

tów i inne, nie zostały z braku widocznej potrzeby wykonane.

Tok robót przedstawiał się zgoła odmiennie od tego jaki w swoim czasie proponowałem. Załączone zdjęcia fotograficzne i dołączone do nich napisy

w następnym zeszytcie „Cementu”, dają pewien pogląd na rozwój wypadków; dołączymy dla uzupełnienia kilka drobnych uwag, ograniczając się do przedstawienia szczegółów bardziej wartościowych. (Dok. n.)

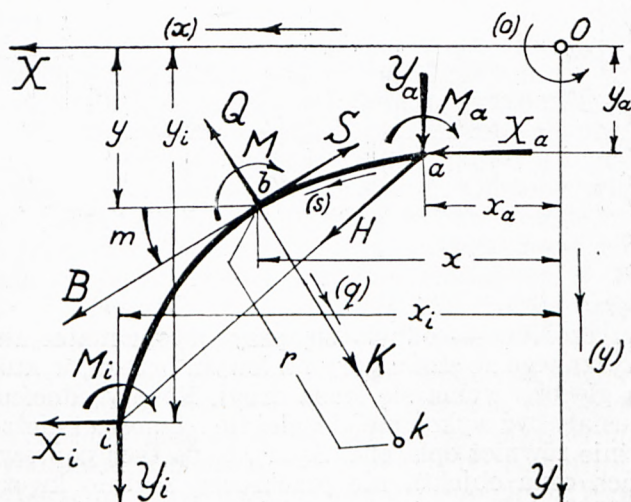
## PLASKIE USTROJE PRĘTOWE

Prof. Leon Karasiński, Warszawa

1. W myśl obowiązujących przepisów, przy wyznaczaniu hyperstatycznych ustroju prętów betonowych, wzmocnionych stalowymi wkładkami, a więc niejednorodnych, należy zastępczo brać sprowadzone przekroje jednolite betonowe i — sprowadzone ich momenty. Środki przekrojów sprowadzonych tworzą nieodkształconą, wogóle różną od pierwotnej osi pręta niejednorodnego.

Prosta, lub krzywa oś pierwotna płaskiego pręta zawarta jest w płaszczyźnie głównej, dzielącej wszystkie jego niejednorodne przekroje na połowki, symetryczne co do zarysów obwodu i styków stali z betonem. Zatem w płaszczyźnie głównej pręta prostego niejednorodnego leży jego nieodkształcona i wszystkie siły płaskiego obciążenia, wraz z parami momentów.

Pręty płaskiego ustroju mają wspólną płaszczyznę główną. Obieram w niej (Rys. 1) prostokątny układ osi X, Y.



Rys. 1.

Z wrotem  $(x)$ ,  $(y)$  nazywam kierunek wzrostu odciętych  $x$ , — rzędnych  $y$ . Skrętem  $(o)$  zwę kierunek obrotu dodatniej osi X o kąt prosty — aż do pokrycia dodatniej osi Y. Łuki nieodkształconej jednego z prętów ustroju mierzę od początkowego jej punktu  $a$  ( $x_a, y_a$ ) w kierunku z wrotu  $(s)$ .

Końcowy punkt  $i$  ( $x_i, y_i$ ) odcina łuk  $l$  — długość nieodkształconej. W pośrednim punkcie  $b$  ( $x, y$ ) kończy się bieżący łuk  $s$ . Nieodkształcone sąsiednich prętów ustroju schodzą się w punktach węzłowych  $a, i$  pręta. Odcinek  $ai$  prostej stanowi oś węzłową. Jej międzywęzłową długość oznaczam przez  $h$ , osiowe rzuty przez:

$$h_x = x_i - x_a, \quad h_y = y_i - y_a$$

Bieżący punkt  $b$  nieodkształconej stanowi środek sprowadzonego przekroju  $F$ . Jego sprowadzony moment bezwładności względem osi środkowej, prostopadłej do płaszczyzny głównej XY oznaczam przez  $I$ , przez  $E$  — spólczynnik

sprężystości podłużnej betonu. Z tego punktu  $b$  wyprowadzam styczną  $bB$  i normalną  $bK$  nieodkształconej. Dodatni przyrost  $ds$  daje z wrot  $(s)$  stycznej  $bB$ , a przeto kąt  $m$  jej pochylenia ku osi X mierzę od zwrotu  $(x)$  do zwrotu  $(s)$  w kierunku skrętu  $(o)$ . Z wrot  $(q)$  normalnej  $bK$  otrzymam skrętem  $(o)$  zwrotu  $(s)$  o kąt prosty.

Na węzeł  $a$  działają wypadkowe siły:  $X_a, Y_a$  i moment  $M_a$  sąsiednich prętów ustroju. Zamiast składowych:  $X_a, Y_a$  mogę wziąć na osi węzłowej wypadkową siłę węzłową  $H$  i prostopadłą siłę poprzeczną  $A$ . Ich składowe spełniają warunki:

$$\begin{aligned} H_x h = H h_x, \quad H_y h = H h_y, \\ A_x h_x + A_y h_y = 0, \quad H_x + A_x = X_a, \quad H_y + A_y = Y_a \end{aligned} \quad (1)$$

Zatem, obrawszy zgodny z  $(s)$  z wrot  $(w)$  — posuwania się wzdłuż pręta, wyznaczę dla środka  $b$  wypadkowe bieżące: siłę osiową  $S$  na  $bB$ , siłę tnącą  $Q$  na  $bK$  i moment gnący  $M$ , prostopadły do płaszczyzny głównej XY. Siły osiowe mają zwrot  $(w)$ , gdy są ujemne, ściskające, lub — zwrot przeciwny ( $-w$ ), gdy są dodatnie, rozciągające. Przy zwrotach  $(s)$ ,  $(w)$  zgodnych ujemna siła tnąca ma zwrot  $(q)$ , dodatnia — zwrot przeciwny ( $-q$ ); ujemny zaś moment gnący ma skręt  $(o)$ , dodatni moment skręt przeciwny ( $-o$ ).

Zatem dla środków  $b, i$ :

$$\begin{aligned} M = M_a - X_a (y - y_a) + Y_a (x - x_a) + Z_b \\ M_i = M_a - X_a h_y + Y_a h_x + Z_i \end{aligned}$$

gdzie przez  $Z_i, Z_b$  oznaczyłem wypadkowe momenty obciążenia zewnętrznego całego pręta, oraz — jego części  $ab$ . Stąd:

$$\begin{aligned} A_x h^2 = -(M_i - M_a - Z_i) h_y, \quad A_y h^2 = (M_i - M_a - Z_i) h_x \\ (M - M_a - Z_b) h = (M_i - M_a - Z_i) [(x - x_a) h_x + (2(y - y_a) h_y) + H [(x - x_a) h_y - (y - y_a) h_x] \end{aligned}$$

Gdy nieodkształcona pokrywa oś węzłową:

$$\begin{aligned} h = l, \quad (x - x_a) h = s h_x, \quad (y - y_a) h = s h_y \\ (M - M_a - Z_b) l = (M_i - M_a - Z_i) s \end{aligned}$$

Tu  $s$  oznacza odcinek  $ab$  prostej. Z tych, czy innych wzorów, dla końcowego punktu węzłowego  $i$  otrzymam: wypadkowe  $S_i, Q_i, M_i$ , lub  $X_i, Y_i, M_i$  oddziaływania pręta  $ai$  na dalsze pręty płaskiego ustroju.

Po odkształceniu punkt  $b$  stanie się punktem bieżącym

$$b' (x + u, y + v)$$

odkształconej pręta niejednorodnego. Jej styczna  $b'B'$  utworzy kąt:

$$m + w$$

z osią X. Różnicę tych przyrostów kątowych w dowolnych dwóch punktach nieodkształconej, np. w początkowym  $a$  i w bieżącym  $b$  da wzór Clapeyron'a:

$$w_b - w_a = W_{ab} = \int_a^b \frac{M}{EJ} ds \quad (3)$$

a różnice przyrostów osiowych — dwa wzory Bresse'a:

$$\begin{aligned}
 ub - ua &= -(yb - ya) wa + U_{ab} - yb W_{ab} = \\
 &= -(yb - ya) wb + U_{ab} - ya W_{ab} \\
 vb - va &= (xb - xa) wa + V_{ab} + xb W_{ab} = \\
 &= (xb - xa) wb + V_{ab} + xa W_{ab}
 \end{aligned} \tag{4}$$

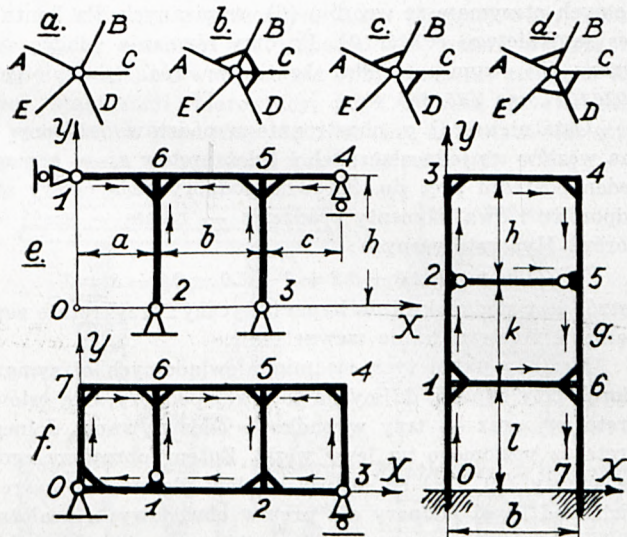
$$U_{ab} = \int_0^s \left[ \frac{S}{EF} \cos m + \frac{M}{EJ} y \right] ds + (t - t_0)(x - x_a) f$$

$$V_{ab} = \int_0^s \left[ \frac{S}{EF} \sin m - \frac{M}{EJ} x \right] ds + (t - t_0)(y - y_a) f$$

dla niejednorodnego pręta prostego, lub niezbyt krzywego, przy jednostajnym nagraniu go, lub ochłodzeniu od  $t_0$  do  $t$ , a nadto — przy jednakowym współczynniku  $f$  rozszerzalności cieplnej betonu i stali. Ścisłejsze i ogólniejsze wzory ogłosiłem w Przeglądzie Technicznym z 1935 r. str. 489 i 545.

2. Łączenie pręta w punkcie węzłowym z podporą, lub sąsiednimi prętami wspólnej płaszczyzny głównej stanowi węzeł płaskiego ustroju. W *ę z e ł p r z e g u b o w y* *w p* łączy pręty przegubem wieloszczekowym o wspólnej osi przegubowej, prostopadłe przechodzącej płaszczyznę główną ustroju w punkcie węzłowym. Dodatkowe sztywne wiązania międzypętowe na węzłach tworzą z *ł ą c z a*, częściami, lub całkowicie usztywniające węzeł przegubowy.

W *ę z e ł s z t y w n y* *w s o n* złączach wiąże pręty, jak przegubowy, lecz z dodatkiem  $n$  sztywnych, obrotowo od siebie niezależnych połączeń, co najmniej dwupętowych. Węzeł *w p*, łączący przegubowo (Rys. 2, a) np. pięć prętów:



Rys. 2.

*A, B, C, D, E* staje się węzłem sztywnym o jednym złączu — przez sztywne związanie końców dwóch, trzech, czterech (Rys. 2, b), lub wszystkich pięciu prętów na węzle. Dwa niezależne od siebie złącza, np.: *AB — CD*, lub: *AB — CDE* — dadzą *ws* o dwóch złączach (Rys. 2, c, d).

Pręty, łączone węzłem płaskiego ustroju, mają te same posunięcia  $u, v$  wspólnego im punktu węzłowego. Ten płaski posuw osi przegubowej można ograniczyć, ujawnszy ją w szczelki podpory posuwnej, lub przegubowej. Węzeł oprze się na podporze, nieuszczuplającej swobody przyrostów kątowych  $w$  jego prętów i złącz, a wszystkim prętom jednego złącza przynależy wspólny przyrost kątowy.

Sztywne podparcie pręta polega na unieruchomieniu jego osi przegubowej i sztywnem związaniu z podporą dowolnej ilości prętów i złącz. Pozostałe pręty i złącza tego

węzła, osadzonego na podporze sztywnej — mają nadal swobodę przyrostów kątowych  $w$ , od siebie niezależnych.

W punktach węzłowych podparcia, lub osadzenia, pod jarzmem płaskiego obciążenia rodzą się odpory — niewiadome siły zewnętrzne ustroju. Podpora  $r$  posuwna wzbudza jedną siłę odporową, przegubowa  $p$  — dwie, sztywna  $s$  — dwie siły i moment odporowy. Zatem ogólną ilość odporów płaskiego ustroju prętowego, płasko obciążonego wyrażę wzorem:

$$(o) = (r) + 2(p) + 3(s)$$

gdzie nawias — oznacza ilość.

Pręty o wspólnej płaszczyźnie głównej mogą być: *pp* — d w u p r z e g u b o w e, obustronnie na węzłach łączone przegubowo, — *ps* — j e d n o p r z e g u b o w e, wiązane sztywnem złączem na jednym węzle, na drugim — przegubowo, wreszcie — *ss* — b e z p r z e g u b o w e, obustronnie na węzłach wiązane sztywnymi złączami. Pręt jednostronnie związany z ustrojem jest tylko wspornikiem, ramieniem dla sił zewnętrznych. Jego obciążenie należy przeto sprowadzić do punktu węzłowego, a sam pręt — wyłączyć z ustroju.

Płaskie obciążenie zewnętrzne wzbudza niewiadome siły wewnętrzne płaskiego ustroju na węzłach — wypadkowe wzajemnego oddziaływania prętów. Na przegub działa siła węzłowa  $H$  i poprzeczna  $A$ ; złącza dorzucają momenty węzłowe. Zatem na pręt *pp* działają cztery siły wewnętrzne, na *ps* — pięć, a na *ss* — sześć. Warunki równowagi pręta zmniejszają ilość tych niewiadomych o trzy: każdy pręt *pp* wprowadza jedną hyperstatyczną siłę węzłową, pręt *ps* siłę i moment, a każdy pręt *ss* siłę węzłową i dwa momenty węzłowe.

Do wyznaczania tych niewiadomych służą warunki równowagi węzłów. Mam więc dla każdego węzła po dwa równania sił, działających na przegub, a nadto jeszcze po jednym równaniu momentów dla każdego niezależnego złącza. Zatem ogólną ilość hyperstatycznych sił i momentów płaskiego ustroju prętowego, płasko obciążonego wyrażę wzorem:

$$(i) = (pp) + 2(ps) + 3(ss) + (o) - 2(wp) - 2(ws) - (n)$$

gdzie znowu nawias — oznacza ilość. Tyleż równań, linjowych względem owych hyperstatycznych otrzymam z moich wzorów, wypisanych dla tych, czy innych konturów ustroju.

Dążąc po nieodkształconej z pręta na pręt przez złącza sztywnych węzłów płaskiego ustroju, wyodrębnię żeń ciągły kontur, złożony z prętów *ss* i zakończony prętami *ss*, lub *ps*. Kolejne jego złącza, jako sztywne — przenoszą wypadkowe obciążenia, oddając następnemu prętowi — końcowe przyrosty odkształceń poprzedniego. Kontur więc podlega warunkom równowagi prętów tworzących, a przyrosty jego odkształceń czynią zadość wzorom *Clapeyron'a* i *Bresse'a*.

Kontur otwarty (*ab*) stanowi nieprzerwany ciąg kolejnych prętów *ss*, łączących początkowy jego węzeł  $a$  z końcowym  $b$ . Oba końcowe pręty jednoprzegubowe cechują otwarty kontur *pp*, oba bezprzegubowe — kontur *ss*; jeden końcowy pręt bezprzegubowy drugi jednoprzegubowy — kontur *ps*. Złączenie obu końcowych węzłów konturu otwartego w jeden węzeł zamykający o współrzędnych:  $x_0, y_0$  daje zamknięty kontur: *zpp, zps*, lub — *zss*. Przynależą mu zerowe wartości lewych części wzorów (4). Stąd:

$$U - y_0 W = 0, \quad V + x_0 W = 0 \tag{5}$$

wzory dla zamkniętego konturu *zpp*, lub *zps*.

Poza tem lewa część wzoru (3) staje się zerem dla *zss*, a więc:

$$U = 0, \quad V = 0, \quad W = 0 \tag{6}$$

dla zamkniętego konturu *zss*. Rugując ten, lub ów przyrost kątowy ze wzorów (4) otrzymam po uporządkowaniu:

$$(x_b - x_a)(u_b - u_a) + (y_b - y_a)(v_b - v_a) = \\ = (x_b - x_a)U_{ab} + (y_b - y_a)V_{ab} + (x_a y_b - x_b y_a)W_{ab} \quad (7)$$

wzór dla pręta płaskiego, lub otwartego konturu (*ab*).

Dwa otwarte kontury (*ab*), (*bc*) mogą związać sztywnym złączeniem wspólnego węzła *b*, lub wspólnym prętem tego węzła. Po wyrugowaniu przyrostu *wb* ze wzorów (4), będę miał:

$$(x_c - x_b)(v_b - v_a) - (x_b - x_a)(v_c - v_b) = \\ = (x_c - x_b)[V + x_a W]_{ab} - (x_b - x_a)[V + x_c W]_{bc} \quad (8)$$

$$(y_c - y_b)(u_b - u_a) - (y_b - y_a)(u_c - u_b) = \\ = (y_c - y_b)[U - y_a W]_{ab} - (y_b - y_a)[U - y_c W]_{bc} \quad (9)$$

a nadto — wzór w dwóch postaciach:

$$(x_c - x_b)(u_b - u_a) + (y_b - y_a)(v_c - v_b) = \\ = (x_c - x_b)[U - y_a W]_{ab} + (y_b - y_a)[V + x_c W]_{bc}$$

$$(y_c - y_b)(v_b - v_a) + (x_b - x_a)(u_c - u_b) = \\ = (y_c - y_b)[V + x_a W]_{ab} + (x_b - x_a)[U - y_c W]_{bc} \quad (10)$$

razem — trzy wzory dla jakichkolwiek dwóch złączonych konturów (*ab*), (*bc*), lub — dwóch prętów jednego złącza. Wyrazy: *U*, *V*, *W* wszystkich tych wzorów zmieniają znak po uwstecznieniu obu zgodnych zwrotów (*s*), (*w*) konturu, lub pręta.

3. Wyznaczanie hyperstatycznych płaskiego ustroju prętowego ma przebieg zawsze jednolowy. Właściwa ocena połączeń węzłowych pozwoli określić ilokrotność (*i*) jego hyperstatyczności, a ustalenie zgodnych zwrotów (*s*), (*w*) — uzależnić wypadkowe bieżące od zewnętrznego płaskiego obciążenia i od obranych hyperstatycznych. Te niewiadome da układ (*i*) równań linjowych — mych wzorów, wypisanych dla konturów ustroju, należycie wyodrębnionych, najprostszych.

Wzory (5), (6) posłużą do wyznaczania hyperstatycznych wewnętrznych, wzory (7), (8), (9), (10) — zewnętrznych, ich bowiem lewe strony, jednorodne co do przyrostów osiowych *u*, *w* odkształcenia, mają wartości zerowe dla podpór nieodkształcalnych, a dla sprężystych mogą być uzależnione od sprzeciwów odporowych linjowo.

W rzadkim przypadku składowych *u*, *v* nieosiowego posuwu podpory, należy ten posuw rugować ze wzorów (4) — wraz z przyrostem kątowym. Stąd jeszcze jeden wzór. Wszystko — najlepiej wyjaśnią przykłady (Rys. 2, *e*, *f*, *g*), celowo podciągnięte w szczegółach dla wyrazistości.

Pierwszy ustrój *e* ma dwa węzły *ws* — pośrednie, pomiędzy nimi jeden pręt *ss*, a nadto — cztery pręty *ps*, przegubowo złączone z podporami w czterech węzłach *wp*. Dwie przegubowe podpory — dwie — posuwne. Lewa ma posuw pionowy, prawa — poziomy. Odporów sześć. Hyperstatycznych:

$$(i) = 1.0 + 2.4 + 3.1 + 6 - 2.4 - 2.2 - 2 = 3$$

ustrój jest trzykrotnie hyperstatyczny zewnętrznie: jest nadto podparty.

W jego płaszczyźnie głównej prowadzę prawozwrotną oś *X* przez dolne punkty podparcia, oś *Y* — przez górny lewy. Zgodne zwroty (*s*), (*w*) biorę od przegubów ku węzłom *ws* i od piątego węzła ku szóstemu. Wobec zerowych posuwów: *u*, *v* obu dolnych podpór, wzór (7), wypisany dla otwartego konturu (2653) da pierwsze równanie:

$$b U_{2653} = 0, \quad U_{2653} = U_{26} - U_{56} - U_{35} = 0$$

Drugie równanie będę miał z pierwszego wzoru (10), wypisanego dla złączonych konturów: (162), (2653):

$$b[U - hW]_{162} - h[V + (a + b)W]_{2653} = 0$$

ze względu na zerowość posuwów *u* obu lewych podpór, górnej, dolnej oraz — na takież posuw *v* — dolnych podpór. Ostatnie równanie otrzymam ze wzoru (8), wypisanego dla złączonych konturów: (2653), (354):

$$c[V + aW]_{2653} - b[V + (a + b + c)W]_{354} = 0$$

tu bowiem we wszystkich trzech punktach podparcia posu-

wy *v* są zerowe. Ten układ równań da hyperstatyczne ustroju: tak czy inaczej obrane trzy siły odporowe, lub — tyleż momentów tuż przed węzłami sztywnymi: piątym i szóstym.

Drugi ustrój *f* ma u dołu prawy węzeł *wp*, wsparty na podporze posuwnej. Lewy dolny węzeł *ws* przegubem łączy się z podporą przegubową. Sąsiedni dolny węzeł *ws* przegubem wiąże pręt pionowy. Zatem — trzy odpory, trzy pręty *ps*, siedm prętów *ss*, tyleż węzłów *ws* jednozłącznych i jeden *wp*. Hyperstatycznych

$$(i) = 1.0 + 2.3 + 3.7 + 3 - 2.1 - 2.7 - 7 = 7$$

ustrój siedmiokrotnie hyperstatyczny wewnętrznie: jest nadto usztywniony.

W jego płaszczyźnie głównej łączę punkty podparcia prawozwrotną oś *X*. Pierwotną oś lewego pionowego pręta nazywam oś *Y*. Przez *X*<sub>1</sub>, *Y*<sub>1</sub> oznaczam składowe oddziaływania sąsiedniego pionowego pręta na przegub dolnego węzła *ws*, przez *X*<sub>2</sub>, *Y*<sub>2</sub> — oddziaływania prawego pionowego pręta na przegub podpory posuwnej. Trzy wypadkowe oddziaływania węzłowego dwóch prętów na dolny lewy pręt oznaczam przez *S*<sub>1</sub>, *Q*<sub>1</sub>, *M*<sub>1</sub>, tworząc jeden z możliwych układów siedmiu hyperstatycznych wewnętrznych.

Z tyluż linjowych równań wyznaczę te niewiadome ustroju. Zgodne zwroty (*s*), (*w*) obieram dla prętów dolnych od prawego przegubu ku lewemu, — dla górnych prętów od obu skrajnych węzłów ku piątemu. Od tegoż węzła — wdół po przecie pionowym. Dla trzech pozostałych pionowych — wgórę.

Bieżące wypadkowe wszystkich prętów uzależnię od obranych hyperstatycznych. Trzy równania dla tych niewiadomych otrzymam ze wzorów (6), wypisanych dla konturu *zss* zamkniętego (0765210). Po dwa równania dadzą mi wzory (5), wypisane dla konturów *zps* zamkniętych: (07610) oraz (25432).

Ostatni ustrój *g*, obustronnie u podstaw osadzony — ma węzłów *ws* jednozłącznych i tyleż prętów *ss* — a nadto jeden pośredni pręt *pp*. Sztywne podpory dają cztery siły odporowe i dwa momenty osadzenia — razem — sześć odporów. Hyperstatycznych:

$$(i) = 1.1 + 2.0 + 3.8 + 6 - 2.0 - 2.8 - 8 = 7$$

ustrój jest siedmiokrotnie hyperstatyczny: trzykrotnie zewnętrznie i czterokrotnie wewnętrznie.

Możliwy układ tych siedmiu niewiadomych otrzymam, biorąc trzy odpory, dajmy na to lewej podpory, siłę osiową pręta *pp*, oraz — trzy wypadkowe oddziaływania dolnego pręta *ss* poziomego na lewy węzeł. Zatem, obrawszy zgodne zwroty (*s*), (*w*) od lewych węzłów dla prętów pośrednich i od lewej podpory dla prętów obwodowych, uzależnię bieżące wypadkowe wszystkich prętów ustroju od płaskiego obciążenia zewnętrznego i od obranych siedmiu hyperstatycznych.

Tyleż równań linjowych dadzą me wzory. Trzy będę miał ze wzorów (6), wypisanych dla konturu *zss* zamkniętego (1234561). Posuw *u*, *v*, *w*, obu sztywnych podpór są zerowe, zatem dla konturu *ss* otwartego (0167) wzór (3) da zerową wartość *W*, a dwa wzory (4) — takież wartości *U* i *V*. Stąd — dalsze trzy równania. Ostatnie, siódme otrzymam, zważywszy, że lewe strony wzoru (7), wypisanego dla pręta *pp* i dla konturu *pp* otwartego (2345) — będą tożsamościowe.

Zatem, prowadząc w płaszczyźnie głównej ustroju prawozwrotną oś *X* przez punkty podparcia, zaś oś *Y* wzdłuż pierwotnych osi lewych pionowych prętów, będę miał po skróceniu przez *b*:

$$[U - (k + l)W]_{25} = [U - (k + l)W]_{2345}$$

razem — siedem równań dla tyluż niewiadomych ustroju.