, mianowicie, o rozłożenie danej siły na składowe.

Jeśli nie mamy zadanych pewnych warunków, którym te składowe mają czynić zadość, to w



RYŚ. 12.

rozwiązaniu tego zagadnienia nieś będzie wielką dowolność i odpowiedzi będziemy mogli dać bez liku.

Przypuśćmy np., że należy rozłożyć siłę R /rys. 12/ na dwie składowe. Oczywiście, składowe te mogą być wyrażone jakimikolwiek dwoma odcinkami, które

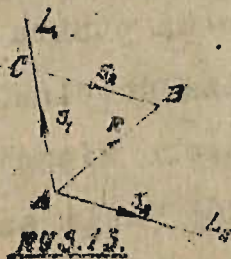
wraz z $AB=R$ utworzą trójkąt i mieć będą stosowne loty.

Widzimy, że odpowiadai mamy bardzo wiele, gdyż trójkątów takich jak ABC, ABD, ABE i t.d. możemy wykreślić dowolną liczbą.

Podamy kilka /z bardzo wielu/ przykładów, w których będziemy mieli pewne ograniczenia w rozkładzie:

a/ Dajmy na to, że dana jest siła R , przyłożona w punkcie A /rys.13/, i że trzeba rozłożyć ją na dwie składowe, których linje działania L_1 i L_2 są dane.

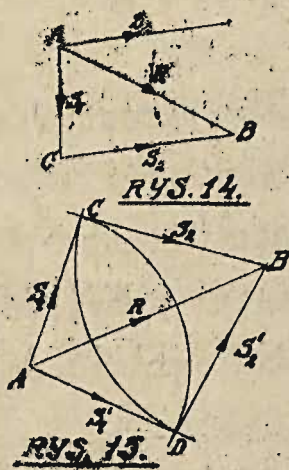
W tym celu, mając wykreśloną prostą L_1 , z końca B siły R prowadzimy równoległą do linji L_2 ; w przecięciu z prostą L_1 otrzymamy punkt C . Odcinek AC z lotem od A do C i odcinek CB z lotem od C do B wyrażają szukane składowe S_1 i S_2 .



rys.13.

b/ Przypuśćmy, że innym razem dana jest siła $R=AB$ i jedna ze składowych np.

$S_1=AC$ /rys 14/. Czy-
widzieć drugą składową

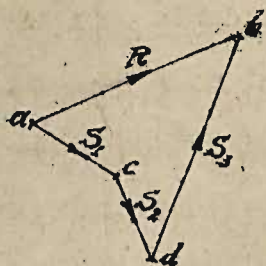


S_2 określimy pod względem wartości i kierunku jako odcinek CB ; siła S_2 posiada lot od C do B .

c/ Załóżmy, wreszcie, że dana jest siła $R=AB$ i dane są wartości obydwóch składowych, mianowicie S_1 i S_2 /rys.15/.

Aby znaleźć kierunki i loty szukanych sił, zataczamy z punktów A i B łuki, promieniami, równymi odpowiednio S_1 i S_2 . Łuki te przecinają się w dwóch punktach C i D . Łącząc je z punktami A i B otrzymamy dwie odpowiedzi, czyniące zadość naszym warunkom. Jedną stanowią siły, przedstawione odcinkami AC i CB , drugą - AD i DB .

17. Gdy chodzi o rozkład jednej siły na większą liczbę składowych do tegoż punktu przyłożonych, to mamy jeszcze większą dowolność, niż poprzednio, i trzeba mieć jeszcze więcej warunków, ograniczających tę dowolność, jeśli zadanie ma być określone. Tak więc np. gdy mamy rozłożyć

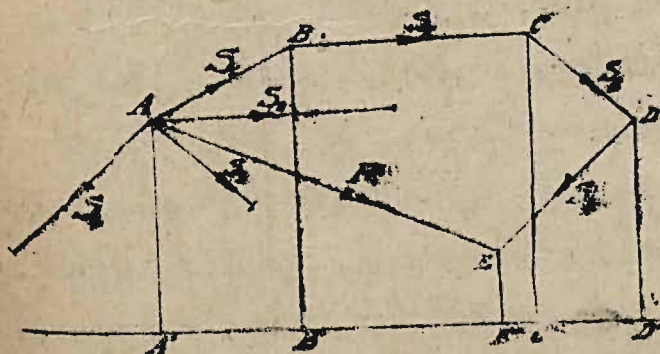


rys. 16.

siłę $R = ab$ /rys.16/
na trzy składowe, to możemy za takie uważać dowolne trzy siły, przedstawione odcinkami, tworzącymi wielobok, w którym ab jest bokiem zamykającym.

18. WARUNEK ANALITYCZNY RÓWNOWAGI SIŁ DO JEDNEGO PUNKTU PRZYŁOŻONYCH. Przypuśćmy, że do punktu A /rys.17/ są przyłożone 4 siły: S_1, S_2, S_3, S_4 . Znanym sposobem wieloboku sił wyznaczmy ich wypadkową R . Obierzmy następnie w przestrzeni dowolną oś i pewien kierunek jej uważajmy za dodatni /na rys. jest on wyznaczony strzałką/.

Wykonajmy teraz rzut całego wieloboku na tę oś. Rzutem siły S_1 będzie odcinek $A'B'$, a



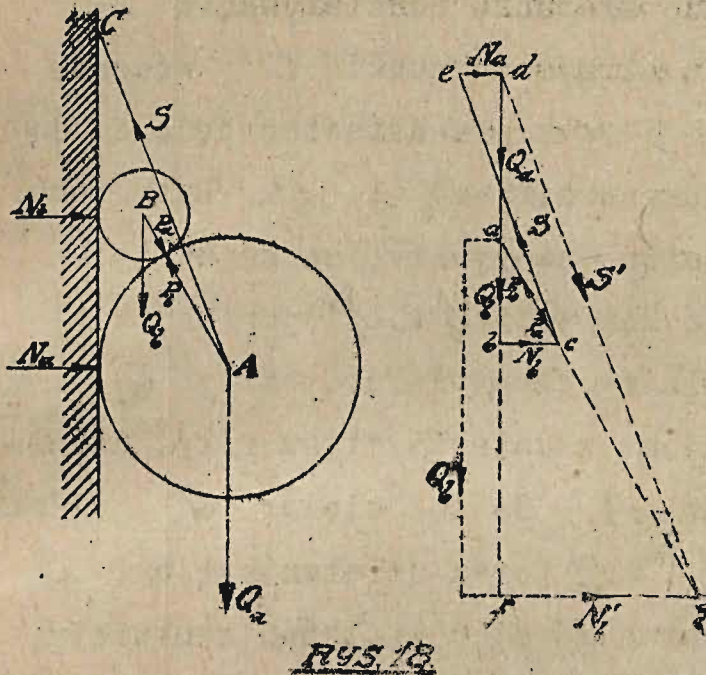
rys. 17.

rzuty pozostałych sił będą kolejno $B'C'$, $C'D'$, $D'E'$,

przyczem pierwsze trzy z tych rzutów są dodat-

nie, ozwarty jest ujemny. W rezultacie można powiedzieć, że rzutem wieloboku $ABCDE$ jest odcinek AE . Bezpośrednio z rys. widać, że rzut boku zamykającego $AE=R$, też jest równy $A'E'$; z tego wynika twierdzenie następujące: SUMA RZUTÓW POSZCZEGÓLNYCH BOKÓW WIELOBOKU SIŁ NA DOWOLNĄ OŚ JEST RÓWNA RZUTOWI BOKU ZAMYKAJĄCEGO. Gdy wielobok sił jest zamknięty, wówczas bok zamykający jest równy zeru i rzut jego na każdą oś równa się zeru. Z tego widać, że: GDY UKŁAD SIŁ, PRZYŁOŻONYCH DO JEDNEGO PUNKTU CIAŁA JEST W RÓWNOWADZE, TO SUMA RZUTÓW SIŁ TAKIEGO UKŁADU NA KAŻDĄ OŚ JEST RÓWNA ZERU.

19. PRZYKŁAD. Kula A , o ciężarze Q_a , opiera się o gładką ścianę i jest przywiązana za pomocą linki do ściany w punkcie C . Na kulę tę kładziemy inną kulę B , o ciężarze Q_b . Obydwie kule są gładkie. Wyznaczyć siłę w linie, oddziaływanie ściany na każdą z kul, oddziaływanie kul na siebie oraz znaleźć, jaki powinien być ciężar kuli B , aby oddziaływanie ściany na kulę A było równe zeru /rys.18/. Oznaczmy szukane oddziaływanie ściany odpowiednio przez N_a i N_b , oddziaływanie kuli B na kulę A



RYŚ. 12

przez P
wreszcie
oddziały-
wanie A
na B
przez P .
Oczywiś-
cie
 $P_a = P_b$
co do
wartości.
Ponieważ
ściana

jest gładka dwie pierwsze z tych sił N_a i N_b są normalne do ściany, dwie pozostałe mają kierunek linii środków, są równe i posiadają kąty przeciwne.

Rozpatrzmy naprzód kulę B . Ponieważ ma ona być w równowadze, więc siły na nią działające Q_b , P_b i N_b winny tworzyć wielobok zamknięty. Wielobok ten wykreślimy na rysunku pomocniczym, rysując naprzód odcinek ab przedstawiający co do wartości, kierunku i lotu ciężaru Q_b , prowadząc następnie z punktu a rów-

noległą do linii środków kul, a z punktu b równoległą do kierunku oddziaływania N_b . W przecięciu otrzymamy punkt c ; wówczas odcinki bc i ca przedstawiać będą co do wartości szukane siły N_b i P_b . Loty ich otrzymamy łatwo, zważywszy, że ze względu na równowagę sił Q_b , N_b i P_b powinny loty być we wspólnym obiegu z lotem siły Q_b .

Rozpatrujemy w dalszym ciągu siły, działające na kulę A . Są to: ciężar Q_a , oddziaływania N_a i P_a oraz działanie linki S . Siły te utworzą również wielobok zamknięty, gdyż kula A jest w równowadze.

Aby wielobok ten otrzymać, rozpoczynamy od wykreślenia odcinka da , wyobrażającego siłę Q_a ; z początku jej d prowadzimy równoległą do kierunku oddziaływania N_a , z końca a mamy wykreślony już odcinek ac , przedstawiający oddziaływanie $P_a = P$; lot P_a będzie od a do c . Z końca P_a / z punktu c / prowadzimy linię równoległą do kierunku siły S .

W przecięciu linii sił N_a i S znajdziemy punkt e i wówczas $ce = S$ i $ed = N_a$.

Loty sił Q_a, P_a, S, N_a powinny być we wspólnym obiegu.

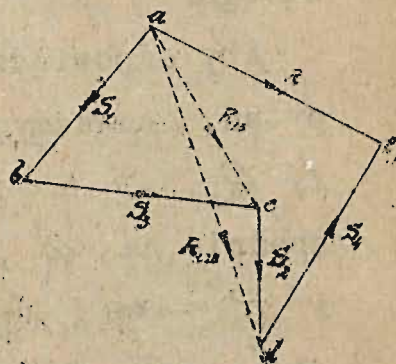
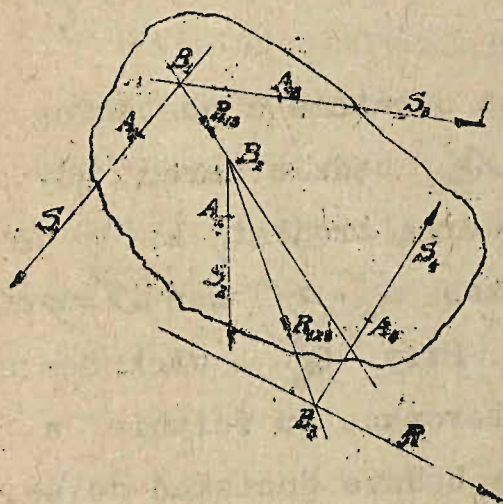
Aby odpowiedzieć na ostatnie z postawionych pytań, zauważmy, że N_a będzie zerem, gdy siły Q_a, S i P utworzą trójkąt, kiedy e upadnie na d ; wówczas $Q'_a = af$, zaś $S' = gd$ i $P'_a = ag$, $N'_a = fg$. Przy Q'_a większem niż af , N_a będzie skierowane ku ścianie, a więc kulę A trzeba będzie dociskać do ściany.

ROZDZIAŁ II.

SKŁADANIE I ROZKŁADANIE SIŁ PRZYŁOŻONYCH DO RÓŻNYCH PUNKTÓW I DZIAŁAJĄCYCH W JEDNEJ PŁASZCZYŹNIE. WIELOBOK VARIGNONA. JEGO WŁASNOŚCI. WARUNKI RÓWNOWAGI.

20. Rozpatrzmy obecnie PRZYPADEK OGÓLNY. KIEDY SIŁY SĄ PRZYŁOŻONE DO RÓŻNYCH PUNKTÓW DANEGO CIAŁA.

Przyjmujemy, że we wszystkich zagadnieniach następnych rozważać będziemy tylko płaskie układy sił, to jest takie, których siły znajdują się w jednej płaszczyźnie.



RYS. 18.

Przypuśćmy więc, że na dane ciało działają siły S_1, S_2, S_3, S_4 , przyłożone odpowiednio do punktów A_1, A_2, A_3, A_4 ; znajdziemy wypadkową tych sił.

Wyznamy naprzód wypadkową sił S_1 i S_2 . Możemy na zasadzie § 6 uważać, że te dwie siły są przesunięte do wspólnego punktu B , w którym przecinają się ich linje działania; wypadkową tych sił R_{12} znajdziemy z łatwością, na zasadzie § 8. Na rysunku pomocniczym kreślimy więc trójkąt sił abc , w którym odcinki ab i bc wyrażają pod względem wartości, kierunku i lotu siły S_1 i S_2 . Bo zamykający ac jest równy wypadkowej R_{12} .

linją jej działania jest prosta, równoległa do tego boku i przechodząca przez punkt B_1 .

W taki sam sposób wyznaczymy wypadkową sił R_{12} i S_2 czyli R_{123} ; przejdzie ona przez punkt B_2 , przecięcia się dwóch tych składowych, a co do wartości, kierunku i lotu otrzyma się jako odcinek *ad* na rysunku pomocniczym.

Wreszcie, wyznaczymy w ten sam sposób wypadkową sił R_{123} i S_3 , które się przecinają w punkcie B_3 ; jest to, oczywiście, szukana wypadkowa R całego układu zadanego. Linja jej działania przechodzi przez punkt B_3 , a wartość, kierunek i lot wyznacza odcinek *ae*.

Sposób postępowania przy wykreślanu wieloboku *abcde*, jak widzimy, jest zupełnie podobny do tego, jaki stosowaliśmy przy siłach, przyłożonych do jednego i tego samego punktu /§ 10/.

Przy powyższem postępowaniu mogą zajść trzy przypadki, mianowicie:

a/ Dany układ sił sprowadza się do wypadkowej R , całkowicie określonej i skończonej. Ten przypadek mamy na rys.19.

b/ Przedostatnia wypadkowa i ostatnia z sił składowych są równe, mają WSPÓLNĄ linię działania, lecz loty ich są różne. W wieloboku sił nie będzie wówczas miejsca na bok zamykający, czyli powiemy, że wielobok sił sam się zamknął. W tym razie wypadkowa danego układu sił staje się równą zeru; układ taki będzie w równowadze.

c/ Przedostatnia wypadkowa i ostatnia z sił składowych są równe, lecz linie działania ich są RÓWNOLEGŁE i loty różne. Mówimy, że w tym razie dany układ sił sprowadza się do PARY SIŁ. Wówczas wielobok sił też będzie się zamykał sam przez się.

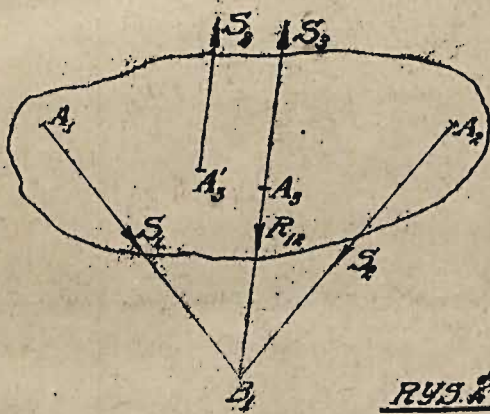
21. Na zasadzie powyższego możemy odpowiedzieć na takie pytanie: o ozem świadczy zamknięcie się wieloboku sił, działających na różne punkty ciała sztywnego?

Przedewszystkiem wnosimy stąd, że wypadkowa danego układu sił jest równa zeru, a więc układ ten albo sprowadza się do pary sił albo jest w równowadze. O tem, który z tych dwóch przypadków zachodzi, wielobok sił nie nam więcej nie powie. Możemy sprawę rozstrzygnąć jedynie na podstawie tego, czy linie działania przed-

ostatniej wypadkowej i ostatniej siły składowej są równoległe, czy też pokrywają się.

W pierwszym razie mamy układ, sprowadzony do pary sił, w drugim - równowagę układu sił.

22. NA CIAŁO DZIAŁAJĄ TRZY SIŁY. Przypuśćmy, że na dane ciało działają trzy siły S_1, S_2, S_3 przyłożone w punktach A_1, A_2, A_3 . Jakim warunkom muszą odpowiadać te siły, aby ich równowaga była możliwa?



RYŚ. 20.



Postępując zgodnie z § 20 znajdziemy naprzód wypadkową sił S_1 i S_2 , czyli R_{12} . Otrzymamy ją na rys. pomocniczym, jako bok zamykający trójkąta abc , w którym $\overline{ab} = S_1$ i $\overline{bc} = S_2$. Aby równowaga sił S_1, S_2 i S_3 mogła zachodzić

wypadkowa siła R i S_1 /p. § 21/ powinna być równa zeru i siły te winny mieć wspólną linię działania.

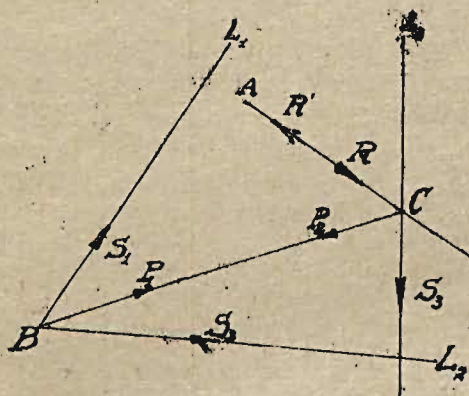
Pierwszy z tych warunków wymaga, aby WIELOBOK SIŁ S_1, S_2, S_3 BYŁ ZAMKNIĘTY, t.j. aby siła S_3 była równa co do wartości, a przeciwna co do kierunku wypadkowej R , drugi - żąda, aby WSZYSTKIE TRZY SIŁY PRZECHODZIŁY PRZEZ JEDEN PUNKT, gdyż linja działania wypadkowej przechodzi przez punkt przecięcia się sił S_1 i S_2 , zaś ta sama prosta ma być linią działania siły S_3 .

O ileby siła S_3 była równa i RÓWNOLEGŁA do R , i posiadała ten sam kierunek, przeciwny do tej ostatniej, to dany układ sprowadzałby się do pary. Byłoby to np. wtedy, gdyby siła S_3 była przyłożona do punktu A /rys. 20/.

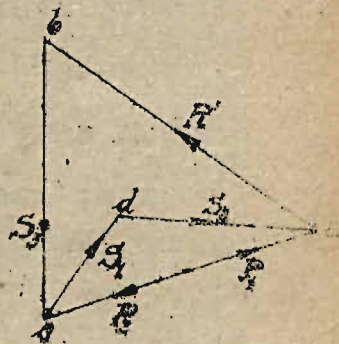
23. ROZKŁAD SIŁY NA TRZY SKŁADOWE, O DANYCH LINJACH DZIAŁANIA. Dana jest siła R ; rozłożyć ją na trzy składowe S_1, S_2, S_3 , których linjami działania są proste L_1, L_2, L_3 .

Aby to uczynić, zmieśmy najprzód ten sam kierunek siły R i tę siłę odwróconą oznaczmy przez R' . Oczywiście, siły R' i R albo R' i owe trzy szukane składowe S_1, S_2, S_3 powinny być w równowadze. Przypuśćmy teraz, że siły S_1 i S_2 zasta-

oiliśmy przez ich wypadkową P , o której wie-
my, że przejdzie przez punkt B , zaś siły
 R' i S_3 - przez wypadkową P , która prze-



rys. 21



dzie przez punkt C ; ponieważ ma być równowa-
ga wszystkich sił, więc siły P i P powinny
być równe, mieć loty przeciwne i muszą posia-
dać wspólną linię działania. Jest rzeczą oczy-
wistą, że tą linią może być tylko prosta BC
/rys. 21/. W celu znalezienia samych sił roz-
patrzmy siły R' i S_3 , działające na punkt

C . P jest ich wypadkową, zatem z wielo-
boku abc /p. rys. pomocniczy/, możemy otrzy-
mać wartości nieznanymi S_3 i P . Będzie,
mianowicie, $\overline{bc} = S_3$, $\overline{ac} = P$. Loty tych

sił są takie, jak na rysunku: R' i S_1 są składowymi, zaś P jest ich wypadkową.

Na punkt B działają siły S_1 i S_2 . Wypadkową ich $P = -P$ już wyznaczyliśmy, a więc wypada obecnie rozłożyć tę wypadkową na składowe w kierunkach L_1 i L_2 . Rozkład ten mamy w trójkącie acd , na rys. pomocniczym; znajdujemy, że $S_1 = cd$, $S_2 = da$ i z poprzedniego $S_3 = bc$.

Widzimy, że zadanie daje się rozwiązać jednoznacznie. Rozwiązań może być kilka, np. można składać siłę R' z S_1 i S_2 z S_3 , lub jeszcze inaczej zależnie od tego, jak się na rysunku układają przecięcia się sił, wziętych po dwie. Wynik zawsze będzie ten sam.

24. SKŁADANIE SIŁ ZAPOMOĞĄ WIELOBOKU SZNUROWEGO. Sposób składania sił, podany w § 20, jest nieprzydatny w tym razie, gdy siły nie przecinają się w granicach rysunku. Ten wypadek jest szczególnie ważny, gdyż siły ciężkości, z którymi przeważnie mieć będziemy do czynienia, do takich właśnie sił należą.

Niedogodność powyższą omijamy przy innej metodzie składania sił, którą poznamy obecnie.

Przypuśćmy, że w punktach A_1, A_2, A_3, \dots przyłożone odpowiednio siły S_1, S_2, S_3, \dots ; trzeba wyznaczyć ich wypadkową R . Ograniczmy zagadnienie np. do trzech sił, nie zmniejszając przez to ogólnego charakteru tej metody.

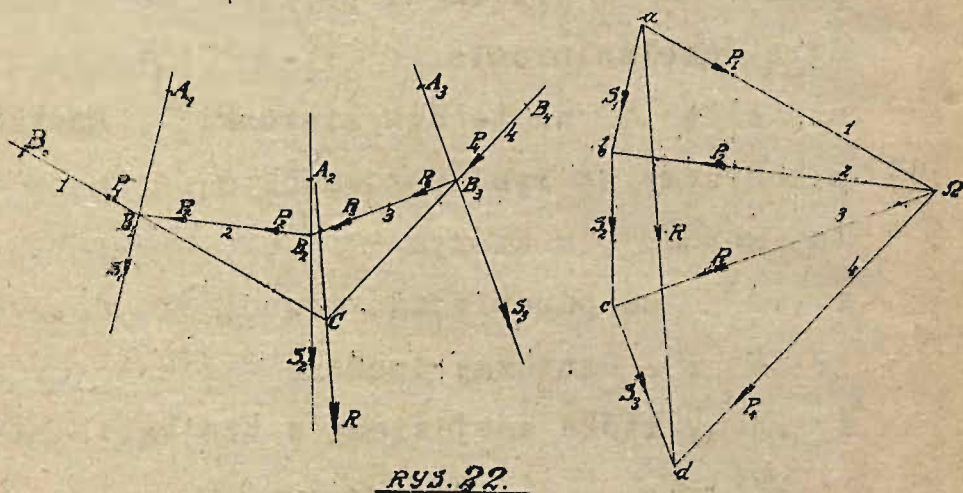
Obierzmy na linii działania siły S_1 dowolny punkt B_1 /rys. 22/ i poprowadźmy przezń dwie dowolne proste 1 i 2. Rozłożymy następnie siłę S_1 na te dwa kierunki^{x/}. Rozkład ten wykonywany na rys. pomocniczym zapomocą trójkąta $a b \Delta$, w którym $\overline{ab} = S_1$, zaś boki $a\Delta$ i $b\Delta$ są odpowiednio równoległe do prostych 1 i 2. Oznaczmy szukane składowe przez P_1 i P_2 , które znajdziemy z trójkąta $a b \Delta$
 $P_1 = \overline{a\Delta}$ i $P_2 = \overline{b\Delta}$.

Możemy teraz zapomnieć o działaniu siły S_1 i postępować tak, jak gdybyśmy zamiast niej mieli owe dwie składowe P_1 i P_2 .

Znajdźmy teraz wypadkową sił P_1 i P_2 , przenosząc punkt przyłożenia siły P_2 do punktu B_2 , gdzie przecinają się prosta 2 z linią działania siły S_2 . Wypadkową znajdziemy z

x/ Przy czytaniu radzimy zastosować się do wskazówki, podanej w samym końcu § 1.

rysunku pomocniczego, budując trójkąt $\triangle CBP$,
przecież $\overline{BC} = S_2$. Szukana wypadkowa P ma
wartość, kierunek i lot odcinka PC , a jej
linia działania 3 przechodzi przez punkt B_2 .
Możemy teraz nasz układ sił uważać jakby
składowy z sił P , P i S_3 .



RYŚ. 22.

Dodajmy, wreszcie, w zupełnie taki sam spo-
sób, siły P i S_3 ; wypadkową ich oznaczmy
przez P , a linie jej działania przez 4 .

W ten sposób zastąpiliśmy dany układ sił S_1 ,
 S_2 i S_3 przez dwie siły P i P ; zadanie
nasze sprowadza się do wyznaczenia ich wypadko-
wej. Wypadkowa ta przejdzie przez punkt prze-
cięcia C prostych $1, 4$, zaś co do kierun-

ku, wartości i lotu wyznacza ją odcinek ad na rys. pomocniczym, jako bok zamykający trójkąt aPd . Z rysunku pomocniczego widać też, że taką samą wypadkową dają siły S_1, S_2, S_3 , bo odcinek ad może być uważany albo za bok zamykający w trójkącie aPd , albo też za takiż bok wieloboku $abcd$.

W celu uproszczenia dalszego postępowania wprowadzimy następujące nazwy: rysunek pomocniczy nazwiemy WIELOBOKIEM SIŁ; punkt P - BIEGUNEM; proste aP, bP, cP, \dots - PROMIENIAMI; wielobok, utworzony z prostych 1, 2, 3, 4, /na rys. głównym/ nazwiemy WIELOBOKIEM VARIGNON'a lub WIELOBOKIEM SZNUROWYM; same proste 1, 2, 3, 4 zwać będziemy BOKAMI tego wieloboku.

Którykolwiek promień wieloboku sił nazywać będziemy "promieniem przed siłą" lub "promieniem za siłą", zależnie od tego, czy ten promień w wieloboku sił idzie do początku siły omawianej, czy też do jej końca. Naprz. promień 3 jest przed siłą S_3 lub też za siłą S_2 . Albo inaczej, siła S_2 naprz. ma "przed sobą" promień 2-gi, zaś "za sobą" promień 3-ci. W związku z powyższem odróżniać też będziemy

boki wieloboku sznurowego, mówiąc, że "przed siłą S_2 " jest bok 2 /t.j. $B_1 B_2$ / "za siłą S_2 " jest bok 3 /t.j. $B_2 B_3$ /, "przed układem sił S_1, S_2, S_3 " - będzie bok 1-y /t.j.

$B_3 B_1$ / - zaś "za układem tych sił" znajdzie się bok 4-y, który też nazwać będziemy ostatnim.

25. Postaramy się teraz zmechanizować podany tu sposób składania sił. Zwróćmy więc na-przód uwagę, że boki 1 i 2 wieloboku sznurowego poprowadziliśmy d o w o l n i e , a kierunki tych boków wyznaczyły biegun P .

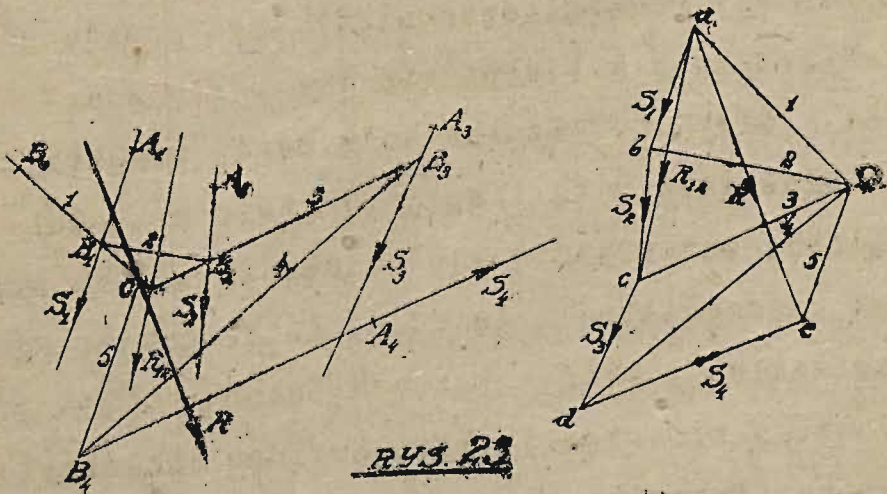
Z tego wynika, że położenie bieguna jest również dowolne. Wobec tego przy wyznaczaniu wypadkowej możemy postępować tak:

Wykreślamy wielobok sił $abcd$; zamykający bok jego ad przedstawi nam co do kierunku, wartości i lotu szukaną wypadkową, następnie obieramy dowolny biegun - punkt P i łączymy go z wierzchołkami wieloboku sił a, b, c, d , promieniami 1, 2, 3, 4; przez dowolny punkt B_1 obrany na siłę pierwszej, kreślimy równoległe do 1 promienia aP prostą 1, z punktu przecięcia się prostej 1 z siłą S_1 prowadzi-

my prostą \mathcal{P} , równoległą do \mathcal{Z} promienia \mathcal{CS} — i t.d.; w ten sposób otrzymamy wielobok Varignon'a; wypadkowa przechodzić powinna przez punkt C przecięcia się jego boków: pierwszego i ostatniego; przez ten punkt prowadzimy prostą równoległą do ad ; będzie to linja działania wypadkowej.

Tę samą wypadkową otrzymamy i wtedy, gdy za biegun obierzemy jakiś inny punkt, lub też gdy skorzystamy z tego samego bieguna, lecz obierzemy początkowo jakikolwiek inny punkt B_1 na siłę S_1 .

Podczas całej tej budowy wykreślu możemy



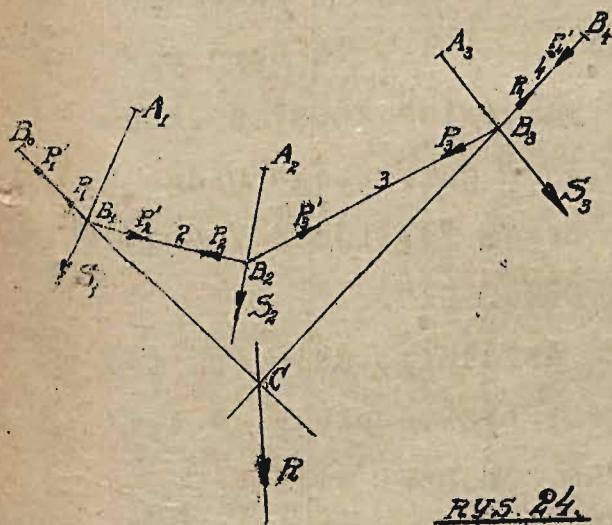
nie pamiętać o promieniach wieloboku sił,

albo o bokach wieloboku Varignon'a, jako o liniach działania pewnych sił; możemy je traktować wyłącznie z punktu widzenia geometrycznego.

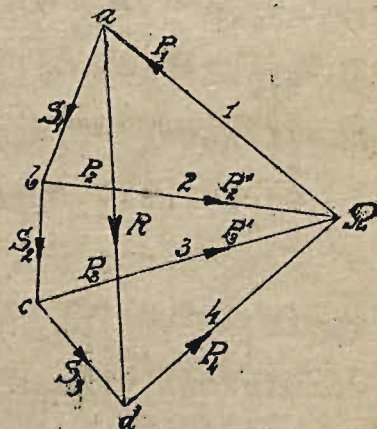
Na rys. 23 wyznaczona jest wypadkowa czterech sił takim właśnie zmechanizowanym sposobem.

26. Pamiętaj, należy, że znaleziony punkt C przecięcia się boku pierwszego i ostatniego w wieloboku sznurowym, jest tylko JEDNYM z punktów, należących do linii działania wypadkowej R ; przez ten punkt też prowadzimy prostą, równoległą do kierunku wypadkowej: $n i e$ $n a l e ż y$ traktować nigdy tego punktu C jako punktu przyłożenia siły R . Wynika to z tego, że siła R jest właściwie siłą fikcyjną, która przy dal-
szym obliczaniu zastępuje działanie układu sił, ale w rzeczywistości ta siła nie istnieje. Poza-
tem takich punktów, jak znaleziony C , możemy wyznaczyć więcej, kreśląc inne wieloboki sznurowe. Wszystkie punkty, jak wspomniany, powinny się znaleźć na linii działania wypadkowej R .

27. Objaśnimy pochodzenie nazwy wieloboku sznurowego. Wyobraźmy sobie na pierwszym i ostatnim boku wieloboku sznurowego dwa punkty B_0 i B_4 i przypuśćmy, że w punktach tych jest zaoczepony giętki sznur, a w jego punktach B_1, B_2, B_3 działają siły S_1, S_2, S_3 /rys.24/.



RYŚ. 24.



Pod działaniem tych sił sznur będzie w równowadze, przybrawszy kształt wieloboku Varignona. Z wieloboku sił obliczymy te siły, z którymi sznur będzie rozciągany: węzeł B_1 jest w równowadze pod działaniem sił P, P' i S_1 . Łatwo i wartości sił P i P' znajdziemy z tróci

kąta sił $a\beta\Omega$. Toż samo w węzle B_2 : zachodzi tu równowaga sił P_2 , P'_2 i S_2 ; i loty i wartości sił P_2 i P'_2 znajdziemy z trójkąta sił $\beta\gamma\Omega$. Część sznura B_1B_2 działa na węzeł B_1 z siłą P'_2 /lot naprawo/, zaś na węzeł B_2 z siłą P_2 /lot nalewo/; siły te są sobie równe, mają loty przeciwne; stąd wniosek, że część sznura na odcinku

B_1B_2 , będąc w równowadze, jest rozciągana siłą P_2 , względnie P'_2 . To samo możemy powiedzieć o którymkolwiek kawałku sznura B_0B_1 , B_2B_3 , B_3B_4 . Z powyższego widać ścisły związek między nazwą "WIELOBOK VARIANO-NA" i nazwą "WIELOBOK SZNUROWY".

Gdyby siły S_1, S_2, S_3 działały, dajmy na to, w górę, sznur nie mógłby być tu użyty. W tym razie należałoby uważać, że boki wieloboku sznurowego wykonane są ze sztywnych prętów, połączonych ze sobą PRZEGUBAMI; dwa skrajne boki powinny być zamocowane w takiż sam sposób w punktach B_0 i B_4 . Wtedy siły S_1 ,

S_2, S_3 , skierowane ku górze i przyłożone w przegubach, nadadzą układowi owych prętów kształt, o który chodzi.

W tym przypadku możnaby nazwać wielobok Varignon'a "WIELOBOKIEM PRZEGUBOWYM".

28. Wykreślone wieloboki sznurowe pozwalają także wyznaczać wypadkowe niektórych grup sił z pośród danego układu. Tak więc np. wypadkowa sił S_1 i S_2 , czyli $R_{1,2}$ /rys.23/ ma kierunek, wartość i lot, taki, jak odcinek ac , zaś jej linja działania przechodzi przez punkt przecięcia się boków 1 i 3 w wieloboku sznurowym. Tak samo znaleźlibyśmy, że wypadkowa sił S_2 i S_3 jest równa $\overline{cd} = R_{2,3}$; punkt przecięcia się boku PRZED siłą S_4 /t.j. 2 / z bokiem ZA siłą S_3 /t.j. 4 /, leży na linji działania tej wypadkowej.

Należy zwrócić uwagę na to, że z wykreślonego wieloboku sznurowego można korzystać przy składaniu częściowem sił układu tylko wtedy, gdy składowe następują bezpośrednio po sobie. Zapomocą wykreślonego wieloboku B_0, B_1, \dots, B_5 nie możnaby np. znaleźć wypadkowej sił S_1 i S_4 , albo S_2, S_4 .~

29. NIEKTÓRE WŁASNOŚCI WIELOBOKU SIŁ I WIELOBOKU SZNUROWEGO. Ze sposobu kreślenia,

który stosujemy przy wyznaczaniu wypadkowej układu sił zapomocą wieloboku sznurowego, wynikają wprost następujące wnioski:

1. LICZBA PROSTYCH WIELOBOKU SIŁ JEST TAKA SAMA, JAK LICZBA PROSTYCH WIELOBOKU SZNUROWEGO.

2. KAŻDA PROSTA W WIELOBOKU SIŁ MA ODPOWIEDNIA RÓWNOLEGLĄ DO NIEJ PROSTĄ W WIELOBOKU SZNUROWYM; tak więc np. promieniowi aB /rys. 23 i 24/ odpowiada bok 1, promieniowi Bc - bok 3 i t.d.

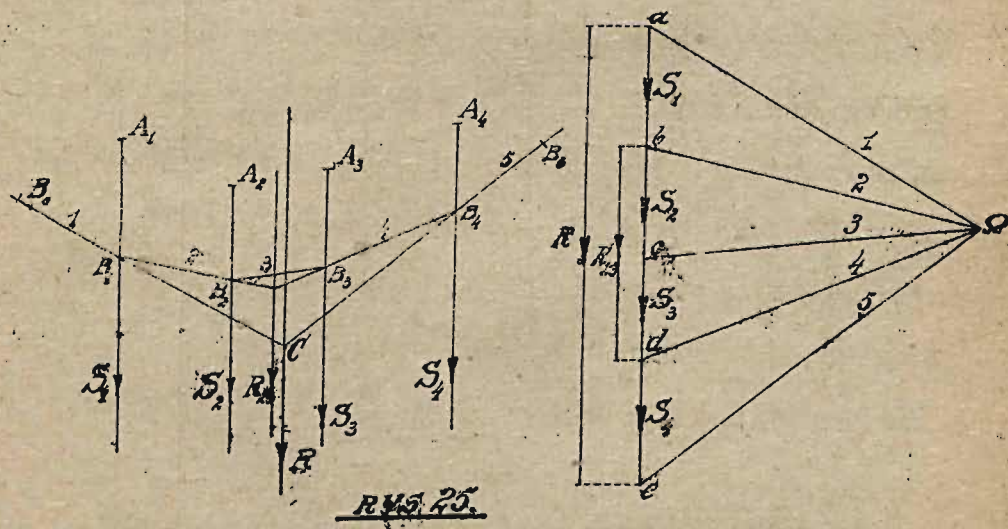
3. KAŻDY PUNKT PRZECIĘCIA SIĘ TRZECH LUB WIĘKSZEJ LICZBY PROSTYCH WIELOBOKU SIŁ MA ODPOWIEDNIEI TROJKĄT LUB WIELOBOK, UTWORZONY Z PROSTYCH, RÓWNOLEGLYCH DO TAMTYCH, W WIELOBOKU SZNUROWYM - I ODWROTNIE.

A więc np. punktowi B_1 , w którym spotykają się proste 1, 2 i S_1 , odpowiada trójkąt aBc , złożony z boków, równoległych do 1, 2 i S_1 , tak samo np. w wieloboku sił punktowi c przecięcia się prostych S_1, S_2 i prom. 3 odpowiada w wieloboku sznurowym trójkąt, którego bokami są linje działania sił S_2, S_3 oraz bok 3; punktowi B wieloboku sił odpowiada

wielobok sznurowy.

Z powodu tych zależności wielobok sił i wielobok sznurowy noszą nazwę FIGUR WZAJEMNYCH.

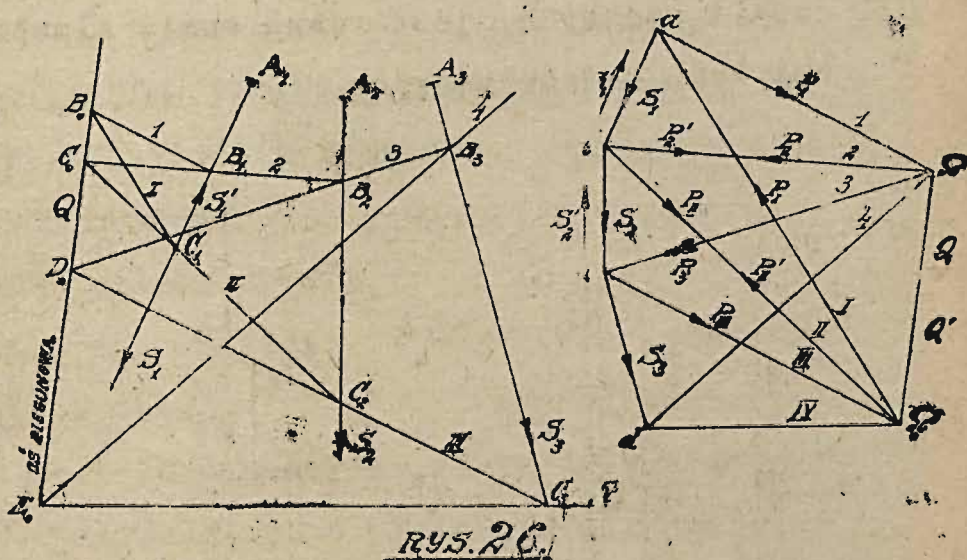
30. SKŁADANIE SIŁ RÓWNOLEGŁYCH. Składanie sił równoległych zapomocą wieloboku sznurowego można uważać za przypadek szczególny poprzednich rozważań w § 24 i następnych. W tym przypadku wielobok sił staje się odcinkiem prostej, równoległej do sił danego układu, a wypadkowa, mając linię działania równoległą do sił zadanych, jest równa sumie algebraicznej tych sił składowych.



Na rys. 25 mamy wyznaczoną wypadkową R czterech sił równoległych, mianowicie S_1, S_2, S_3, S_4 ; prócz tego jest tam znaleziona wypadkowa R_{23} sił S_2 i S_3 .

31. INNE WŁASNOŚCI WIELOBOKU SIŁ I WIELOBOKU SZNUROWEGO. ZMIANA BIEGUNA. Wyobraźmy sobie w jednej płaszczyźnie trzy siły S_1, S_2, S_3 przyłożone do punktów A_1, A_2, A_3 dowolnego ciała sztywnego /rys. 26/.

Wykreślmy wieloboki: sił i sznur



dowolnym biegunie O . Promienie pierwszej z tych figur i odpowiednie boki drugiej oznaczmy kolejno przez $1, 2, 3, 4$.

Obierzmy następnie biegun w jakim innym punkcie, dajmy nato P' ; wykreślmy teraz nowy wielobok sznurowy; nowe promienie i boki oznaczmy w tym samym porządku, co poprzednio, lecz liczbami rzymskimi: I, II, III, IV .

Weźmy pod rozważanie siłę S_1 , a o pozostałych zapomnijmy narazie. Przypuśćmy, dalej, że prócz siły S_1 mamy jeszcze inną siłę S_1' , której linja działania jest ta sama, co i siły S_1 , co do wartości siła S_1' jest równa sile S_1 , zaś co do lotu jest wprost przeciwna lotowi siły S_1 . Jeżeli będziemy rozpatrywali tylko takie dwie siły, działające na ciało, to ciało, rzecz prosta, żadnej zmiany w swym stanie spoczynku /lub ruchu/ nie dozna, bowiem siły S_1 i S_1' wzajemnie się równoważą. Wiedząc o tem, rozłożmy siłę S_1 na dwie składowe o kierunkach boków I i 2 . Rozkład ten mamy dokonany w trójkącie $abcP$, gdzie są również wskazane loty szukanych składowych P i P_2 .

Bierzemy obecnie siłę S_1' , działającą wzdłuż linji siły S_1 . Rozłożmy siłę S_1' na dwie siły o kierunkach boków I i II . Rozkład

ten musimy uważać za dokonany w brójkacie $\bar{b}aP'$, gdyż przy pomocy odcinka $\bar{b}a$ możemy przedstawić siłę S' . Składowe tej siły będą P i P' o lotach, wskazanych na rysunku.

Ponieważ siły S i S' są w równowadze, zatem równoważą się też grupy sił P, P' i P', P , albo grupa P, P' z grupą P', P . Wypadkowa sił P i P' jest równa co do wartości, kierunku i lotu odcinkowi PP' , a linja jej działania przechodzi przez punkt

B_0 , w którym przecinają się boki I, I' wieloboku sznurowego. Oznaczmy tę wypadkową przez Q /lot do góry/.

Podobnie znajdziemy wypadkową sił P i P' ; będzie ona równa i odwrotna do siły Q , przechodzić będzie przez punkt przecięcia się boków II' , czyli przez C_0 . Oznaczmy tę wypadkową przez Q' . Ponieważ pomiędzy układami sił P, P' i P', P zachodzi równowaga, zatem obie wypadkowe powinny być równe i mieć loty odwrotne, co jest słuszne, gdyż siłę Q przedstawia odcinek PP' , zaś Q' przedstawia odcinek $P'P$; pozatem

posiadać powinny wspólną linię działania, która przejść musi, oczywiście, przez punkty B i C

Ponieważ kierunek tych wypadkowych wyznacza prosta BB' , zatem prosta BC powinna być równoległą do prostej, łączącej bieguny B i B'

Zwróćmy się następnie do siły S_2 : -przypuśćmy, że na nasze ciało działają tylko dwie siły S_2 i S_2' . Ta ostatnia ma wspólną linię działania z siłą S_2 , co do wartości jest jej równa, zaś lot ma wręcz odwrotny. Mając tylko takie dwie siły, znajdziemy, że ciało pozostaje bez zmiany stanu, gdyż siły przyłożone równoważą się. Będą też w równowadze i składowe siły S_2 i S_2' , mianowicie siły P_2', P_2, P_2', P_2 , a więc i wypadkowa sił $P_2'P_2$ oraz wypadkowa sił P_2 i P_2' .

Dalsze rozważanie doprowadzi nas do wyniku, podobnego do tego, jaki otrzymaliśmy przy rozważaniu równowagi sił S_1 i S_1' . Mianowicie, że punkt

C /przecięcie się boków P i P' wieloboków sznurowych/ leżą na prostej równoległej do prostą, łączącą bieguny B i B' .

Podobny wynik otrzymamy, kiedy będziemy rozważać siły S_3 i nową siłę S_3' ; znajdziemy wówczas,

że punkty D i E znajdują się na prostej równoległej do prostej, łączącej bieguny Ω i Ω' .

Naturalnie, że dowodzenie powyższe, przeprowadzone dla trzech sił, jest ważne również dla jakiegokolwiek ich liczby /byleby tylko siły leżały w jednej płaszczyźnie/.

Wynika stąd następujące twierdzenie: WIELOBOKI SZNUROWE, WYKREŚLONE DLA TEGO SAMEGO UKŁADU SIŁ PRZY DWÓCH RÓŻNYCH BIEGUNACH POSIADAJĄ TĘ WŁASNOŚĆ, ŻE ODPOWIEDNIE ICH BOKI PRZECINAJĄ SIĘ NA J E D N E J PROSTEJ, KTÓRĄ NAZWIEMY O S I A B I E G U N O W ą ; TA PROSTA JEST RÓWNOLEGŁA DO PROSTEJ ŁĄCZĄCEJ BIEGUNY.

32. ZASTOSOWANIE I. Dla danego układu sił WYKREŚLIĆ WIELOBOK SZNUROWY TAK, ABY JEDEN Z BOKÓW OTRZYMAŁ POŁOŻENIE Z GÓRY ZADANE.

Niech będą 3 siły S_1, S_2, S_3 , przyłożone do punktów A_1, A_2, A_3 ; żądany, aby bok drugi był na prostej $B_1 B_2$ /rys. 27/.

Wykreślamy naprzód dowolny wielobok sznurowy 1, 2, 3, 4 przy biegunie Ω . Następnie tak obróćmy nowy biegun Ω' , aby dany bok \mathbb{N} mógł być jednym z boków nowego wieloboku sznurowego. Oczywiście, biegun ten musi leżeć na przedłużeniu

bowiem przecięcie się boków 2 z II , kierunku osi biegunowej znany / jest ona II do $B_2 B_1$, a zatem prosta ta jest całkowicie określona.

Wykreśliwszy ją, dopełniamy następnie szukany wielobok sznurowy, nie zwracając już zupełnie uwagi na wielobok sił. Tak więc np. bok I spotyka się z bokiem II na sile S_1 , pozbawionym przechodzi on przez punkt przecięcia się boku I z osią biegunową, czyli przez punkt nieskończenie odległy na tej prostej, gdyż oś biegunowa jest równoległa do boku I . Innymi słowy, bok I jest równoległy do boku I .

Przechodzimy następnie do wyznaczenia boku III . Bok 3 pierwszego wieloboku sznurowego przecina się z osią biegunową w punkcie C ; przez ten punkt przejść powinien bok III ; ponieważ ten bok przechodzi również przez punkt B_2 , zatem położenie boku III jest określone, mianowicie $B_2 B_1$. W podobny sposób wykreślimy bok IV .

33. Zadanie powyższe możemy zresztą rozwiązać jeszcze prościej: Ponieważ bok I jest zadany jako prosta $B_1 B_2$, a więc jest znany

również kierunek promienia II . Zatem w wieloboku sił prowadzimy promień II z punktu \mathcal{C} ponieważ ten punkt jest końcem siły S_1 i początkiem siły S_2 , zaś bok $B_1 B_2$ znajduje się między siłami S_1 i S_2 . Na promieniu II obieramy DOWOLNY punkt jako biegun \mathcal{Q}' . Z tego bieguna prowadzimy promienie pozostałe: I , II , III , a równoległe do tych promieni wykreślamy boki w wieloboku sznurowym: przez punkt B_1 - bok I // do promienia III , przez punkt B_2 - bok III // do promienia IV aż do siły S_3 , a więc do punktu B_3 , a dalej przez B_3 - bok IV // do promienia IV .

Rozwiązanie jest więc skończone.

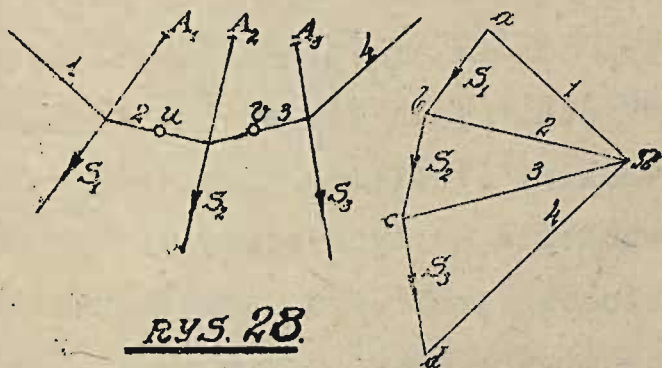
Łatwo dostrzeżemy, że wieloboków sznurowych, czyniących zadość postawionemu w zadaniu warunkowi, możemy wykreślić nieskończenie wiele. Wszystkie będą miały bieguny w różnych punktach na promieniu II .

34. ZASTOSOWANIE II.

POPROWADZIĆ WIELOBOK SZNUROWY PRZEZ DWA Z GÓRY ZADANE PUNKTY u i v .

Rozwiążmy to zadanie naprzód w tym przypadku,

gdy dane są siły S_1, S_2, S_3 /rys. 28/, przyczem punkty u i v są oddzielone od siebie tylko JEDNĄ siłą np. S_2 .



RYŚ. 28.

W tym razie zadanie jest niezmiernie proste. Wiadomo, bowiem, że dwa boki wieloboku

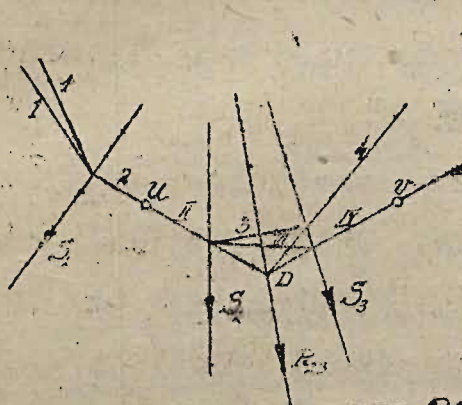
sznurowego można obrać dowolnie; niech więc będą niemi boki 2 i 3, z których pierwszy przechodzi przez punkt u , drugi przez v , zaś ich punkt przecięcia się leży na linii działania siły S_2 . Wykreślamy następnie wielobok sił i prowadzimy promienie 2 i 3, których kierunek został już obrany. Punkt przecięcia się tych promieni jest biegunem

B ; łącząc biegun z pozostałymi wierzchołkami wieloboku sił a i d , otrzymujemy promienie; mając promienie uzupełniamy wielobok sznurowy w sposób znany. Rozwiązań możemy mieć, oczywiście, bez liku.

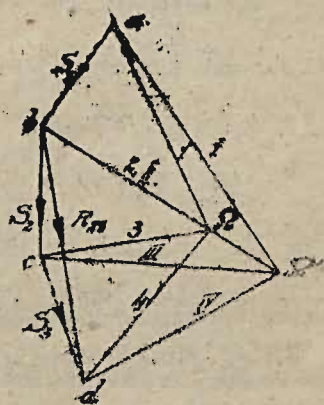
35. W tym razie gdy między punktami u i

ν mamy więcej, niż jedną siłę, np. dwie, jak na rys. 29, lub więcej, wówczas zastępujemy owe siły, zawarte między u i ν , ich wypadkową; sprowadzamy zatem nasze zadanie do przypadku szczególnego, dopiero co rozważonego.

Na rys. 29 mamy rozwiązany taki właśnie przykład dla sił S_1, S_2, S_3 .



RYŚ. 29.



Kreślimy naprzód dowolny wielobok sznurkowy 1, 2, 3, 4. Aby rzecz nieco uprościć, postępujemy tak, żeby bok 2 przechodził przez punkt u . Znajdujemy, dalej, wypadkową sił S_2 i S_3 , czyli R_{23} , co uskuteczniamy znany już sposobem.

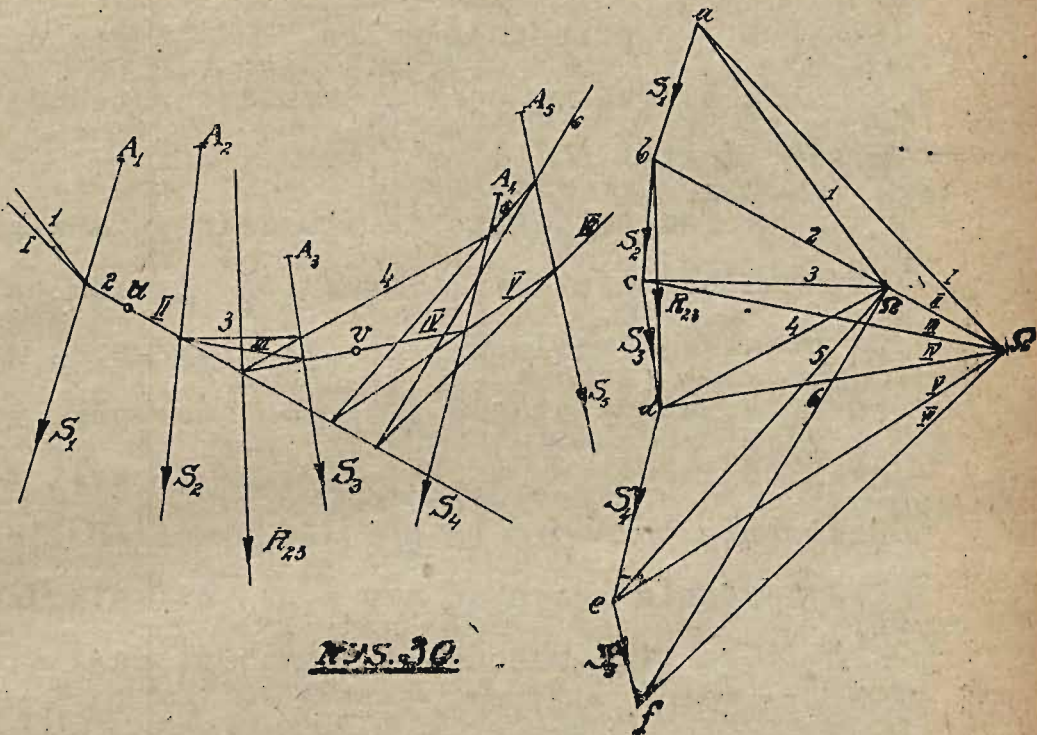
Oznaczamy punkt przecięcia się boków \mathcal{P} i \mathcal{L} przez \mathcal{D} ; przez punkt \mathcal{D} prowadzimy bok \mathcal{IV} tak, aby przechodził również przez punkt \mathcal{V} . Dwa te boki \mathcal{II} i \mathcal{IV} dają możność wyznaczenia nowego bieguna \mathcal{R}' na promieniu \mathcal{L} . Znaleźszy nowy biegun, uzupełniamy już z łatwością nowy wielobok sznurowy.

Możnaby tu znowu skorzystać z własności wieloboków sznurowych, opisanej w § 31, nie wykreślając promieni \mathcal{I} , \mathcal{III} , \mathcal{IV} .

36. Na rys. 30 jest rozwiązane zadanie bardziej jeszcze złożone. W tym przypadku mamy pięć sił $\mathcal{S}_1, \mathcal{S}_2, \mathcal{S}_3, \mathcal{S}_4, \mathcal{S}_5$, zaś punkty \mathcal{U} i \mathcal{V} są od siebie oddzielone siłami \mathcal{S}_2 i \mathcal{S}_3 . Postępujemy podobnie, jak poprzednio; dodajemy siły

\mathcal{S}_4 z \mathcal{S}_3 ; wypadkowa ich niech będzie \mathcal{R}_{23} . W sąsiedztwie bezpośrednim z naszymi punktami mamy już tylko trzy siły, mianowicie $\mathcal{S}_1, \mathcal{R}_{23}$ i

\mathcal{S}_5 i możemy do nich zastosować wprost rozwiązanie przytoczone poprzednio w § 34, dopełniając wielobok sznurowy i poza siłą $\mathcal{S}_4, \mathcal{S}_3$. Zresztą, rys. 30 w dostatecznej mierze rzecz tę wyjaśnia



RYS. 30.

37. ZASTOSOWANIE III. POPROWADZIĆ WIELOBOK SZNUROWY PRZEZ TRZY Z GÓRY ZADANE PUNKTY.

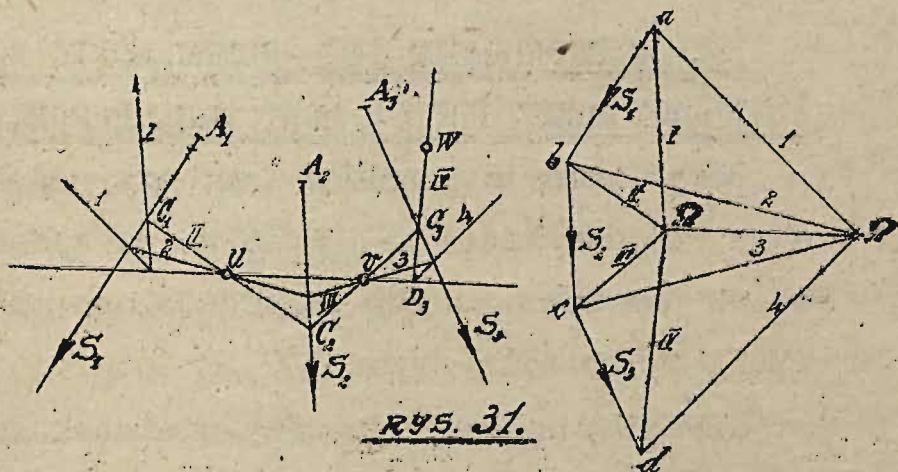
Rozpatrzmy z początku taki przypadek, gdy dane są trzy siły S_1, S_2, S_3 w ten sposób, że każde dwa dane punkty są oddzielone od siebie JEDNĄ tylko siłą /rys.31/.

Kreślimy naprzód dowolny wielobok sznurowy, którego boki 2 i 3 przechodzą przez punkty

u i v , Biegunem będzie punkt Ω . Następnie wielobok ten przekształcamy tak, aby nowe położenie boków 2 i 3 przecinały się z po-

przedniemi w tych właśnie punktach u i v ,
zaś bok 4 przeszedł przez W . Stąd widać,
że osią biegunową będzie prosta, przechodząca
przez punkty u i v .

Jest rzeczą jasną, że dla dokonania tego
przekształcenia nowy biegun D' trzeba obrać
na prostej równoległej do osi biegunowej uv ,
bo tylko wtedy będzie spełniony warunek, wyma-
gany od boków 2 i 3 . Bok IV /czyli nowe
położenie boku 4 / ma przejść przez W i winien
jednocześnie przeciąć się z 4 osi biegunowej
 uv , a więc położenie jego jest całkowicie



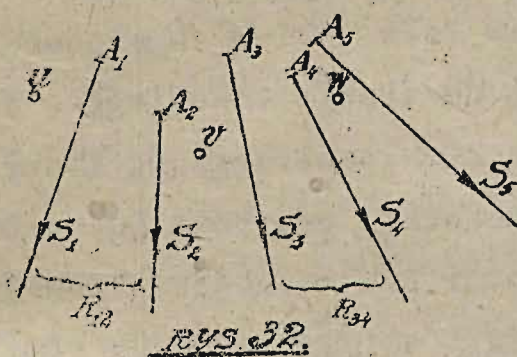
RYS. 31.

określone. Nowy biegun znajduje się zatem w
przecięciu się prostej $//$ do osi biegunowej

z promieniem IV , odpowiadającym bokowi IV .
Wyznaczając z tego bieguna pozostałe promienie $\text{I}, \text{II}, \text{III}$, albo też opierając się na własności osi biegunowej UV , możemy uzupełnić nowy wielobok sznurowy.

38. Gdy punkty U, V, W są oddzielone jeden od drugiego więcej niż jedną siłą, to postępujemy podobnie, jak w odpowiednich zadaniach, w których chodziło o poprowadzenie wieloboku sznurowego przez dwa punkty rys. 29 i 30.

Przypuśćmy, dla przykładu, że punkty U, V, W są położone tak, jak to wskazuje rys. 32. W tym razie znajdujemy najprzód wypadkową R_{12} sił S_1 i S_2 oraz wypadkową R_{34} sił S_3 i S_4 i w



RYŚ. 32.

ten sposób zadanie nasze sprowadzamy do poprzedzającego, bo mamy zadane trzy punkty, oddzielone pojedynczemi

siłami: R_{12}, R_{34}, S_5 .

39. BADANIE RÓWNOWAGI CIAŁA SZTYWNEGO ZA POMOCĄ

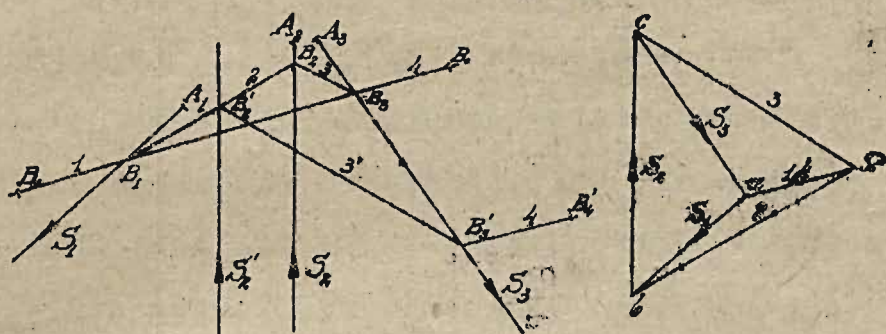
WIELOBOKU SZNUROWEGO

Dany jest układ trzech sił S_1, S_2, S_3 , przyłożonych do punktów A_1, A_2, A_3 - /rys.33/.

Niech będzie wiadome zgóry, że siły te są w równowadze, że więc przecinają się w j e d n y m p u n k c i e , a wielobok sił, utworzony z nich, jest z a m k n i ę t y . Chodzi o to, jak się zaznaczy równowaga tego układu na dowolnym wieloboku sznurowym, wykreślonym dla danego układu sił.

Aby to zbadać, obieramy dowolny biegun \mathcal{B} , prowadzimy promienie $1, 2, 3, 4$ i budujemy odpowiedni wielobok sznurowy. Wielobok sił jest zamknięty; zatem promienie pierwszy i ostatni /t.j. 1 i 4 / leżą na jednej prostej; z tego dalej wynika, że boki 1 i 4 wieloboku sznurowego albo są do siebie równoległe, albo też pokrywają się. Aby rozstrzygnąć, który z tych przypadków zachodzi, przypomnijmy sobie, że pierwszy i ostatni bok wieloboku sznurowego można uważać za linje działania dwóch sił, które zastępują sobą układ sił danych /rys.24/; ponieważ zaś z góry wiemy, że układ ten jest w równowadze, więc owe siły zastępcze powinny być równe, mieć loty przeciwne i posiadać wspólny

na linję działania. Pierwsze dwa warunki są spełnione, jak to widać bezpośrednio z wieloboku sił; trzeci warunek wymaga, aby BOKI 1, 4 /pierwszy i ostatni/ w wieloboku sznurowym



RYS. 33.

LEŻAŁY NA JEDNEJ PROSTEJ. Umówmy się, aby ten przypadek, kiedy boki pierwszy i ostatni wieloboku sznurowego leżą na jednej i tej samej prostej, określać zdaniem: "wielobok sznurowy sam się zamknął".

Oczywiście, wyprowadzone trzy warunki dotyczą również tych zagadnień, w których dany układ zawiera więcej, niż trzy siły, bo i wtedy możemy taki układ sił zastąpić dwiema siłami, skierowanymi według pierwszego i ostatniego boku wieloboku sznurowego. Zatem możemy wypowiedzieć

twierdzenie, że GDY UKŁAD SIŁ, ZNAJDUJĄCYCH SIĘ W JEDNEJ PŁASZCZYŹNIE, DO RÓŻNYCH PUNKTÓW PRZYŁOŻONYCH, JEST W RÓWNOWADZE, WÓWCZAS WIELOBOK SIŁ ORAZ WIELOBOK SZNUROWY ZAMYKAJĄ SIĘ SAME PRZEZ SIĘ.

40. Przypuśćmy teraz, że siła S_2 /rys. 32/ została przesunięta równolegle do swego położenia pierwotnego tak, że zajęła położenie S_2' , zachowując poprzednią wartość oraz lot. Co się stanie przez to z wielobokiem sił oraz z wielobokiem sznurowym?

Widoczne jest, że pierwszy z nich nie ulegnie żadnej zmianie; również boki 1 i 2 wieloboku sznurowego pozostają na swych miejscach; jedynie punkt B_2 przesunie się do B_2' , a boki 3 i 4 otrzymają położenia 3' i 4' równoległe do poprzednich. Naturalnie boki 1 i 4' nie tworzą już teraz jednej prostej, lecz będą do siebie równoległe.

Z tego wynika, że siły, zastępujące dany układ S_1, S_2, S_3 i działające wzdłuż prostych 1 i 4' są równe, loty mają przeciwne i linje działania równoległe - tworzą więc PARĘ SIŁ. Łatwo wyrozumić, że podobnych par sił możemy

znaleźć tyle, ile możemy pomyśleć wieloboków sznurowych dla danego układu sił, czyli nieskończenie wiele.

41. Zestawmy wyniki, otrzymane w § 40 i 41 i poprzednio w § 25 i następnych; wówczas będziemy mogli powiedzieć:

a/ GDY DANY WIELOBOK SIŁ ORAZ WIELOBOK SZNUROWY SĄ ZAMKNIĘTE, TO DANY UKŁAD SIŁ JEST W RÓWNOWADZE. Wynik nie zależy od sposobu wykreślenia wieloboku sznurowego.

b/ GDY ANI WIELOBOK SIŁ, ANI WIELOBOK SZNUROWY NIE SĄ ZAMKNIĘTE, TO DANY UKŁAD SIŁ SPROWADZA SIĘ DO JEDNEJ SIŁY WYPADKOWEJ, KTÓREJ LINIA DZIAŁANIA JEST RÓWNOLEGŁA DO BOKU ZAMYKAJĄCEGO WIELOBOK SIŁ I PRZECHODZI PRZEZ PUNKT PRZECIĘCIA SIŁ BOKÓW SKRAJNYCH WIELOBOKU SZNUROWEGO. CO DO WARTOŚCI I ŁOTU OKREŚLA JĄ BOK ZAMYKAJĄCY. Odpowiedź będzie jedna jedyna.

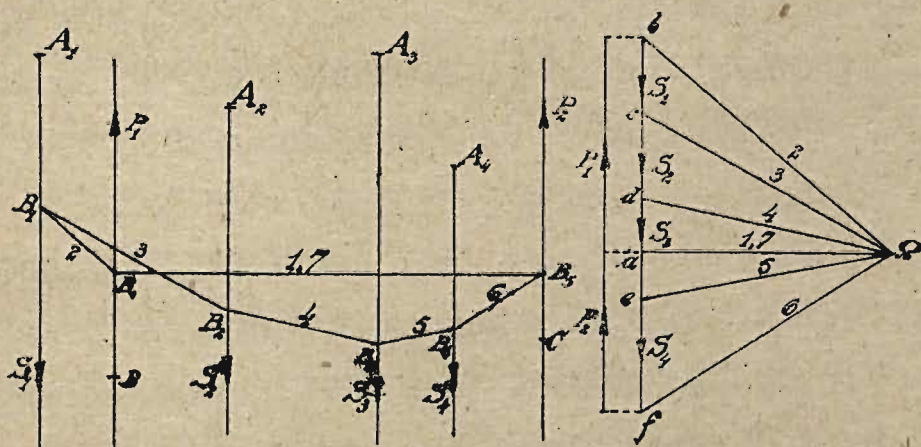
c/ GDY WIELOBOK SIŁ JEST ZAMKNIĘTY, WIELOBOK SZNUROWY ZAŚ NIE, WÓWCZAS DANY UKŁAD SIŁ SPROWADZA SIĘ DO JEDNEJ PARY WYPADKOWEJ. Odpowiedzi będziemy mieli bez liku.

42. ZASTOSOWANIE POWYŻSZEGO. Dane są siły S_1, S_2, S_3, S_4 do siebie równoległe, przyłożone

w punktach A_1, A_2, A_3, A_4 . Pragniemy zrównoważyć je dwiema siłami P i P' , z których pierwsza przechodzi przez punkt B i jest równoległa do sił danych, a druga przechodzi przez punkt C /rys.34/.

Zauważymy naprzód, że siła P' również musi być równoległa do sił danych, co wynika z takiego rozumowania: wypadkowa sił S_1, S_2, S_3, S_4, P jest do tych sił równoległa; siła P' i ta wypadkowa mają być w równowadze, zatem muszą mieć wspólną linię działania; a więc siła P' jest do zadanych sił równoległa.

Przystępujemy do wykreślenia wieloboku sił. Siły P i P' są pod względem wartości nieznane,

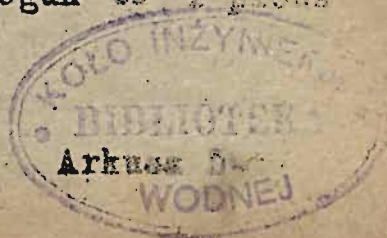


RYŚ. 34.

możemy więc wykreślić jedynie odcinki, wyrażające siły S_1, S_2, S_3, S_4 . Aby konstrukcję naszą móc posunąć jaknajdalej, dogodnie jest ułożyć siły w szereg i siły P_1, P_2 ustawić na początku i końcu tego szeregu. Rozważajmy więc siły w takim porządku: $P_1, S_1, S_2, S_3, S_4, P_2$.

Zatem bok pierwszy wieloboku sił przedstawia siłę P_1 ; początek jej, oznaczmy go przez α jest nieznany, koniec P_1 przypada, dajmy na to, w β i w tym samym punkcie rozpoczyna się bok, wyobrażający siłę S_1 ; koniec siły S_1 niech będzie w punkcie γ ; stąd rozpoczyna się siła S_2 i t.d., aż do siły S_4 . Dochodzimy wreszcie do punktu ρ , gdzie kończy się siła S_4 i zaczyna P_2 . Aby była równowaga, wielobok sił musi się zamknąć, czyli koniec siły P_2 winien upaść w początku siły P_1 , t.j. w punkcie α . Ponieważ punkt ten jest nieznany, więc budowy wieloboku sił nie możemy raz i ostatecznie dokończyć.

Obieramy, dalej, dowolny biegun B i prowadzimy promienie 1, 2, 3, 4, 5, 6.



Promienie \angle i \angle idą do owego nieznanego punktu α /początku pierwszej i końca ostatniej/, nie wykreślamy więc ich i przystępujemy do budowy wieloboku sznurowego.

Na linii działania siły P obieramy dowolny punkt B_1 i prowadzimy przez ten bok 2 ; przez ten sam punkt przechodzi również nieznaną $n a r a z i e$ bok 1 . Dalsza budowa wieloboku sznurowego nie następuje żadnych trudności; łatwo więc wykreślamy boki $3, 4, 5, 6$, aż w końcu dochodzimy do punktu B_6 , przez który należy poprowadzić bok 7 . Ma być równowaga układu sił, a więc wielobok sznurowy powinien być zamknięty. pierwszy i ostatni bok wieloboku sznurowego muszą tworzyć jedną prostą, albo, innymi słowy: boki 1 i 7 powinny się pokrywać. Ponieważ bok 1 przechodzi przez punkt B_1 , a bok 7 - przez B_6 , więc boki te powinny się ułożyć wzdłuż prostej $B_1 B_6$. Mając tym sposobem znalezione boki skrajne 1 i 7 , możemy uzupełnić wielobok sił, prowadząc przez P równoległą do $B_1 B_6$. Będzie to promień \angle /wzgl. \angle / i wyznaczy nam na prostej $6f$ szukany punkt α , który jest początkiem P i końcem P .

Tak więc $\overline{ab} = P$, $\overline{fa} = P$.

43. ZASTOSOWANIE ROZKŁAD SIŁY NA SKŁADOWE.

Rozłożyć siłę R na dwie składowe, z których jedna S_1 posiada daną linię działania, a druga S_2 przechodzi przez dany punkt A /rys 35/.

Zadanie to rozwiązuje się bardzo prosto w tym przypadku, kiedy dana siła R przecina się z daną linią działania siły S_1 w granicach rysunku. Dajmy na to, że tym punktem będzie punkt C ; wówczas siła S_2 powinna przejść przez ten punkt

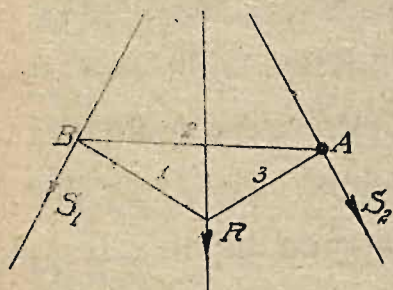
C ; a że z warunku zadania przechodzić ma jeszcze przez punkt zadany A , zatem linia działania siły S_2 jest wyznaczona przez prostą

AC . Dalszy rozkład R na dwie siły o wskazanych liniach działania jest sprawą prostą, omówioną już w § 16.

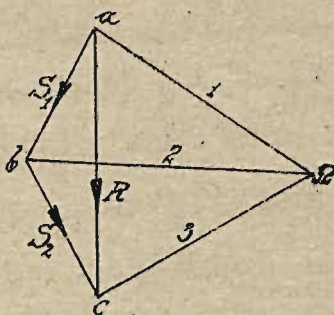
Trudniejsza jest sprawa, kiedy powyższego punktu C nie możemy otrzymać w granicach rysunku.

Wówczas postępujemy tak:

Budujemy naprzód wielobok sił. Odcinek ac przedstawia daną siłę R ; przez a przechodzi bok, równoległy do S_1 , przez c - bok, równoległy do S_2 . Gdybyśmy spali koniec c



RYS. 35.

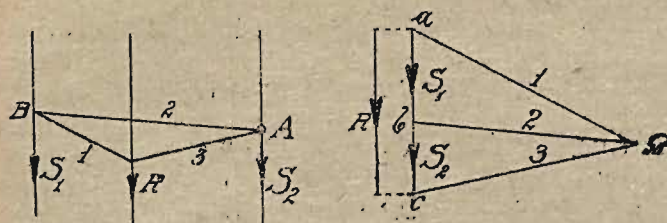


siły S_1 , to wypadaloby tylko połączyć go z c ; odcinek bc wyznaczyłby nam siłę S_2 .

Jednak punktu

b nie znany; trzeba budowę wieloboku sił narazie przerwać. Obieramy dowolny biegun d ; prowadzimy promienie 1 i 3 ; promień 2 , który idzie do nieznanego jeszcze punktu b jest więc nieznan. Wykreślamy następnie wielobok sznurowy, a właściwie jedynie jego boki 1 i 3 , przytem robimy to tak, aby bok 3 przeszedł przez A , jako przez jeden jedyny znany punkt linii działania siły S_2 . Bok 1 przecina siłę S_1 w punkcie B ; oczywiście, prosta AB musi być bokiem 2 , gdyż bok ten powinien przejść zarówno przez punkt A , jak i przez B .

Mając bok 2 wykreślamy z d promień 2 , który wyznaczy nam na prostej równoległej do S_1 nieznan punkt b ; wówczas ab i bc przedstawia nam siły S_1 i S_2 co do kierunku, wartości i lotu.



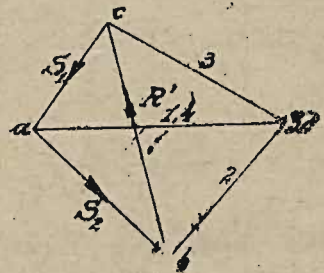
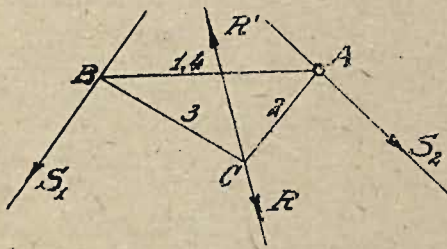
RYS. 36.

Na rys. 36 widzimy sposób rozkładu siły R na dwie składowe do niej równoległe. Wy-

padek ten nie różni się zasadniczo od przytoczonego poprzednio.

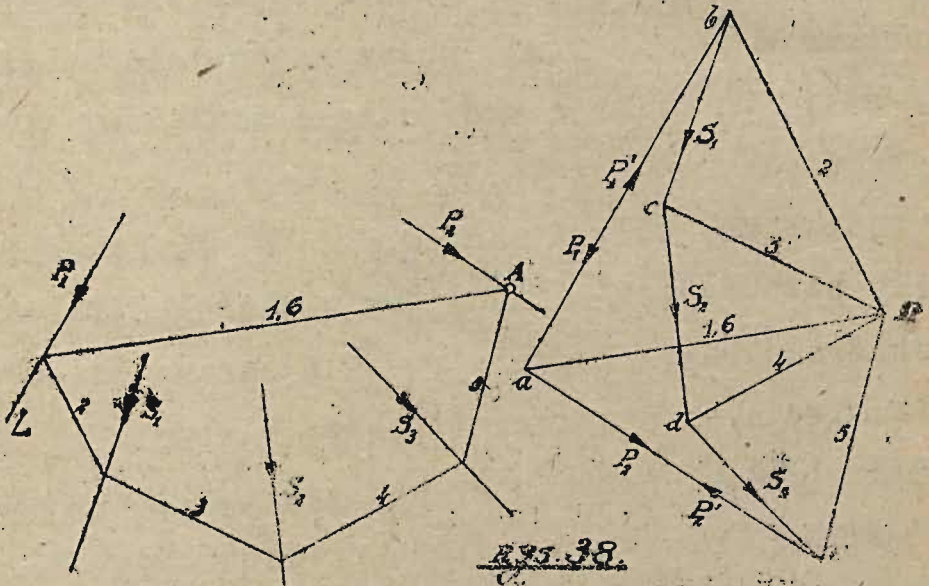
44. W celu rozłożenia siły R na dwie składowe S_1, S_2 /dla jednej z nich jest dana linja działania, dla drugiej punkt/ można rozumować jeszcze nieco inaczej, można mianowicie uważać, że siły S_1, S_2 mają zrównoważyć odwróconą siłę R' czyli R' /rys. 37/.

Ustawiamy siły w szereg: S_1, R', S_2 /nieznane siły po brzegach/ i budujemy wielobok sił i wielobok sznurowy. W danym razie nieznane są położenia skrajnych promieni i boków, a więc 1 i 4 . Wiemy jednak, że te boki pokrywają się wzajemnie, a ponieważ pierwszy z nich przechodzi przez punkt B , a drugi przez A , zaś AB jest ich wspólnym kierunkiem. Łatwo już teraz wykreślić brakujące promienie $1, 4$ i tym sposobem znaleźć szukane składowe S_1 i S_2 .



RYS. 37

45. ZASTOSOWANIE: ROZKŁAD DANEGO UKŁADU SIŁ NA DWIE SIŁY. Niech będzie dany układ sił S_1, S_2, S_3, \dots /rys. 38/. Zastąpić go dwiema siłami



RYS. 38

mi P_1 i P_2 , z których P_1 ma zadana linję działania L , zaś P_2 przechodzi przez punkt A . Ogólność rozwiązania nie ucierpi na tem, że dany układ ma tylko 3 siły.

Zadanie powyższe możemy rozwiązać na podobieństwo tego, jak to było podane w § 43, albo też, sprowadzić je można do zagadnienia o równowadze sił, jak to było pokazane w § 44. Ponieważ to drugie rozwiązanie najdalej częstsze zastosowanie, na niem też uwagę swą zatrzymamy. Rozumujemy tak: siły P i P mają zastąpić dany układ sił; jeśli więc loty sił P i P odwrócimy, pozostawiając wartości i linje działania tych sił bez zmiany, wówczas siły o lotach odwróconych, oznaczymy je przez P' i P' , będą z danym układem sił S_1, S_2, S_3 w równowadze. Ustawiamy wszystkie siły w szereg taki, aby niewiadome siły P' i P' były na końcach, a więc porządek sił przyjmujemy taki: P', S_1, S_2, S_3, P' .

Zbudujmy dla tych sił wielobok sił i wielobok sznurowy. Obydwa te wieloboki powinny się zamknąć same przez się.

Przy budowie wieloboku sił rozpoczynamy od siły P' , dla której tylko linja działania jest znana. Zatem w wieloboku sił początku P' możemy nie oznaczać, natomiast możemy przyjąć, że punkt o , wzięty na prostej $//$ do L jest końcem siły P' . Punkt o jest jednocześnie po-

początkiem siły S_1 , a więc prowadzimy przez ϵ
 prostą \parallel do S_1 i odkładamy taki odcinek
 $\epsilon c'$, aby przedstawiał nam siłę S_1 ; z końca
 siły S_1 , z punktu c , wykreślamy odcinek
 $cd \parallel$ do S_2 i t.d. aż dojdziemy do końca
 ostatniej zadanej siły, w naszym przykładzie,
 siły S_3 , - do punktu e . Punkt e będzie
 początkiem siły P' . Samej siły prowadzić
 dalej nie możemy; wiemy tylko, że jej koniec
 upaść musi w punkcie a , gdzie jest początek
 siły P . Na ten musimy przerwać wykreślanie
 wieloboku sił. Obieramy dowolnie biegun P i
 prowadzimy do punktów ϵ, c, d, e promienie 2,
 3, 4; promienie zaś 1 i 6, które powinny
 być prowadzone do punktu a , narazić niezna-
 nego, nie możemy wykreślić.

Przystępujemy teraz do budowy wieloboku sznu-
 rowego, rozpoczynając wykreślanie jego tak, aby
 bok odpowiedni przeszedł przez jeden jedyny zna-
 ny punkt siły P' , t.j. przez punkt A .
 Przez ten punkt prowadzimy bok 5, a następnie
 wykreślamy boki 4, 3, 2. Linja działania si-
 лы P' przecina wielobok sznurowy w punkcie B .
 Prowadząc prostą przez punkty A i B znaj-

dziemy w wieloboku sznurowym bok zamykający /
wzgl. \odot . To nam pozwoli na przeprowadzenie
promienia / wzgl. \odot .

Promień ten przecina prostą // do siły P'
w punkcie α , który, jak wyżej zaznaczyliśmy,
jest początkiem siły P' i końcem siły P_2' .
Zatem odcinek $\alpha\odot$ wskazuje nam na wartość i lot
siły P' , zaś odcinek $e\alpha$ na wartość i lot
siły P_2' . Ponieważ w zadaniu szukamy sił P i
 P_2 , więc znajdziemy je równe odpowiednio si-
łom P' i P_2' z lotami: dla siły P od \odot
do α i dla siły P_2 - od α do e . Na rysun-
ku, przedstawiającym układ sił, prowadzimy przez
punkt A prostą // do ae : będzie to linja
działania siły P_2 . Wreszcie, na linjach dzia-
łania sił P i P_2 zaznaczamy loty tych sił.
W ten sposób zadanie mamy rozwiązane.

ROZDZIAŁ III

MOMENTY STATYCZNE SIŁ

46 OKRESLENIE MOMENTU STATYCZNEGO SIŁY. Przy-
puśćmy, że odcinek AB /rys. 39/ przedsta-
wia wartość, kierunku i lot siły S .