

NAUKA O RUCHU



2 NAUKA O RUCHU (CYNEMATYKA I DYNAMIKA)

Z LICZNEMI PRZYKŁADAMI

PRZEZ

1 ZYGMUNTA STRASZEWICZA
PROFESORA POLITECHNIKI WARSZAWSKIEJ

WYDANIE DRUGIE



LWÓW—WARSZAWA—KRAKÓW
WYDAWNICTWO ZAKŁADU NARODOWEGO IMIENIA OSSOLIŃSKICH
WARSZAWA, KSIĘGARNIA WŁASNA, UL. NOWY ŚWIAT L. 69
KRAKÓW, FILJA WYDAWNICTWA, ULICA ŚW. ANNY L. 11
POZNAŃ, SKŁAD GŁÓWNY: KSIĘGARNIA ŚW. WOJCIECHA
1923

1.2.3480



~~C. 1624~~

~~D. 624~~



nr. 120

Z DUKARNI ZAKŁADU NARODOWEGO IMIENIA OSSOLIŃSKICH WE LWOWIE
pod zarządem Józefa Ziemińskiego.

BG 02 P/499 - 27

PRZEDMOWA

DO PIERWSZEGO WYDANIA

Książka niniejsza zawiera wykład cynematyki i dynamiki, odpowiadający w głównych rysach kursowi, który wygłosiłem w r. 1916/7 na wydziale Budowy Maszyn Politechniki Warszawskiej. Jest to więc wykład mechaniki teoretycznej (z pominięciem statyki), przystosowany do potrzeb technika i skutkiem tego odbiegający dość daleko od wielu podręczników, które uwzględniają raczej potrzeby astronoma i fizyka. Dotyczy to w równej mierze treści jak i metody. Licząc się więc z potrzebami współczesnego inżyniera, poświęciłem stosunkowo dużo miejsca cynematyce ciała sztywnego, reakcjom w łożyskach i przegubach, naprężeniom, powstającym w ciele podczas ruchu i t. d. Co się tyczy metody to dawałem wszędzie, gdzie to było możliwe, pierwszeństwo metodzie geometrycznej, gdyż zdaniem mojem jest ona dla danego celu odpowiedniejsza od analitycznej. Opanowanie należyte aparatu analitycznego jest rzeczą niełatwą i wymaga długiej pracy, na którą nie każdy technik może się zdobyć. Kto zaś nie włada w dostatecznym stopniu metodą, temu zawilości rachunku przysłaniają często badane zjawisko. Metoda geometryczna ujmuje rzecz bardziej bezpośrednio i skutkiem tego daje wyraźniejszy obraz zjawiska zwłaszcza dla umysłów mniej wyszkolonych matematycznie.

Przy studjowaniu mechaniki niezbędne są ciągle ćwiczenia, gdyż tylko tą drogą uczący się może osiągnąć całkowitą asymilację poznanej teorii i zapanować nad zjawiskami mechanicznymi. Pragnąc dostarczyć czytelnikowi materiału do ćwiczeń, zebrałem w książce kosztem niemałej pracy pokaźną liczbę zadań, starając się, aby były interesujące i istotnie kształcące, t. j. aby nie tylko rozwijały wprawę w stosowaniu wzorów i metod, lecz aby jednocześnie wzbogacały wiedzę mechaniczną czytelnika. Zadania te

nie stanowią odrębnego zbioru, lecz są umieszczone w różnych rozdziałach tak, że czytelnik, poznawszy nowe twierdzenie, znajduje zaraz materiał do stosownych ćwiczeń. Czerpałem je z różnych źródeł. Niektóre z nich są mego własnego pomysłu, inne zapożyczyłem z dzieł Appella, Castellano, Wittenbauera, Crabtree, Besanta, Waltona, Routha, Whittakera, Graya, Love'a i innych; przeważna część, zwłaszcza z dynamiki, jakkolwiek zaczerpnięta przezemnie z dzieł wymienionych autorów, pochodzi z aktów egzaminacyjnych uniwersytetów angielskich.

Do zrozumienia książki potrzebna jest znajomość zasad rachunków różniczkowego i całkowego wraz z elementami równań różniczkowych, a także podstawowych twierdzeń statyki.

Warszawa w grudniu 1917 r.

AUTOR.

DO DRUGIEGO WYDANIA

Wydanie drugie różni się w dość licznych szczegółach od pierwszego; zmiany miały na celu uczynić wykład prostszym i przejrzystszym. Prócz tego pomnożyłem liczbę zadań, zwłaszcza cinematycznych. Zaczerpnąłem je w znacznej części z książki M. Grüblera „Getriebelehre“.

Warszawa w październiku 1921 r.

AUTOR.

SPIS RZECZY

Wstęp.

Paragr.	Str.
1. Skalary	1
2. Wektory	1
3. Rodzaje wektorów	2
4. Przykłady. Siła i para	3
5. Suma geometryczna	4
6. Rzuty wektorów na płaszczyzny i proste	6
7. Metoda analityczna sumowania wektorów	8
8. Rzut trójkąta na płaszczyznę	8
9. Moment wektora względem punktu	9
10. Moment wektora względem prostej	12
11. Moment wypadkowy względem prostej i punktu	13
12. Analityczne wyrażenie momentu	14

CYNEMATYKA.

I. Szybkość punktu.

13. Cynematyka i dynamika	17
14. Równanie ruchu punktu w postaci $s = f(t)$	18
15. Szybkość linjowa	20
16. Inne równania ruchu $x = f(t)$, $y = g(t)$, $z = h(t)$	21
17. Współrzędne biegunowe. Wzory na składowe szybkości	24
18. Zagadnienie odwrotne	26
19. Ruch względny	27
20. Równoległobok szybkości. Ruch względem punktu	29

II. Pole szybkości.

21. Układ sztywny i ruch jego	33
22. Pole szybkości. Twierdzenie zasadnicze	34
23. Ruch prostej. Prosta zerowa. Linja przewodnia	36
24. Ruch płaszczyzny. Powierzchnia przewodnia	38
25. Ruch postępowy. Szybkość postępową	39

Paragr.	Str.
26. Ruch obrotowy. Szybkość kątowna	40
27. Ruch płaski	42
28. Środek chwilowy	42
29. Ruch prostej w płaszczyźnie. Szybkość skręcona	44
30. Linje środków chwilowych	47
31. Tory punktów układu. Metoda wykreślna	49
32. Wyznaczanie linii środków. Ruch Cardana	50
33. Obwiednie	53
34. Rozwijane i rozwijające	55
35. Szybkość środka chwilowego	56
36. Krzywizny torów. Konstrukcja Hartmanna	57
37. Koło przegięć. Wzór Savarego	61
38. Krzywizna obwiedni	67
39. Zastosowanie statyczne	68
40. Ruch kulisty. Oś chwilowa	69
41. Stożki osi chwilowych	70
42. Ruch śrubowy	72
43. Ruch jakiegokolwiek. Dowód Koenigsa	73
44. Układ zerowy	76
45. Ruch względny układu. Ruchy składowe i ruch wypadkowy	79
46. Równoległobok szybkości kątowych	80
47. Szybkość punktu w funkcji szybkości kątowych	82
48. Szybkości kątowe równoległe	83
49. Szybkość kątowna i szybkość postępową	88
50. Szybkości kątowe wchrowate	91

III. Przyspieszenie punktu.

51. Przyrost geometryczny	93
52. Pochodna geometryczna. Składowe styczna i normalna	94
53. Przyspieszenie	95
54. Wyznaczanie przyspieszeń	97
55. Ruch jednostajnie przyspieszony	98
56. Ruch prosty harmoniczny	100
57. Ruch pocisku w próżni	103
58. Przyspieszenie styczne i normalne	107
59. Współrzędne biegunowe i przyspieszenia p_r , p_φ	111
60. Ruch względny	113
61. Przyspieszenie Coriolisa w ruchu płaskim	115
62. Przypadek ogólny ruchu względnego	117
63. Dowód analityczny twierdzenia Coriolisa	118

IV. Pole przyspieszeń.

64. Przewodnia drugiego rzędu	122
65. Ruch postępowy i ruch obrotowy. Wyznaczanie wykreślne przyspieszeń	123
66. Pole przyspieszeń ruchu obrotowego	125

Paragr.	Str.
67. Ruch płaski	126
68. Środek chwilowy przyspieszeń	130
69. Pole przyspieszeń w ruchu płaskim	132

DYNAMIKA

V. Prawa Newtona.

70. Punkt materialny. Podział dynamiki	134
71. Prawa Newtona	135
72. Masa	138
73. Przykłady bezpośredniego stosowania praw Newtona	139
74. Równania ruchu punktu materialnego	144
75. Ruch punktu materialnego na torze przepisany gładkim	149
76. Spadek na torze przepisany. Ciężarówka najprędszego spadku	153
77. Wahadło kołowe	156
78. Wahadło cykloidalne	159
79. Brachistochrona	162
80. Tarcie o tor. Nieciągłość tarcia	164
81. Opór powietrza. Szybkość graniczna	168
82. Wymiary. Jednorodność równań	171

VI. Siła żywa i ilość ruchu.

83. Dwie zasady	174
84. Praca elementarna i jej wyznaczanie	174
85. Praca całkowita. Sprawność	177
86. Pole sił. Motor i generator	181
87. Potencjał. Energja potencjalna	184
88. Siła żywa. Energja całkowita	186
89. Zasada ilości ruchu. Impuls	189
90. Wektor G (ilość ruchu układu)	191
91. Siła żywa układu. Stosowalność zasady sił żywych	192
92. Siły chwilowe i ich impulsy	199
93. Ruch łańcucha	201
94. Moment ilości ruchu. Szybkość wycinkowa	205
95. Wektor H (mom. ilości ruchu) układu	207

VII. Szkielet dynamiczny ciała.

96. Przedmiot rozdziału	210
97. Moment bezwładności względem płaszczyzny	211
98. Moment względem osi	212
99. Moment względem punktu	213
100. Wyznaczanie momentów bezwładności. Sztaba. Płyta prostokątna. Prosty cylinder kołowy. Stożek prosty. Kula	214

Paragr.	Str.
101. Osi główne punktu i ciała	220
102. Moment odśrodkowy	221
103. Moment bezwładności w funkcji kątów kierunkowych. Ciała kuliste .	222
104. Trzecia oś główna. Przekroje kołowe	226
105. Punkt główny prostej	228

VIII. Zasady dynamiki ciała sztywnego.

106. Model ciała	232
107. Zasada d'Alemberta	234
108. Przykłady stosowania zasady d'Alemberta	236
109. Równania ruchu układu	241
110. Ruch środka masy	243
111. Ruch ciała sztywnego. Zasada niezależności ruchów postępowego i kulistego	246
112. Siła żywa ciała sztywnego	248
113. Przykłady stosowania zasady sił żywych	250
114. Ilość ruchu ciała, czyli wektor G	254
115. Wektor H (moment ilości ruchu) ciała sztywnego	256
116. Ciało jakiegokolwiek. Wektor H względem środka masy	260
117. Działanie siły chwilowej	264
118. Ruch istot żyjących	271

IX. Ruch obrotowy ciała sztywnego.

119. Równanie zasadnicze	273
120. Wahadło fizyczne. Środek wahań	275
121. Reakcje łożysk w ruchu jednostajnym. Osi swobodne	278
122. Reakcje łożysk w ruchu przyspieszonym. Reakcje dynamiczne i statyczne .	281
123. Środek uderzeń	285

X. Ruch płaski ciała sztywnego.

124. Równania zasadnicze	290
125. Naprężenia, występujące w sztabach podczas ruchu	296

XI. Ruch kulisty.

126. Ruch bez udziału sił. Stożek ruchomy osi chwilowych	301
127. Trwałość ruchu kulistego. Płaszczyzny graniczne	305
128. Elipsoida bezwładności i polodja	308
129. Herpolodja	312
130. Przypadki szczególne ruchu kulistego	314
131. Równania Eulera	318
132. Inny dowód równań Eulera	320
133. Precesja regularna	324
134. Trwałość precesji regularnej	330

Paragr.	Str.
135. Precesja pseudoregularna	331
136. Ruch kuli na płaszczyźnie poziomej	337

XII Siły chwilowe.

137. Odształcalność ciał	342
138. Uderzenie proste centralne. Współczynnik restytucji	344
139. Przypadki szczególne. Uderzenie plastyczne i uderzenie sprężyste . .	347
140. Strata siły żywej	349
141. Uderzenie ukośne i ekscentryczne	351

WSTĘP

1. Skalary. Wielkości, z którymi mamy do czynienia w mechanice, można podzielić na dwie kategorie: *skalary* i *wektory*.

Skalar jest to wielkość, nie pozostająca w związku z żadnym określonym kierunkiem przestrzeni. Daje się ona całkowicie określić jedną liczbą jednostek znanych. Tak np. skalarzem jest czas. Gdy powiedziano, że pewne wydarzenie trwało tyle a tyle godzin czy minut, to czas trwania tego wydarzenia jest całkowicie określony.

Zamiast podawać liczbę, można wskazać odcinek odpowiedniej skali. Skala taka urządza się na linii prostej, albo na jakiej innej linii. Pewna znana długość, odmierzona na tej linii, odpowiada obranej jednostce. Skala czasu urządza się najczęściej na okręgu koła i zazwyczaj godzinie odpowiada łuk długości $\frac{\pi r}{6}$, gdzie r oznacza promień koła.

Prócz czasu do skalarów należą masa, praca, siła żywa, potencjał i in.

2. Wektory. Wektor jest to wielkość, pozostająca w związku z pewnym kierunkiem przestrzeni. Wektor nie daje się całkowicie określić zapomocą jednej liczby, gdyż trzeba jeszcze wskazać ów kierunek. Tak więc wektor należy określać *pod względem wielkości i pod względem kierunku*.

Prostym przykładem wektora jest przesunięcie jakiegoś drobnego przedmiotu, powiedzmy punktu ruchomego. Dajmy na to, że punkt ten zajmuje znane położenie A i wiadomo, że ma być przesunięty o 3 metry. Dane te nie określają jeszcze przesunięcia, gdyż na ich zasadzie nie umielibyśmy wskazać, gdzie znajdzie się punkt ruchomy po dokonaniu przesunięcia. Wiadomo jedynie, że nowe położenie znajduje się gdzieś na powierzchni kuli, zatoczonej z punktu A promieniem 3 m.

Jeżeli posługujemy się metodami analitycznymi, to określamy kierunek przesunięcia lub wogóle kierunek wektora tak, jak to się robi w geometrii analitycznej, t. j. zapomocą odpowiednich kątów kierunkowych. Jeżeli stosujemy metody wykreślne, to określamy kierunek wektora odcinkiem prostej, na którym jeszcze wskazać potrzeba, w którą stronę jest zwrócony wektor. Jeżeli więc odcinek MN ma określać kierunek przesunięcia, to należy wskazać, np. zapomocą grotu, czy przesunięcie ma się odbyć w stronę od M do N , czy też w stronę odwrotną. W przypadku pierwszym punkt M zowie się *początkiem* odcinka, a N *końcem*.

Pod względem wielkości wektor określa się tak samo, jak skalar, a więc liczbą albo długością, wskazaną na skali. Dogodnie jest odznaczać tę długość na tym samym odcinku, który ma wskazywać kierunek, albo wprost nadawać odcinkowi temu taką właśnie długość. Odcinek taki określa wektor nie tylko co do kierunku, ale i co do wielkości.

Przypuśćmy dla przykładu, że na przyjętej skali przesunięciu przesunięcia jednego metra odpowiada jeden centymetr. W takim razie przesunięcie, o którym wyżej była mowa, będzie całkowicie określone odcinkiem MN , wskazującym kierunek przesunięcia i posiadającym długość 3 cm.

Do kategorii wektorów należą: siła, moment, szybkość, przyspieszenie i t. d.

3. Rodzaje wektorów. Przesunięcie punktu ruchomego z danego położenia A nazywamy *wektorem*, *związany* z *punktem* A . Umówiono się obierać początek odcinka MN , który ma określać przesunięcie, właśnie w tym punkcie A . Tym sposobem, mając dany odcinek MN , nie tylko znamy przesunięcie co do wielkości i kierunku, ale wiemy jeszcze, z jakiego położenia wyrusza punkt przesuwany.

Przypuśćmy teraz, że chodzi o przesunięcie nie punktu, lecz cienkiego, sztywnego i prostego pręta, powiedzmy linii prostej, w kierunku tejże prostej. Oczywiście wszystkie punkty tej prostej doznają jednakowych przesunięć zarówno pod względem wielkości, jak i kierunku. Gdy znamy przesunięcie jednego, to znamy przesunięcie i wszystkich innych, a zatem takie przesunięcie prostej możemy całkowicie określić zapomocą jednego odcinka. Początek tego odcinka obierzemy naturalnie w jednym z punktów przesuwanej prostej, w którymkolwiek, bo żaden nie wyróżnia się z po-

śródo ogółu. Oczywiście i cały odcinek będzie leżał na tejże prostej. Takie przesunięcie prostej wzdłuż tej prostej nazywamy *wektorem*, *związany z tą prostą*.

Dajmy teraz na to, że przesuwa się cała bryła, przyczem wszystkie jej punkty doznają przesunięć jednakowych, zarówno co do kierunku jak i co do wielkości. Początek odcinka, określającego takie przesunięcie, możemy obrać w dowolnym punkcie przestrzeni, uważając, że bryła rozciąga się w przestrzeni nieograniczenie. Takie przesunięcie bryły nazywa się *wektorem swobodnym*.

Wektory wogółe dzielą się na trzy kategorie: wektory, związane z punktami, wektory, związane z prostymi, i wektory swobodne. Wektor, związany z punktem, lub raczej odcinek, określający ten wektor, posiada zupełnie określone położenie w przestrzeni. Wektor, związany z prostą, musi pozostawać na pewnej określonej prostej, ale możemy go na niej przenosić dowolnie; wektor swobodny możemy dowolnie przenosić w przestrzeni.

4. Przykłady. Pojęcie siły uważamy za znane ze statyki. Siła posiada kierunek, a więc jest to wektor, i, jak wiadomo, możemy ją całkowicie określić zapomocą odcinka. Chodzi teraz o to, do której z trzech wyżej wymienionych kategorii wektorów wypada zaliczyć siłę.

Zapomocą tego wektora daje się w pewnych razach całkowicie określić mechaniczne działanie jednego ciała na drugie, jak np. w tym razie, gdy ciało *A* działa na ciało *B* przez bezpośrednie zetknięcie, przyczem ciała te stykają się tylko w jednym punkcie *M*. Wyobrażamy sobie, że bezpośredniemu działaniu ciała *A* podlega tylko ten element ciała *B*, do którego należy punkt *M*. Na inne elementy działanie przenosi się za pośrednictwem połączeń, które istnieją pomiędzy niemi. Punkt *M* nazywamy *punktem przyłożenia* albo punktem zaczepienia siły. Prosta, przeprowadzona przez punkt przyłożenia w kierunku siły, zowie się *linią działania siły*.

Skutki działania siły zależą nietylko od jej wielkości i kierunku, ale także od punktu przyłożenia. Gdybyśmy przenieśli punkt przyłożenia do jakiegoś innego punktu, położonego na linii działania lub gdzie indziej, to wogółe skutek byłby inny. Aby się o tem przekonać, wyobraźmy sobie sznur, leżący na podłodze i tworzący linię prostą *MN*. Przyłożmy do końca *N* siłę, działającą na prostej *MN* i zwróconą od *M* do *N* czyli nazewnątrż. Cały sznur zacznie

się poruszać wzdłuż prostej MN . Gdybyśmy taką samą siłę, działającą na teje prostej w tym samym kierunku, przyłożyli do końca M , to oczywiście wywołałaby ona zupełnie inny ruch sznura.

Z tego wynika, że siła jest to wektor związany z punktem.

Twierdzenia o siłach, znane ze statyki, dotyczą przeważnie tak zw. *ciała sztywnego*, t. j. ciała, które nie odkształca się pod działaniem sił. Ciało sztywne jest to abstrakcja, do której jedynie mniej lub więcej zbliżają się takie ciała, jak żelazo, kamień, drzewo, gdy działające na nie siły nie są zbyt wielkie. Jeżeli siła działa na ciało sztywne, to skutki jej nie ulegają zmianie, gdy przenosimy punkt przyłożenia na linii działania. W tym więc razie siła jest wektorem, związanym z prostą.

W statyce ciała sztywnego mamy prócz siły inne zasadnicze pojęcie, a mianowicie *parę sił*. Zazwyczaj definiujemy parę, jako układ dwóch sił równych, równoległych i zwróconych w strony odwrotne. Trzy są odróżniające znamiona pary: płaszczyzna działania, zwrot czyli kierunek, w którym para usiłuje obrócić ciało, i wreszcie moment czyli iloczyn z jednej siły przez ramię. Wiadomo, że wszystkie te znamiona dadzą się wyrazić zapomocą jednego odcinka, opatrzonego grotem. Odcinek ten jest prostopadły do płaszczyzny pary, jest zwrócony tak, że dla osoby, patrzącej od końca do początku, zwrot pary pozostaje w zgodzie z ruchem wskazówki zegara, a długość odcinka wyraża w odpowiedniej skali wielkość momentu. Z tego wynika, że para jest to wektor tak, jak siła.

Wiadomo, że dwie pary, działające w płaszczyznach równoległych, zwrócone zgodnie i posiadające momenty równe, wywierają skutki jednakowe. Para zatem nie pozostaje w związku z żadnym szczególnym punktem ani żadną szczególną prostą. Początek odcinka, określającego parę, można obierać dowolnie w przestrzeni, a więc para jest to wektor swobodny.

5. Suma geometryczna. W zakres mechaniki wchodzi zagadnienia, w których mamy pewną liczbę wektorów, a chodzi o wyznaczenie nowego wektora, stojącego z danymi w określonym związku. Zagadnienia tego rodzaju dają się często sprowadzić do pewnych działań typowych, które mamy właśnie poznać.

Niech będą dwa wektory $P=OA$ i $Q=OB$, mające wspólny początek O . Mogą to być wektory, związane z punktem O , albo

wektory, związane z prostymi OA i OB , albo wreszcie wektory swobodne. Wyznaczamy nowy wektor R w sposób następujący. Prowadzimy z końca A wektora P odcinek AC równy i równoległy do OB . Otóż początkiem wektora R ma być punkt O , a końcem punkt C .

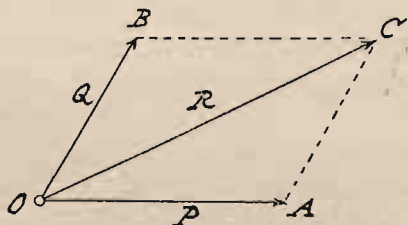


Fig. 1.

Wyznaczanie takiego wektora R nazywa się *dodawaniem geometrycznym*, a wektor R nazywamy *sumą geometryczną*, albo *wektorem wypadkowym*, albo wreszcie wprost *wypadkową* wektorów P i Q , a te dwa ostatnie *wektorami składowymi* wektora R . Pisze się symbolicznie

$$R = P + Q.$$

W równaniu tem znaki $=$ i $+$ mają inne znaczenie niż w algebrze zwykłej, czyli w algebrze skalarów.

Z figury wynika bezpośrednio, że moglibyśmy również otrzymać wektor R , prowadząc z punktu B odcinek BC , równy i równoległy do OA , a zatem wektory składowe są równouprawnione i w sumie $P + Q$ porządek składników nie odgrywa żadnej roli. Wyrazimy to symbolicznie, pisząc

$$P + Q = Q + P.$$

Wektor wypadkowy R można także wyznaczyć jako przekątnię równoległoboku, zbudowanego na wektorach składowych.

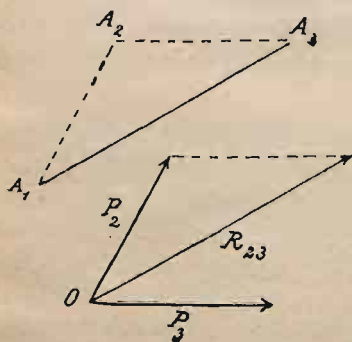


Fig. 2.

Niech będą teraz wektory $P_1, P_2, P_3, \dots, P_n$, posiadające wspólny początek O i położone jakkolwiek w przestrzeni (a więc niekoniecznie w jednej płaszczyźnie). Wyznaczamy nowy wektor R w sposób następujący. Z końca A_1 wektora P_1 prowadzimy odcinek A_1A_2 , równy i równoległy do wektora P_2 , z punktu A_2 prowadzimy odcinek równy i równoległy do P_3 i t. d.; ostatnim będzie odcinek $A_{n-1}A_n$ równy i równo-

legły do P_n . Utworzy się w ten sposób wielobok $O A_1 A_2 \dots A_n$. Początkiem szukanego wektora R ma być O , a końcem A_n . Wektor R zowie się sumą geometryczną albo wektorem wypadkowym wektorów $P_1, P_2, P_3 \dots P_n$. Piszemy

$$R = P_1 + P_2 + P_3 + \dots P_n \quad (1)$$

I tu suma R nie zależy od porządku składników ani pod względem wielkości, ani kierunku. Aby to uzasadnić, dostatecznym będzie okazać, że przestawienie dwóch którychkolwiek następujących po sobie składników, np. P_2 i P_3 , nie wywiera wpływu na sumę, bo, przestawiając z kolei odpowiednio po dwa sąsiednie składniki, można otrzymać dowolny porządek.

Na fig. 2 widzimy wektory P_2 i P_3 oraz równoległe do nich boki $A_1 A_2$ i $A_2 A_3$ wieloboku. Boki te można zastąpić odcinkiem $A_1 A_3$, skutkiem czego oczywiście nie zmieni położenia punkt A_n , a więc i wektor R . Lecz odcinek $A_1 A_3$ jest równy i równoległy do sumy geometrycznej wektorów P_2, P_3 , którą oznaczono przez R_{23} . Zatem $R_{23} = P_2 + P_3$ i możemy napisać

$$R = P_1 + R_{23} + P_4 + \dots P_n \quad (2)$$

Wektor R_{23} , jako suma geometryczna dwóch składników, nie zależy od ich porządku, jak dowiedliśmy poprzednio, a więc $R_{23} = P_3 + P_2$. Wstawiając to do (2), otrzymamy

$$R = P_1 + P_3 + P_2 + P_4 + \dots P_n,$$

co właśnie było do dowiedzenia.

Jeżeli wszystkie wektory składowe są położone na jednej prostej, to i wektor wypadkowy będzie leżał na tejże prostej i będzie równy sumie algebraicznej wektorów składowych. Tak więc sumę algebraiczną możemy uważać za szczególny przypadek sumy geometrycznej.

Często bardzo wypada rozwiązywać zagadnienie odwrotne: dany jest wektor R , wyznaczyć pewną liczbę wektorów $P_1, P_2 \dots$, dla których R jest sumą geometryczną, czyli, innemi słowy, rozłożyć wektor R na wektory składowe $P_1, P_2 \dots$. Mogą być przytem postawione jeszcze inne warunki, którym szukane wektory składowe mają czynić zadość.

Wszystkie te działania są znane ze statyki, gdzie stosujemy je do sił i par.

6. Rzuty wektorów. W mechanice często mamy do czynienia z prostokątnymi rzutami wektorów na płaszczyzny i proste.

Rzut taki możemy zawsze uważać za wektor, którego początek i koniec są odpowiednio rzutami początku i końca wektora rzucanego czyli oryginału.

Niech będą wektory P_1, P_2, \dots , posiadające wspólny początek O , lecz położone jakkolwiek w przestrzeni. Utwórzmy wielobok $OA_1A_2\dots$ i wyznaczmy wektor wypadkowy R . Obierzmy następnie dowolną płaszczyznę rzutów i zbudujmy rzut całej figury na tej płaszczyźnie. Części składowe rzutu będziemy oznaczali temi samymi literami, co odpowiednie części oryginału, kreskując je dla odróżnienia.

Ponieważ rzuty prostokątne dwóch odcinków równych i równoległych są równe i równoległe, przeto odcinek $A_1'A_2'$ będzie równy wektorowi P_2' i równoległy do niego, odcinek $A_2'A_3'$ będzie równy i równoległy do P_3' i t. d. Stąd wynika, że wektor R' będzie sumą geometryczną wektorów P_1', P_2', \dots . A zatem rzut wektora wypadkowego na płaszczyznę jest sumą geometryczną rzutów wektorów składowych.

Uczyńmy teraz rzut tej samej figury na dowolnie obraną oś rzutów. Na osi tej będziemy odróżniali kierunek dodatni od ujemnego, jak się to dzieje w geometrii analitycznej. Jeżeli rzut wektora jest zwrócony w stronę dodatnią, to liczbę, określającą ten rzut, będziemy uważali za dodatnią, w razie przeciwnym za ujemną.

Widać odrazu, że R' co do wielkości i znaku równa się sumie algebraicznej odcinków $O'A_1', A_1'A_2', \dots$, gdzie porządek liter określa znak, który składnikowi przypisać należy. Jeśli np. punkt A_2' leży po stronie dodatniej punktu A_1' , to odcinek $A_1'A_2'$ uważamy za dodatni, w razie przeciwnym za ujemny.

Lecz $O'A_1' = P_1'$, odcinek $A_1'A_2'$ jest równy co do wielkości i zgodny co do kierunku z P_2' i t. d., a zatem rzut wektora wypadkowego na oś jest równy sumie algebraicznej rzutów wektorów składowych.

Twierdzeniu temu nadamy postać równania algebraicznego. W tym celu umówimy się naprzód uważać za kąt pomiędzy wektorem i osią ten z dwóch kątów przyległych, którego obydwie ramiona biegną od wierzchołka.

Oznaczmy teraz przez $\alpha_1, \alpha_2, \dots, \alpha_r$ kąty pomiędzy wektorami P_1, P_2, \dots, R i osią rzutów. W takim razie rzuty tych wektorów na oś będą, zarówno co do wielkości bezwzględnej jak i znaku, odpowiednio równe $P_1 \cos \alpha_1, P_2 \cos \alpha_2, \dots, R \cos \alpha_r$, gdzie P_1, P_2, \dots

R oznaczają wielkości wektorów, a twierdzenie powyższe wyrazi się tak:

$$R \cos \alpha_r = P_1 \cos \alpha_1 + P_2 \cos \alpha_2 + \dots$$

lub krócej

$$R \cos \alpha_r = \Sigma P \cos \alpha.$$

7. Metoda analityczna sumowania. Na drugim twierdzeniu paragrafu poprzedzającego jest oparta metoda analityczna wyznaczania wektora wypadkowego.

Mamy więc wyznaczyć pod względem wielkości i kierunku wektor wypadkowy danych wektorów $P_1, P_2 \dots$, posiadających wspólny początek O . Obierzmy O za początek prostokątnego układu współrzędnych xyz i oznaczmy odpowiednio przez $(\alpha_1 \beta_1 \gamma_1), (\alpha_2 \beta_2 \gamma_2) \dots$ kąty, które dane wektory tworzą z osiami, czyli ich kąty kierunkowe. Szukany wektor wypadkowy oznaczmy przez R , a jego rzuty na osi przez R_x, R_y, R_z . Na zasadzie wzmiankowanego twierdzenia będzie

$$R_x = \Sigma P \cos \alpha, \quad R_y = \Sigma P \cos \beta, \quad R_z = \Sigma P \cos \gamma$$

i

$$R = \sqrt{R_x^2 + R_y^2 + R_z^2}.$$

Oznaczmy jeszcze przez $(\alpha_r \beta_r \gamma_r)$ kąty kierunkowe wektora R . Znajdziemy, że

$$\cos \alpha_r = \frac{R_x}{R}, \quad \cos \beta_r = \frac{R_y}{R}, \quad \cos \gamma_r = \frac{R_z}{R}$$

Mając R, α_r, β_r i γ_r , znamy wektor wypadkowy co do wielkości i kierunku.

8. Rzut trójkąta. W dalszym ciągu będzie użyteczne pewne twierdzenie geometryczne, które przytoczymy na tem miejscu.

Niech będzie trójkąt ABC i jego rzut $A'B'C'$ na jakąkolwiek płaszczyznę \mathbf{F} . Oznaczmy przez S i S' pola oryginału i rzutu, a przez α kąt pomiędzy płaszczyzną trójkąta i płaszczyzną \mathbf{F} . Dowiedzimy, że

$$S' = S \cos \alpha.$$

Rozważmy naprzód przypadek szczególny, gdy jeden z boków trójkąta, np. AB , jest równoległy do \mathbf{F} . Jeżeli CD jest wysokością oryginału, to $C'D'$ jest wysokością rzutu i $S' = \frac{1}{2} A'B' \cdot C'D'$. Lecz $A'B' = AB$ i $C'D' = CD \cos \alpha$, zatem $S' = \frac{1}{2} AB \cdot CD \cos \alpha$, co było do dowiedzenia.

Przypuśćmy teraz, że trójkąt ABC ma położenie jakiegokolwiek. Poprowadźmy przez wierzchołek A płaszczyznę równoległą do \mathbf{F} ;

przetnie ona bok BC w punkcie D i prosta AD będzie równoległa do F . Oznaczmy teraz przez S_1 i S_2 pola trójkątów ABD i ACD a przez S'_1 i S'_2 pola ich rzutów. Na zasadzie powyższego będzie $S'_1 = S_1 \cos \alpha$ i $S'_2 = S_2 \cos \alpha$. Dodając lub odejmując te dwa równania i uwzględniając, że $S_1 \pm S_2 = S$ oraz $S'_1 \pm S'_2 = S'$, otrzymamy związek żądany.

Twierdzenie powyższe daje się bardzo łatwo uogólnić. Przypuśćmy naprzód, że S i S' są odpowiednio polami dowolnego wieloboku płaskiego i jego rzutu na płaszczyznę F . Wielobok możemy podzielić na trójkąty; stosując dowiedzione twierdzenie do każdego z nich i dodając otrzymane równania, otrzymamy znowu $S' = S \cos \alpha$.

Gdy granicę figury płaskiej stanowi linja krzywa, to możemy uważać taką figurę za wielobok o nieskończonej krótkich bokach, a zatem twierdzenie nasze rozciąga się do wszystkich figur płaskich.

Przykład 1. Opierając się na tem, że każdą elipsę można uważać za prostokątny rzut koła, dowieść, że pole elipsy $= \pi ab$.

Prz. 2. Pole figury płaskiej jest równe S , a pola jej rzutów na płaszczyzny współrzędnych układu prostokątnego są S_x, S_y, S_z . Okazać że, $S^2 = S_x^2 + S_y^2 + S_z^2$.

Prz. 3. Dane są w układzie prostokątnym punkty $A_1(x_1y_1z_1), A_2(x_2y_2z_2), A_3(x_3y_3z_3)$; wyznaczyć objętość czworościanu $OA_1A_2A_3$.

Niech $B A_1$ będzie wysokością czworościanu, $(\alpha\beta\gamma)$ jej kątami kierunkowymi i S polem trójkąta OA_2A_3 . Możemy uważać BA_1 za sumę geometryczną składowych BO, x_1, y_1, z_1 . Biorąc rzuty na BA_1 , otrzymamy $BA_1 = x_1 \cos \alpha + y_1 \cos \beta + z_1 \cos \gamma$, a szukana objętość

$$V = \frac{1}{3} S (x_1 \cos \alpha + y_1 \cos \beta + z_1 \cos \gamma), \text{ lub } V = \frac{1}{6} (x_1 S_x + y_1 S_y + z_1 S_z).$$

Pola S_x, S_y, S_z wyznaczają się w sposób znany. Wynikowi można nadać postać

$$V = \frac{1}{6} \begin{vmatrix} x_1 & y_1 & z_1 \\ x_2 & y_2 & z_2 \\ x_3 & y_3 & z_3 \end{vmatrix}$$

9. Moment względem punktu. W teorii wektorów obok dodawania zasadniczą rolę odgrywają dwa działania inne. Wynikiem jednego z nich jest wektor, zwany *iloczynem wektorowym*, a wynikiem drugiego skalar, zwany *iloczynem skalarowym*. Działania te wyłożymy jedynie w tej postaci, w której będą nam potrzebne w dalszym ciągu; nie będziemy nawet używali powyższych nazw ogólnych, posługując się zamiast tego nazwami *moment* i *praca*, używanymi częściej w mechanice. Działanie pierwsze rozważymy na tem miejscu, o drugim będzie mowa w jednym z rozdziałów następnych.

Niech będzie wektor $P=AB$, związany z punktem lub prostą, i niech będzie prócz tego punkt O . Poprowadźmy przez O prostą, prostopadłą do płaszczyzny OAB . Gdy spojrzymy z jakiegoś punktu C tej prostej na płaszczyznę OAB , to zobaczymy, że wektor P jest, dajmy na to, zwrócony w tę stronę, w którą posuwa się koniec wskazówki zegarowej, obracającej się około punktu O . Gdybyśmy patrzyli na OAB z innego punktu tejże prostej, położonego po odwrotnej stronie płaszczyzny, to dla nas zwrot wektora P byłby odwrotny do biegu wskazówki zegarowej.

Odetnijmy od punktu O w stronę C p umówionych jednostek długości, gdzie p oznacza odległość wektora P od punktu O i nazywa się *ramieniem momentu*; innemi słowy odmierzymy na OC w odpowiedniej skali podwójne pole trójkąta OAB . Otrzymamy wektor, związany z punktem O ; wektor ten zowie się *momentem wektora P względem punktu O* .

Krótko mówiąc, *moment wektora P względem O jest to wektor prostopadły do płaszczyzny, zawierającej O i P , zwrócony w tę stronę, z której widać P w kierunku biegu wskazówki zegarowej, a pod względem wielkości równy iloczynowi z wektora P przez ramię*.

Oczywiście moment ani pod względem kierunku ani wielkości nie zależy od położenia wektora P na prostej AB .

Jeżeli punkt O leży na AB , to moment jest równy zeru.

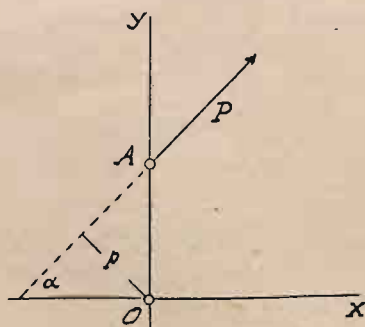


Fig. 3.

Niech będą wektory $P_1, P_2 \dots$ (typowy wektor P), położone w jednej płaszczyźnie, np. w płaszczyźnie rysunku, i posiadające wspólny początek A . Ich wektor wypadkowy oznaczmy przez R . Niech będzie prócz tego w tejże płaszczyźnie jakiegokolwiek punkt O . Obierzemy O za początek prostokątnego układu współrzędnych, a prostą OA za oś y . Oś z obierzemy prostopadłe do płaszczyzny rysunku; na fig. 3 ma

być ona skierowana w górę. Oczywiście momenty wszystkich wektorów $P_1, P_2 \dots R$ leżą na osi z ; przypisujemy im znaki $+$ lub $-$ stosownie do tego, czy są zwrócone w stronę dodatnią,

czy ujemną tej osi. Oznaczmy jeszcze przez $\alpha_1, \alpha_2 \dots \varphi$ kąty, które wektory $P_1, P_2 \dots R$ tworzą odpowiednio z osią x , a przez $p_1, p_2 \dots r$ ich odległości od O . Biorąc rzuty na oś x , otrzymamy

$$R \cos \varphi = \Sigma P \cos \alpha.$$

Mnożymy następnie obydwie strony tego równania przez OA . Wypadnie, że

$$R \cdot OA \cos \varphi = \Sigma P \cdot OA \cos \alpha.$$

W równaniu tem zawiera się bardzo ważne twierdzenie. Oczywiście $OA \cos \alpha$ co do wielkości bezwzględnej jest równe p , a zatem iloczyn $P \cdot OA \cos \alpha$ wyraża moment wektora P względem O co do wielkości. Ale iloczyn ten wyraża ów moment poprawnie i co do znaku, bo, jak widać z fig. 3, jeżeli kąt α jest ostry, to moment jest dodatni, a jeżeli kąt α jest rozwarty, to moment jest ujemny. To samo dotyczy lewej strony równania, a zatem *moment wektora wypadkowego wektorów, położonych w jednej płaszczyźnie, względem punktu tejże płaszczyzny jest równy sumie algebraicznej momentów wektorów składowych.*

Twierdzenie to jest przypadkiem szczególnym twierdzenia ogólniejszego, które poznamy w jednym z paragrafów następnych.

Prz. 1. Twierdzenie powyższe dowiedliśmy, zakładając, że wektory $P_1, P_2 \dots$ mają wspólny początek; dowieść, że twierdzenie jest ważne i w tym razie, gdy wektory $P_1, P_2 \dots$ są związane z prostymi, położonemi w jednej płaszczyźnie, lecz nie przechodzącemi przez jeden punkt.

Prz. 2. Wektor P leży w płaszczyźnie F ; okazać, że końce momentów jego względem wszystkich punktów płaszczyzny F leżą na innej płaszczyźnie, przechodzącej przez P i nachylonej do F pod kątem, którego tangens jest liczbowo równy P .

Prz. 3. Dane są momenty wektora względem trzech punktów A, B, C , nie leżących na jednej prostej. Momenty te są prostopadłe do płaszczyzny ABC . Wyznaczyć (wykreślić) wektor pod względem wielkości i położenia.

Prz. 4. Sumy momentów układu płaskiego wektorów związanych z prostymi względem trzech punktów, położonych w płaszczyźnie układu nie na jednej prostej, są równe. Okazać, że sumy momentów względem wszystkich innych punktów tejże płaszczyzny są równe. W tym razie wektor wypadkowy leży w nieskończoności i układ sprowadza się do pary wektorów.

Prz. 5. Punkty A_1, A_2, A_3 leżą w odległościach p_1, p_2, p_3 od prostej, z którą związany jest dany wektor P (wszystko w jednej płaszczyźnie), a wysokości trójkąta $A_1 A_2 A_3$ wynoszą odpowiednio h_1, h_2, h_3 . Rozłożyć wektor P na trzy składowe, położone na bokach trójkąta.

Odp. Szukane składowe będą $\frac{Pp_1}{h_1}, \frac{Pp_2}{h_2}, \frac{Pp_3}{h_3}$.

10. Moment względem prostej. Niech będzie wektor $P=AB$, związany z punktem lub prostą, i jakakolwiek prosta z . Obierzmy na niej dowolny punkt C i wyznaczmy względem niego moment M wektora P . Przypuśćmy, że M tworzy z prostą z kąt γ ; w takim razie rzut N tego momentu na prostą z jest równy $M \cos \gamma$. Dowiedzimy, że rzut ten jest niezależny od położenia punktu C na prostej z .

W tym celu poprowadźmy dowolnie płaszczyznę \mathbf{F} , prostopadłą do prostej z ; przetnie ona tę prostą w punkcie O . Jeżeli rzutami punktów A, B na \mathbf{F} są punkty A', B' , to rzutem trójkąta ABC będzie trójkąt $A'B'O$ przy każdym położeniu punktu C na prostej z .

Podwójne pole trójkąta ABC jest równe M i płaszczyzna ABC tworzy z \mathbf{F} kąt γ (płaszczyzny te są odpowiednio prostopadłe do boków kąta γ), a zatem podwójne pole trójkąta $A'B'O = M \cos \gamma = N$. Znaczy to, że rzut N jest dla punktów prostej z wielkością niezmienną.

Ten rzut N momentu M zowie się *momentem wektora P względem osi z* . Jest to wektor, związany z prostą z i oczywiście równy co do wielkości i kierunku momentowi wektora $P'=A'B'$ względem punktu O .

Znajdziemy jeszcze dla wektora N pewne wyrażenie, które bywa często użyteczne.

Dajmy na to, że $CD=p$ jest najkrótszą odległością pomiędzy prostymi AB i z ; w takim razie $M=Pp$ i $N=Pp \cos \gamma$. Oznaczmy jeszcze przez ϑ kąt pomiędzy wektorem P i prostą z i poprowadźmy przez C prostą

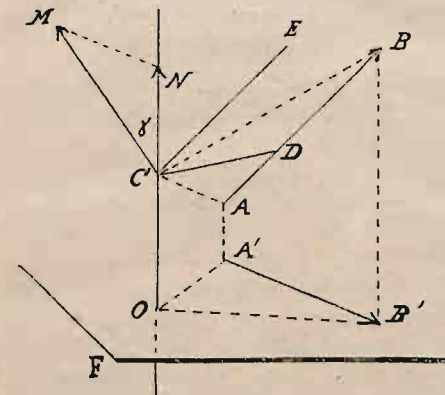


Fig. 4.

CE równoległą do AB ; tworzy ona również z prostą z kąt ϑ . Lecz proste M, z i CE leżą w jednej płaszczyźnie, prostopadłej do CD , i M tworzy z CE kąt prosty. Z tego wynika, że $\gamma = \frac{\pi}{2} - \vartheta$ i

$$N = Pp \sin \vartheta.$$

Moment wektora P względem prostej z jest równy zeru (1) jeżeli $p=0$, t. j. jeżeli proste z i AB się przecinają, i (2) jeżeli $\vartheta=0$, t. j. jeżeli proste z i AB są równoległe. Wogóle *moment wektora względem osi jest zerem, jeżeli wektor i oś leżą w jednej płaszczyźnie.*

11. Moment wypadkowy. Niech będą wektory $P_1, P_2 \dots$ i ich wypadkowa R i niech będzie prócz tego jakakolwiek prosta z . Prowadzimy, jak poprzednio, płaszczyznę \mathbf{F} , prostopadłą do z i przecinającą tę prostą w punkcie O . Rzut R' wektora R na \mathbf{F} będzie wypadkową rzutów $P_1', P_2' \dots$ wektorów $P_1, P_2 \dots$. Ponieważ wektory $P_1', P_2' \dots$ tworzą układ płaski, przeto moment wektora wypadkowego R' względem punktu O jest równy sumie algebraicznej momentów wektorów składowych $P_1', P_2' \dots$; innymi słowy: moment wektora R względem z jest równy sumie momentów wektorów $P_1, P_2 \dots$ względem z . Wogóle *moment wektora wypadkowego względem osi jest równy sumie momentów wektorów składowych.*

Weźmy teraz ten sam układ wektorów $P_1, P_2 \dots R$ i jakikolwiek punkt O . Wyznamy względem O momenty $M_1, M_2 \dots$ wektorów $P_1, P_2 \dots$ oraz moment N wektora R . Ponieważ $M_1, M_2 \dots$ są to wektory, posiadające wspólny początek, możemy przeto wyznaczyć ich wektor wypadkowy; oznaczmy go przez N' . Dowiedzimy, że N i N' nie różnią się ani pod względem wielkości ani kierunku.

W tym celu poprowadźmy przez O trzy osi współrzędnych x, y, z . Rzut wektora N' na oś x jest równy sumie rzutów wektorów $M_1, M_2 \dots$, czyli $N_x' = \Sigma M_x$. Lecz w myśl twierdzenia poprzedzającego również $N_x = \Sigma M_x$. Stąd wynika, że rzuty wektorów N i N' na oś x muszą być równe, a ponieważ toż samo dotyczy dwóch osi pozostałych, przeto wektory N i N' nie mogą się różnić pod żadnym względem.

Dowiedliśmy więc twierdzenie takie: *moment wektora wypadkowego względem dowolnego punktu jest równy sumie geometrycznej momentów wektorów składowych względem tegoż punktu.* Rozumie się, wyraz „równy“ oznacza tu zgodność co do wielkości i kierunku.

Twierdzenie, które poznaliśmy w par. 9, jest oczywiście szczególnym przypadkiem twierdzenia powyższego.

Prz. 1. Momenty wypadkowe układu wektorów względem trzech prostych, przechodzących przez punkt O i nie leżących w jednej płaszczyźnie, są zerami; dowieść, że moment wypadkowy względem O jest zerem

Prz. 2. Momenty wypadkowe układu wektorów względem trzech punktów, nie leżących na jednej prostej, są zerami; dowieść, że moment wypadkowy względem każdego innego punktu jest zerem.

Prz. 3. Moment wypadkowy czterech wektorów względem dowolnego punktu jest zerem; okazać, że te wektory leżą na hiperboloidzie jednopowłokowej.

12. Analityczne wyrażenie momentu. W prostokątnym układzie współrzędnych dany jest początek $A(xyz)$ wektora P , oraz rzuty P_x, P_y, P_z tego wektora na osi. Pragniemy wyznaczyć moment M wektora P względem początku O .

Uczynimy tu naprzód pewną uwagę ogólną, dotyczącą obioru układu współrzędnych. Spójrzmy z jakiegoś punktu osi z (fig. 5),

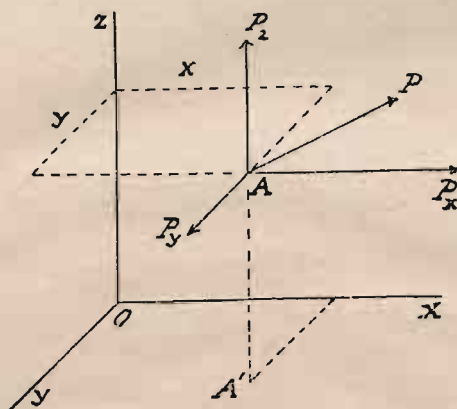


Fig. 5.

położonego po stronie dodatniej od O , na tę część płaszczyzny xy , która leży pomiędzy stronami dodatnimi osi x i y . Wskazówka zegarka, leżącego na tej płaszczyźnie tarczą do nas, posuwałaby się od osi x ku osi y . Powiemy, że oś y następuje po osi x w kierunku ruchu wskazówki zegarowej. Tak samo oś z następuje po osi y i oś x po osi z . W taki sposób będziemy zwykle obierali osi współrzędnych w przestrzeni.

Na załączonym rysunku mamy wyobrażony ten przypadek, w którym wszystkie wielkości dane, t. j. x, y, z, P_x, P_y, P_z są dodatnie.

Wyznamy naprzód rzuty M_x, M_y, M_z szukanego momentu M na osi współrzędnych, czyli momenty wektora P względem osi. W tym celu rozkładamy wektor P na trzy składowe w kierunkach osi. Oczywiście składowe te są równe danym rzutom P_x, P_y, P_z .

M_z , czyli moment wektora P względem osi z , jest równy sumie momentów wektorów P_x, P_y, P_z . Moment pierwszego jest równy $-yP_x$ (znak $-$, gdyż moment ten jest zwrócony w kierunku ujemnym osi z), moment drugiego wynosi xP_y i wreszcie moment trzeciego jest równy zeru. Zatem wypadnie

$$M_z = xP_y - yP_x.$$

Tak samo znajdziemy

$$M_x = yP_z - zP_y,$$

$$M_y = zP_x - xP_z,$$

a

$$M = \sqrt{M_x^2 + M_y^2 + M_z^2}.$$

Dalej otrzymamy $\cos \alpha = \frac{M_x}{M}$, $\cos \beta = \frac{M_y}{M}$, $\cos \gamma = \frac{M_z}{M}$, gdzie

α, β, γ oznaczają kąty kierunkowe momentu M .

Jeżeli mamy wyznaczyć moment wektora P nie względem początku O , lecz względem innego punktu $A_1 (x_1, y_1, z_1)$, to we wzorach powyższych wypadnie zamiast x, y, z napisać ξ, η, ζ , czyli współrzędne punktu A w układzie, którego początek leży w A_1 , a osi są odpowiednio równoległe do x, y, z ; zatem $\xi = x - x_1$, $\eta = y - y_1$, $\zeta = z - z_1$. Będzie więc

$$M_z = (x - x_1) P_y - (y - y_1) P_x \text{ i t. d.}$$

Prz. 1. Układ współrzędnych obrano w taki sposób, że oś y następuje po osi x w kierunku odwrotnym do biegu wskazówki zegara. Okazać zapomocą rysunku, że w tym razie $M_z = yP_x - xP_y$ z odpowiedniami zmianami w M_x i M_y .

Prz. 2. Wektor P tworzy z osiami kąty $90^\circ, 135^\circ, 45^\circ$, a początek jego leży w punkcie $(a, a, 0)$. Wyznaczyć moment względem O . Odp.

$$M = Pa\sqrt{\frac{3}{2}}, \quad \cos \alpha = \frac{1}{\sqrt{3}}, \quad \cos \beta = \cos \gamma = -\frac{1}{\sqrt{3}}.$$

Prz. 3. Początek wektora P leży w początku współrzędnych, a składowe jego w kierunkach osi wynoszą P_x, P_y, P_z . Wyznaczyć moment wektora P względem punktu $A (xyz)$.

Składowa szukanego momentu w kierunku osi z jest równa sumie momentów wektorów P_x, P_y względem prostej $A'A$, równoległej do z . Wypadnie $yP_x - xP_y$ i t. d. Szukany moment jest równy lecz odwrotny do momentu wektora P , posiadającego początek w A , względem O .

Prz. 4. Dane są wektory P i $-P$ równe, równoległe i zwrócone w strony przeciwne, czyli *para wektorów*. Początki ich znajdują się w $A_1 (x_1, y_1, z_1)$ i $A_2 (x_2, y_2, z_2)$. Wyznaczyć sumę (geometryczną) ich momentów względem początku współrzędnych, czyli *moment pary*.

Sumy rzutów momentów wektorów danych, czyli rzuty momentu szukanego na osi z , x , y , będą $(x_1 - x_2) P_y - (y_1 - y_2) P_x$ i t. d. Z tego wynika, że moment szukany będzie taki sam, jak moment wektora P względem punktu A_2 . Jest on przeto prostopadły do płaszczyzny pary, zwrócony w tę stronę, z której widać parę w kierunku ruchu wskazówki zegara, a co do wielkości równy Pa , gdzie a oznacza odległość wektorów danych, czyli tak zw. *ramię pary*. Widzimy, że momenty pary względem wszystkich punktów przestrzeni są zgodne co do wielkości i kierunku, można więc wprost mówić o momencie pary.