

PROF. S. BÉLŹECKI.

Granica sprężystości belek krzywych.*)

Rzuty na osie prostokątne x, y, z przesunięć bezwzględnych punktu $m(x, y, z)$ ciała sprężystego oznaczymy przez u, v, w . Wzory:

$$\frac{\partial u}{\partial x} = \alpha_1 \quad \frac{\partial v}{\partial y} = \alpha_2 \quad \frac{\partial w}{\partial z} = \alpha_3$$

wyrażają względne wydłużenia elementów dx, dy, dz , wyodrębnionych przy punkcie m

$$\frac{\partial v}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial y} = \beta_{zy} = \beta_1; \quad \frac{\partial w}{\partial x} + \frac{\partial u}{\partial z} = \beta_{zx} = \beta_2; \quad \frac{\partial u}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial x} = \beta_{xy} = \beta_3$$

β_i są to przyrosty kątów utworzonych elementami $dzdy, dzdx, dx dy$, α_i, β_i , ($i = 1, 2, 3 \dots$) są funkcje współrzędnych tj. w każdym punkcie x, y, z wydłużenia względne elementów przy tym punkcie wyodrębnionych dx, dy, dz i przyrosty kątów $dzdy, dzdx, dx dy$ odpowiadają temu punktowi i zmieniają się od punktu do punktu.

$$\frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} + \frac{\partial w}{\partial z} = \Theta = \frac{\delta dv}{dv}$$

jest to względny przyrost elementu obszaru dv czyli przestrzenna rozszerzalność w danym punkcie m .

$$\frac{\partial w}{\partial y} - \frac{\partial v}{\partial z} = 2\omega_1; \quad \frac{\partial u}{\partial z} - \frac{\partial w}{\partial x} = 2\omega_2; \quad \frac{\partial v}{\partial x} - \frac{\partial u}{\partial y} = 2\omega_3$$

są to względne średnie obroty elementu dv około osi współrzędnych.

Cauchy nazwał $\omega_1, \omega_2, \omega_3$ rotations moyennes.

Pochodne $\frac{\partial(u, v, w)}{\partial(x, y, z)}$ możemy wyrazić tak:

$$\frac{\partial u}{\partial x} = \alpha_1; \quad \frac{\partial v}{\partial y} = \alpha_2; \quad \frac{\partial w}{\partial z} = \alpha_3; \quad \frac{\partial u}{\partial y} = \omega_3 - \frac{1}{2}\beta_3; \quad \frac{\partial u}{\partial z} = \omega_2 + \frac{1}{2}\beta_2;$$

$$\frac{\partial v}{\partial x} = \omega_3 + \frac{1}{2}\beta_3; \quad \frac{\partial v}{\partial z} = \omega_1 - \frac{1}{2}\beta_1; \quad \frac{\partial w}{\partial x} = \omega_2 - \frac{1}{2}\beta_2; \quad \frac{\partial w}{\partial y} = \omega_1 + \frac{1}{2}\beta_1.$$

Dwanaście wielkości u, v, w i $\frac{\partial(u, v, w)}{\partial(x, y, z)}$ mogą być nieskończenie

małe lub skończone, względnie niektóre mogą być skończone inne nieskończenie małe.

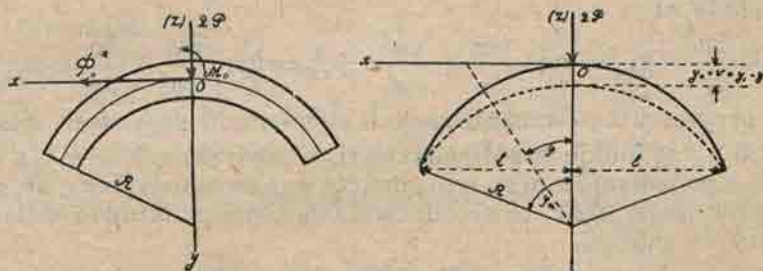
Kirchhoff a po nim Jermakow dowiedli, że te wielkości będą nieskończenie małe, o ile wszystkie wymiary ciała są jednego rzędu, czyli wszystkie skończone, albo wszystkie nieskończenie małe. Jeśli zaś jeden lub dwa wymiary będą znikomo małe w stosunku do reszty wymiarów, to z dwunastu wielkości u, v, w i $\frac{\partial(u, v, w)}{\partial(x, y, z)}$ niektóre mogą być skończone

*) Wyjątek z artykułu autora w Bulletin de l'Academie des sciences de Saint-Petersbourg.

inne nieskończenie małe*). Przy uginaniu się cienkiej sprężyny przesunięcia u, v, w mogą być skończone, lecz ponieważ sprężyna pozostaje sprężystą, odkształcenia jej pozostają nieskończenie małe.

Założymy wymiary belki takimi, żeby przesunięcia u, v, w i $\frac{\partial(u, v, w)}{\partial(x, y, z)}$ były nieskończenie małe.

Belka krzywa o stałej grubości $2e$ w kierunku osi OZ nieokreślenie długa, której oś jest odcinkiem koła, pozostaje pod działaniem siły przyłożonej w punkcie ($y = -c, x = 0$) (rys. 1).



Rys. 1

Rys. 2.

Jednostka długości (w kierunku osi OZ) takiej belki obciążona siłą $2P$. Równanie odkształconej osi będzie:

$$EI \left(\frac{1}{\rho} - \frac{1}{R} \right) = M$$

gdzie $\frac{1}{\rho}$ krzywizna osi odkształconej, M - moment zginający. Momenty algebraiczne zwiększające krzywiznę będziemy uważać za dodatnie, zmniejszające — za ujemne.

Odkształcenia rosną od zera do pewnej granicznej wielkości. Uwzględnimy zjawisko odkształcenia łuku, na który działa siła zmienna $2P$. Oznaczmy rzędne osi odkształconej przez y_1 a nieodkształconej przez y wówczas $y_1 - y = \delta y = v$; to samo znakowanie stosujemy do odciętych $x_1 - x = \delta x = u$. Współrzędne odkształconej osi będą x_1, y_1 lub $x + u; y + v$;

$$M_{\varphi}^R = \int_{-e}^e \Phi \xi dw$$

gdzie M_{φ}^R — moment gnący. Φ — naprężenie normalne do pola przekroju ξ odległość siły elementarnej Φdw od osi, w kierunku normalnym do osi, (zewnątrznej $+$, wewnątrznej $-$)

$$M_{\varphi}^R = -M_o^R - \Phi_o^R y_1 + Px \dots \dots \dots (a)$$

*) *Kirchhoff* Crelles Journal. Bd. 635. Heft 4.
Jermakow Bulletin de l'Université de Kieff (roku nie pamiętam),
Dowodzenie Jarmakowa jest ogólne i ściśle matematyczne, *Kirchhoff'a* mniej ogólne,
ponieważ osnute na określeniu sił sprężystych.

O ile odkształcenia są nieskończenie małe, można zamiast y_1 postawić y , przeto charakterystyczną cechą nieskończenie małych odkształceń jest możliwość pisania M_φ^R w postaci linjowej funkcji dowolnych współrzędnych x_1, y_1 lub x, y .

Gdy odkształcenia są skończone, to w rozpatrywanym wypadku

$$M_\varphi^R = -M_o^R - \Phi_o^R(y - y_1) + Px$$

Przy określaniu reakcji zamocowań będziemy używali wyrazu (a) w postaci

$$M_\varphi^R = -M_o^R - \Phi_o^R y + Px$$

uwzględniając zjawiska powstające przy odkształceniu, będziemy używać wyrazu (a) w postaci

$$M_\varphi^R = -M_o^R - \Phi_o^R y_1 + Px$$

przy $x = 0$

$$M_o^R = -M_o^R - \Phi_o^R y_o$$

Zmienną siłę P będziemy mierzyć jednostką siły równą $\frac{EI}{R^2}$ wów-
czas siła P wyrazi się przez $\beta \cdot \frac{EI}{R^2}$. Liczba β zmienia się od 0 do β_E

$$\Phi_o^R = nP; \quad M_o^R = mPR$$

n i m — są to liczby stałe zależne od warunków zamocowania końców belki i zupełnie niezależne w granicach nieskończenie małych odkształceń*) od P .

$$\text{Założymy: } a = \frac{P}{EI} = \frac{\beta}{R^2}; \quad b = \frac{\Phi_o^R}{EI} = \frac{n\beta}{R^2}; \quad \frac{M_o^R}{EI} = \frac{m\beta}{R}$$

$$\text{Oznaczmy: } \frac{1}{R} - \frac{m\beta}{R} = \frac{1}{R}(1 - m\beta) \text{ przez } c$$

$$\text{podstawiając w (a) otrzymamy: } \frac{1}{\rho} = ax - by + c$$

Różniczkę $d\left(\frac{1}{\rho}\right) = adx - bdy$ mnożymy przez $\frac{1}{\rho}$, otrzymujemy:

$$\frac{1}{\rho} d\left(\frac{1}{\rho}\right) = \frac{1}{\rho} ads \cos \varphi - bdp \sin \varphi.$$

*) Przy zamocowanych końcach n i m zależą od odkształceń osi.

Biorąc całkę w granicach od O do φ

$$\left(\frac{1}{\rho}\right)_{\varphi}^2 - \left(\frac{1}{\rho}\right)_{\varphi=0}^2 = 2a \sin \varphi - 2b(1 - \cos \varphi) \quad \dots \quad (b)$$

$$\text{albo } \frac{1}{\rho} - \frac{1}{\rho_0} = \frac{2}{EI} \left\{ P \sin \varphi - \Phi_o^R (1 - \cos \varphi) \right\}$$

Czyli wyrażając słowami — przyrost krzywizny na odcinku $O - \varphi$ równa się iloczynowi przyrostu $P \sin \varphi + \Phi_o^R \cos \varphi - \Phi_o^R$ rzutu sił P i Φ_o^R

na kierunek stycznej do odkształconej osi w punkcie x, y przez $EI \left(\frac{1}{\rho} + \frac{1}{\rho_0} \right) : 2$ gdzie EI — moduł sztywności belki $\left(\frac{1}{\rho} + \frac{1}{\rho_0} \right) : 2$ — średnia arytmetyczna krzywizna osi w początku i w końcu odcinka $O - \varphi$.

Równanie (b) możemy napisać inaczej:

$$2a \sin \varphi_u - 2b(1 - \cos \varphi_u) = (ax - by + c)^2 - (-by_1 + c)^2$$

obierając górną granicę całkowania $\varphi \equiv \varphi_u$ otrzymujemy:

$$2a \sin \varphi_u - 2b(1 - \cos \varphi_u) = (al - bf + c)^2 - (-bq_0 + c)^2$$

$$\text{albo } \frac{2\beta}{R^2} \sin \varphi_u - \frac{2\beta n}{R^2} (1 - \cos \varphi_u) = \left[\left(\frac{\beta}{R^2} R \sin \varphi_u - \frac{n\beta}{R^2} R (1 - \cos \varphi_u) + \frac{1}{R} (1 - m\beta) \right)^2 - \left[-\frac{n\beta}{R^2} R \eta_0 + \frac{1}{R} (1 - m\beta) \right]^2 \right]$$

Oznaczmy: $\frac{1 - \cos \varphi_u}{\sin \varphi_u} = \frac{f}{l}$ przez ν , $(1 - n\nu) \sin \varphi_u$ przez λ ,

$\frac{y_0}{R}$ przez η_0

otrzymamy: $2\beta\lambda = [\beta\lambda + (1 - m\beta)]^2 - [-ny_0\beta + (1 - m\beta)]^2$

$$\text{Skąd } \beta = \frac{2ny}{2\lambda m - \lambda^2 + n^2 y^2 + 2mny}$$

$$\eta = \left(\frac{1}{\beta} - m \right) \pm \sqrt{\left(\frac{1}{\beta} - m \right)^2 + \lambda(\lambda - 2m)}$$

Przyjmując β i η za współrzędne prostokątne otrzymamy, że powyższe równanie wyraża krzywą trzeciego rzędu

$$\frac{\partial \eta}{\partial \beta} = \eta' = \frac{n \left(\eta + \frac{2m - \lambda}{n} \right) \left(\eta + \frac{\lambda}{n} \right)}{2 \{ 1 - \beta (m + n\eta) \}}$$

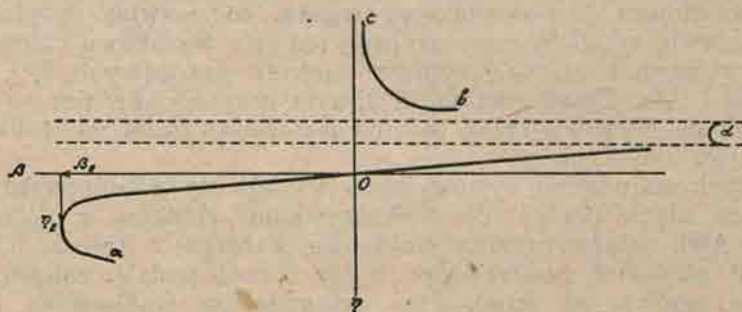
przy $\beta = \eta = 0$; $\eta'_0 = \frac{2\lambda m - \lambda^2}{2n}$ ($2\lambda m > \lambda^2$)

przy $\beta = \beta_E = \frac{1}{m + \sqrt{2\lambda m - \lambda^2}}$; $\eta' = \infty$; przy $\beta > \beta_E$; η jest urojone.

Górna granica β , a więc i górna granica siły P , są dobrze określone.

Dlatego żeby odkształcenia belki były nieskończenie małe, siła $2P = 2P_E$ nie powinna przekraczać granicy $P_E = \frac{2EI}{(m + \sqrt{2\lambda m - \lambda^2})R^3}$.

Jeśli wymiary belki są jednego rzędu, to przy $P > P_E$ w pewnej części belki granica sprężystości tworzywa będzie przekroczona; granicę P_E , z tej racji nazywam granicą sprężystości belki krzywej, której oś jest odcinkiem łuku koła, a grubość $2e$ wielkością stałą.



Rys. 3.

Krzywa ma dwie gałęzie Oa , cb (rys. 3) i w nieskończoności ($\beta = \infty$) punkt podwójny. Zjawiska zachodzące w belce, tłómaczy gałęź w ćwiartce dodatnich β i η . Asymptoty krzywej są określone przez równania:

$$\eta = -\frac{2m - \lambda}{n} \quad \text{i} \quad \eta = -\frac{\lambda}{n}.$$

W granicach $\beta = O\beta = \beta_E$ rzędne krzywej Oa mało się różnią od rzędnych stycznej w punkcie $\eta = \beta = O$.

(D. c. n.)

PROF. CZ. PRZYBYLSKI.

Przebudowa koszar przy ul. Nowowiejskiej w Warszawie na Ministerstwo Spraw Wojskowych.

Do zadań architektonicznych najmniej pociągających należą, niewątpliwie, wszelkie przebudowy; przebudowa prowadzi z konieczności na niebezpieczną drogę kompromisów, zmusza do niewdzięcznych wysiłków o scharmonizowanie całości i wydostanie z brył o innym przeznaczeniu nowego właściwego wyrazu.

Dawne koszary Litewskiego Pułku Gwardji, wzniesione przez rosjan w drugiej połowie XIX wieku według przyjętego szablonu, wydają się na pierwszy rzut oka jednym z najniewdzięczniejszych tematów do