

STATECZNOŚĆ WSTĘPNIE SPRĘŻONEGO WALCA KOŁOWEGO PRZY SKRĘCANIU

ELENA ZŁATANOWA (SOFIA)

Autorzy prac [1]–[4] rozważają różne zagadnienia stateczności pełnego walca kołowego poddanego skończonym odkształceniom. W pracy [5] zbadana została stateczność wstępnie sprężonego walca kołowego bez obciążenia zewnętrznego. Niniejsza praca bada walec jak w pracy [5], nie posiadający stanu naturalnego, przy dużym skręcaniu. Obliczenia opierają się na teorii opracowanej przez Greena, Rivlina i Shielda w [6]. Stosuje się oznaczenia wprowadzone w [7].

1. Duże skręcanie walca z dyslokacją Volterry

Prosty walec kołowy o długości h i promieniu a , wykonany z nieściśliwego materiału sprężystego, poddany jest następującym odkształceniom:

- usunięciu lub dodaniu klina o dowolnym kącie rozwarcia φ , przez przecinanie walca półpłaszczyzną przechodzącą przez oś (por. [5]),
- dużemu rozciąganiu lub ściskaniu,
- skręcaniu o kąt ψz , przy czym z oznacza odległość od końca walca.

Ciało po takiej wstępnej deformacji oznaczamy przez B , a jego rozmiary przez h i a . Zagadnienie zawiera oprócz parametru ψ , następujące parametry deformacji, zdefiniowane przez:

$$(1.1) \quad \mu = a/\hat{a}, \quad \kappa = 2\pi/(2\pi - \varphi), \quad \lambda = h/\hat{h},$$

które ze względu na nieściśliwość materiału związane są zależnościami

$$(1.2) \quad \mu = \frac{1}{\sqrt{\kappa\lambda}}.$$

Za pomocą tej zależności rugować będziemy parametr μ . Dalsze związki będą zawierały tylko trzy niezależne parametry κ , ψ , λ .

Wprowadzamy w ciele B walcowy układ współrzędnych $\{\vartheta^i\} = \{r, \vartheta, z\}$, który uważać będziemy za układ konwencyjny. Kartezjańskie współrzędne typowego punktu po odkształceniu i przed odkształceniem są

$$(1.3) \quad \begin{aligned} x_1 &= r \cos \vartheta, & x_2 &= r \sin \vartheta, & x_3 &= z, \\ \hat{x}_1 &= \frac{r}{u} \cos \left(\frac{\vartheta}{\kappa} - \psi z \right), & \hat{x}_2 &= \frac{r}{\mu} \sin \left(\frac{\vartheta}{\kappa} - \psi z \right), & \hat{x}_3 &= \frac{z}{\lambda}. \end{aligned}$$

Wyznaczamy tensory metryczne g_{ij} ciała odkształconego oraz \hat{g}_{ij} i \hat{g}^{ij} ciała nieodkształconego, stosując (1.2)

$$(1.4) \quad g_{ij} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & r^2 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}, \quad g = \det(g_{ij}) = r^2,$$

$$(1.5) \quad \hat{g}_{ij} = \begin{bmatrix} \kappa\lambda & 0 & 0 \\ 0 & r^2 \frac{\lambda}{\kappa} & -r^2\psi\lambda \\ 0 & -r^2\psi\lambda & r^2\psi^2\lambda + \frac{1}{\lambda^2} \end{bmatrix}, \quad \hat{g}^{ij} = \begin{bmatrix} \frac{1}{\kappa\lambda} & 0 & 0 \\ 0 & \psi^2\kappa\lambda^2 + \frac{1}{r^2} \frac{\kappa}{\lambda} & \psi\kappa\lambda^2 \\ 0 & \psi\kappa\lambda^2 & \lambda^2 \end{bmatrix},$$

$$\hat{g} = \det(\hat{g}_{ij}) = r^2.$$

Tensory metryczne (1.4) i (1.5) określają stan odkształcenia i pozwalają, w oparciu o wzory z [7], obliczyć niezmienniki stanu odkształcenia I_k , a także tensor naprężenia

$$(1.6) \quad I_1 = \hat{g}^{ij}g_{ij} = \frac{1}{\lambda} \left(\kappa + \frac{1}{\kappa} \right) + \lambda^2(r^2\psi^2\kappa^2 + 1),$$

$$I_2 = \hat{g}_{rs}g^{rs}I_3 = \lambda \left(\kappa + \frac{1}{\kappa} \right) + \frac{1}{\lambda^2} (r^2\psi^2\kappa\lambda^3 + 1),$$

$$I_3 = g|\hat{g} = 1.$$

$$\tau^{ij} = \Phi_1 \hat{g}^{ij} + \Phi_2 b^{ij} + p g^{ij};$$

$$\tau^{11} = \Phi_1 \frac{1}{\kappa\lambda} + \Phi_2 \left(\frac{1}{\lambda^2} + \frac{\lambda}{\kappa} + \psi^2\kappa\lambda r^2 \right) + p,$$

$$(1.7) \quad r^2\tau^{22} = \Phi_1 \left(\frac{\kappa}{\lambda} + \psi^2\kappa^2\lambda^2 r^2 \right) + \Phi_2 \left(\frac{1}{\lambda^2} + \kappa\lambda + \psi^2\kappa\lambda r^2 \right) + p,$$

$$\tau^{33} = \Phi_1 \lambda^2 + \Phi_2 \left(\frac{\lambda}{\kappa} + \kappa\lambda \right) + p,$$

$$\tau^{23} = \Phi_1 \psi\kappa\lambda^2 + \Phi_2 \psi\lambda,$$

$$\tau^{12} = \tau^{13} = 0,$$

gdzie

$$\Phi_1 = 2 \frac{\partial W}{\partial I_1}, \quad \Phi_2 = 2 \frac{\partial W}{\partial I_2}.$$

Funkcja $W(I_1, I_2)$ jest potencjałem sprężystości określonym na jednostkę objętości ciała nieodkształconego. Z (1.6) wynika, że Φ_k podobnie jak I_k są funkcjami zmiennej r . Funkcję skalarową p wyznaczamy z warunku brzegowego

$$(1.8) \quad \tau^{11} = 0, \quad \text{dla} \quad r = a$$

i równań równowagi

$$(1.9) \quad \nabla_i \tau^{ij} = 0.$$

Symbol ∇_i oznacza kowariantne różniczkowanie w układzie $\{\vartheta^i\}$. Z (1.9) dla $j = 2$ i $j = 3$

wynika, że p jest funkcją tylko zmiennej r . Z równania dla $j = 1$ wyznaczamy

$$(1.10) \quad p = - \left[\Phi_1 \frac{1}{\kappa \lambda} + \Phi_2 \left(\frac{1}{\lambda^2} + \frac{\lambda}{\kappa} + \psi^2 \kappa \lambda r^2 \right) \right] + \\ - \left(\frac{1}{\kappa \lambda} + \frac{\kappa}{\lambda} \right) \int_a^r (\Phi_1 + \lambda^2 \Phi_2) \frac{dr}{r} + \psi^2 \kappa^2 \lambda^2 \int_a^r \Phi_1 r dr$$

i ostatecznie

$$\tau_{11} = \psi^2 \kappa^2 \lambda^2 \int_a^r \Phi_1 r dr - \left(\frac{1}{\kappa \lambda} + \frac{\kappa}{\lambda} \right) \int_a^r (\Phi_1 + \lambda^2 \Phi_2) \frac{dr}{r}, \\ r^2 \tau^{22} = \tau^{11} + \left(\frac{\kappa}{\lambda} - \frac{1}{\kappa \lambda} \right) (\Phi_1 + \lambda^2 \Phi_2) + \Phi_1 \psi^2 \kappa^2 \lambda^2 r^2, \\ (1.11) \quad \tau^{33} = \tau^{11} + \left(\lambda^2 - \frac{1}{\kappa \lambda} \right) \left(\Phi_1 + \frac{\kappa}{\lambda} \Phi_2 \right) - \Phi_2 \psi^2 \kappa \lambda r^2, \\ \tau^{23} = \psi \lambda (\Phi_1 \kappa \lambda + \Phi_2).$$

Oznaczamy przez P^i siłę na jednostkę powierzchni na brzegu $z = h$ z normalną $n_i(0, 0, 1)$

$$P = \tau^{ij} n_j g_j,$$

gdzie g_j jest wektorem bazy, oraz wyznaczamy całkowitą siłę osiową N oraz moment M przenoszone przez walec

$$(1.12) \quad N = 2\pi \int_0^a P^3 r dr = 2\pi \int_0^a r dr \left\{ \tau^{11} + \left(\lambda^2 - \frac{1}{\kappa \lambda} \right) \left(\Phi_1 + \frac{\kappa}{\lambda} \Phi_2 \right) - \psi^2 \kappa \lambda r^2 \Phi_2 \right\},$$

$$(1.13) \quad M = 2\pi \int_0^a P^2 r^3 dr = 2\pi \psi \lambda \int_0^a r^3 (\Phi_1 \kappa \lambda + \Phi_2) dr.$$

2. Dodatkowe małe odkształcenia. Warunki utraty stateczności

Nałożymy na ciało B pole małych przemieszczeń εw . Przechodzi ono w stan $\overset{*}{B}$. Linio- we części przyrostów naprężenia i odkształcenia oznaczone primami wyznaczamy na podstawie wzorów z [6] i [7]. Przytoczymy tutaj ostateczne rezultaty. Oznaczając kowa- riantne współrzędne wektora małych przemieszczeń przez $w_1 = u$, $w_2 = v$, $w_3 = w$, a ich cząstkowe pochodne przez $w_{1,1} = u_r$, $w_{1,2} = u_s$, ... itd, otrzymujemy kolejno

$$(2.1) \quad I'_1 = 2 \left[\frac{1}{\kappa \lambda} u_r + \left(\frac{\kappa}{\lambda} r^2 + \psi^2 \kappa^2 \lambda^2 \right) (v_s + ru) + \lambda^2 w_z + \psi \kappa \lambda^2 (v_z + w_s) \right], \\ I'_2 = -2 \left[\kappa \lambda u_r + \frac{1}{r^2} \frac{\lambda}{\kappa} (v_s + ru) + \left(r^2 \psi^2 \kappa \lambda + \frac{1}{\lambda^2} \right) w_z - \psi \lambda (v_z + w_s) \right], \\ I'_3 = 2 \left(u_r + \frac{1}{r^2} v_s + \frac{1}{r} u + w_z \right) = 0;$$

$$\begin{aligned}
\tau'^{11} = & 2u_r \left[A \frac{1}{\kappa^2 \lambda^2} - B \left(\lambda^2 + \frac{\kappa}{\lambda} + \psi^2 \kappa^2 \lambda^2 r^2 \right) + F \left(\frac{1}{\kappa \lambda^3} + \frac{1}{\kappa^2} - 1 + \psi^2 r^2 \right) - p \right] + \\
& + 2 \frac{1}{r^2} (v_9 + ru) \left[A \left(\frac{1}{\lambda^2} + \psi^2 \kappa \lambda r^2 \right) - B \left(\frac{1}{\kappa \lambda} + \frac{\lambda^2}{\kappa^2} + \psi^2 \lambda^2 r^2 \right) + \right. \\
& + F \left(\frac{\kappa}{\lambda^3} + 1 - \frac{1}{\kappa^2} + 2\psi^2 \kappa^2 r^2 + \psi^4 \kappa^3 \lambda^3 r^4 + \psi^2 \kappa \lambda^3 r^2 \right) + \Phi_2 \left(\psi^2 \kappa \lambda r^2 + \frac{1}{\lambda^2} \right) \left. + \right. \\
& + w_z \left\{ A \frac{\lambda}{\kappa} - B \left[\left(\frac{1}{\lambda^2} + \psi^2 \kappa \lambda r^2 \right)^2 + \psi^2 \lambda^2 r^2 + \frac{1}{\kappa \lambda} \right] + \right. \\
& + F \left(\psi^2 \kappa \lambda^3 r^2 + 1 + \frac{\lambda^3}{\kappa} - \psi^2 r^2 - \frac{1}{\kappa \lambda^3} \right) + \Phi_2 \frac{\lambda}{\kappa} \left. + \right. \\
& + 2\psi (v_z + w_9) \left[A \lambda + B \left(\frac{1}{\lambda} + \frac{\lambda^2}{\kappa} + \psi^2 \lambda^2 \kappa r^2 \right) + \right. \\
& + F \left(\kappa + \lambda^3 + \frac{1}{\kappa} + \psi^2 \kappa^2 \lambda^3 r^2 \right) + \Phi_2 \lambda \left. \right] + p'; \\
(2.2) \quad r^2 \tau'^{22} = & 2u_r \left\{ A \left(\frac{1}{\lambda^2} + \psi^2 \kappa \lambda r^2 \right) - B \left(\frac{\kappa}{\lambda} + \kappa^2 \lambda^2 + \psi^2 \kappa^2 \lambda^2 r^2 \right) + \right. \\
& + F \left[\frac{1}{\kappa \lambda^3} + 1 - \kappa^3 + r^2 \psi^2 (1 - \kappa^2 \lambda^3) \right] + \Phi_2 \left(\frac{1}{\lambda^2} + \psi^2 \kappa \lambda r^2 \right) \left. + \right. \\
& + 2 \frac{1}{r^2} (v_9 + ru) \left\{ A \left(\frac{\kappa}{\lambda} + \psi^2 \kappa^2 \lambda^2 r^2 \right)^2 - B \left(\frac{1}{\kappa \lambda} + \lambda^2 + \psi^2 \lambda^2 r^2 \right) + \right. \\
& + F \left[\frac{\kappa}{\lambda^3} + \kappa^2 - 1 + r^2 \psi^2 \kappa^2 \left(2 + \kappa \lambda - \frac{\lambda}{\kappa} + r^2 \psi^2 \kappa \lambda \right) \right] - p \left. + \right. \\
& + 2w_z \left\{ A (\kappa \lambda + \psi^2 \kappa^2 \lambda^4 r^2) - B \left[\left(\frac{1}{\lambda^2} + \psi^2 \kappa \lambda r^2 \right)^2 + \frac{\kappa}{\lambda} + \psi^2 \kappa^2 \lambda^2 r^2 \right] + \right. \\
& + F \left[1 + \kappa \lambda^3 - \kappa \lambda \left(\frac{1}{\lambda^2} + \psi^2 \kappa \lambda r^2 \right)^2 + \psi^2 \kappa \lambda^3 r^2 \right] + \Phi_2 \kappa \lambda \left. + \right. \\
& + 2\psi (v_z + w_9) \left[A (\kappa^2 \lambda + \psi^2 \kappa^3 \lambda^4 r^2) + B \left(\frac{1}{\lambda} + \kappa \lambda^3 + \psi^2 \kappa \lambda^2 r^2 \right) + \right. \\
& + F (2\kappa + \kappa^2 \lambda^3 + 2\psi^2 \kappa^2 \lambda^3 r^2) \left. \right] + p', \\
\tau'^{33} = & 2u_r \left[A \frac{\lambda}{\kappa} - B (1 + \kappa^2) \lambda^2 + F \left(\frac{1}{\kappa^2} + 1 - \kappa \lambda^3 \right) + \Phi_2 \frac{\lambda}{\kappa} \right] + \\
& + 2 \frac{1}{r^2} (v_9 + ru) \left\{ A (\kappa \lambda + \psi^2 \kappa^2 \lambda^4 r^2) + B \left(\frac{1}{\kappa^2} + 1 \right) \lambda^2 + \right. \\
& + F \left[1 - \kappa^2 - \frac{\lambda^3}{\kappa} + (1 + \kappa^2) \psi^2 \kappa \lambda^3 r^2 \right] + \Phi_2 \kappa \lambda \left. + \right. \\
& + 2w_z \left\{ A \lambda^4 - B \left(\frac{1}{\kappa \lambda} + \frac{\kappa}{\lambda} + (1 + \kappa^2) \psi^2 \lambda^2 r^2 + F \left(\frac{\lambda^3}{\kappa} - \kappa \lambda^3 - 1 - \psi^2 \kappa \lambda^3 \right) - p \right) \left. + \right.
\end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 \text{c.d. (2.2)} \quad & + 2\psi(v_z + w_\vartheta) \left[A\kappa\lambda^4 + B \left(\frac{1}{\kappa} + \kappa \right) \lambda^3 + F(2 + \kappa^2) \lambda^3 \right] + p'; \\
 \tau'^{13} = & - \left(p + \frac{\lambda}{\kappa} \Phi_2 \right) (u_z + w_r) - \Phi_2 \left(v_r + u_\vartheta - 2 \frac{1}{r} v \right) \psi \lambda, \\
 r^2 \tau'^{21} = & - \left[p + \Phi_2 \left(\frac{1}{\lambda^2} + \psi^2 \kappa \lambda r^2 \right) \right] \left(v_r + u_\vartheta - 2 \frac{1}{r} v \right) + \Phi_2 (u_z + w_r) \psi \lambda r^2, \\
 r^2 \tau'^{32} = & 2u_r \left[A\lambda - B\kappa\lambda^2 + F \left(\frac{1}{\kappa} - \kappa^2 \lambda^3 \right) + \Phi_2 \lambda \right] \psi r^2 + \\
 & + 2(v_\vartheta + ru) \psi \left[A(\kappa^2 \lambda + \psi^2 \kappa^3 \lambda^4 r^2) - B \frac{\lambda^2}{\kappa} + F(\kappa - \lambda^3 + \psi^2 \kappa^2 \lambda^3 r^2) \right] + \\
 & + 2w_z \left[A\kappa\lambda^3 - B \left(\frac{1}{\lambda} + \psi^2 \kappa \lambda^2 r^2 \right) + F(\lambda^3 + \kappa - \psi^2 \kappa^2 \lambda^3 r^2) \right] \psi r^2 + \\
 & + 2(v_z + w_\vartheta) \left[2A\psi^2 \kappa^2 \lambda^4 - 2B\psi^2 \kappa \lambda^3 + 4F\psi^2 \kappa \lambda^3 - \frac{1}{r^2} (\kappa \lambda \Phi_2 + p) \right] r^2.
 \end{aligned}$$

Równanie (2.1)₃ jest równaniem nieściśliwości, gdyż $I_3 = 1$ pociąga za sobą warunek, $I_3 = 0$.

Tensor naprężenia całkowitego $\tau^{ij} + \varepsilon \tau'^{ij}$ spełnia warunki równowagi, gdy są spełnione równania

$$(2.3) \quad \nabla \tau'^{ij} + \Gamma_{ir}^i \tau'^{jr} + \Gamma_{ir}^r \tau'^{ij} = 0,$$

gdzie

$$A = 2 \frac{\partial^2 W}{\partial I_1^2}, \quad B = 2 \frac{\partial^2 W}{\partial I_2^2}, \quad F = 2 \frac{\partial^2 W}{\partial I_1 \partial I_2}.$$

Przyrosty symboli Christoffela Γ_{ij}^k podane zostały w pracy [5]. Równania (2.3) oraz (2.1)₃ tworzą układ czterech równań różniczkowych na funkcje u, v, w, p' . Ponieważ A, B, F oraz Φ_k są funkcjami niezmienników, które z kolei są funkcjami zmiennej r , obliczenia dla dowolnego materiału są niezmiernie skomplikowane. W związku z tym dalsze rozważania ograniczamy do z góry zadanego materiału, a mianowicie do tzw. neo-hookeanu, dla którego

$$(2.4) \quad W(I_k) = C(I_1 - 3),$$

gdzie C jest dodatnią stałą. Wynika stąd

$$\Phi_1 = 2C, \quad \Phi_2 = A = B = F = 0;$$

Uwzględniając (2.4), równania (1.10), (1.11), (2.2) przyjmują postać

$$\begin{aligned}
 (2.5) \quad & \tau^{11} = 2C \frac{1}{\kappa \lambda} + p, \\
 & r^2 \tau^{22} = \tau^{11} + 2C \left(\frac{\kappa}{\lambda} + \frac{1}{\kappa \lambda} \right) + 2C \psi^2 \kappa^2 \lambda^2 r^2, \\
 & \tau^{33} = \tau^{11} + 2C \left(\lambda^2 - \frac{1}{\kappa \lambda} \right), \\
 & \tau^{23} = 2C \psi \kappa \lambda^3;
 \end{aligned}$$

$$(2.6) \quad dp/dr = -2C \left(\frac{1}{\kappa\lambda} - \frac{\kappa}{\lambda} \right) \frac{1}{r} + 2C\psi^2\kappa^2\lambda^2r;$$

$$\tau'^{11} = -2pu_r + p', \quad \tau'^{31} = -p(u_z + w_r),$$

$$(2.7) \quad r^2\tau'^{22} = -2p \left(\frac{1}{r^2}v_\vartheta + \frac{1}{r}v \right) + p', \quad r^2\tau'^{21} = -p \left(v_r + u_\vartheta - 2\frac{1}{r}v \right),$$

$$\tau'^{33} = -2pw_z + p', \quad \tau'^{32} = -p(v_z + w_\vartheta).$$

Podstawiamy teraz (2.5)-(2.7) oraz Γ'_{ij} do (2.3) i otrzymujemy następujący układ równań różniczkowych na funkcje u , v , w oraz p' :

$$(2.8) \quad 4C \frac{1}{\kappa\lambda} u_{rr} + 2C \left(3 \frac{1}{\kappa\lambda} - \frac{\kappa}{\lambda} - \psi^2\kappa^2\lambda^2r^2 \right) \frac{1}{r} u_r +$$

$$- 2C \left(\frac{1}{\kappa\lambda} + \frac{\kappa}{\lambda} + \psi^2\kappa^2\lambda^2r^2 \right) \frac{1}{r^2} u + 2C\lambda^2 u_{zz} +$$

$$+ 2C \left(\frac{\kappa}{\lambda} + \psi^2\kappa^2\lambda^2r^2 \right) \frac{1}{r^2} u_{\vartheta\vartheta} + 2C \frac{1}{\kappa\lambda} \frac{1}{r^2} v_{r\vartheta} - 4C \left(\frac{1}{\kappa\lambda} + \frac{\kappa}{\lambda} + \psi^2\kappa^2\lambda^2r^2 \right) \frac{1}{r^3} v_\vartheta +$$

$$+ 4C\psi\kappa\lambda^2 \left(u_{\vartheta z} - \frac{1}{r} v_z \right) + 2C \frac{1}{\kappa\lambda} w_{rz} + p'_r = 0,$$

$$2C \left(\frac{\kappa}{\lambda} + \psi^2\kappa^2\lambda^2r^2 \right) u_{r\vartheta} + 2C \left(\frac{1}{\kappa\lambda} + 2\frac{\kappa}{\lambda} + 2\psi^2\kappa^2\lambda^2r^2 \right) \frac{1}{r} u_\vartheta +$$

$$+ 2C \frac{1}{\kappa\lambda} \left(v_{rr} - \frac{1}{r} v_r \right) + 4C \left(\frac{\kappa}{\lambda} + \psi^2\kappa^2\lambda^2r^2 \right) \frac{1}{r^2} v_{\vartheta\vartheta} +$$

$$+ 2C\lambda^2 v_{zz} + 2C \left(\frac{\kappa}{\lambda} + \psi^2\kappa^2\lambda^2r^2 \right) w_{\vartheta z} +$$

$$+ 2C\psi\kappa\lambda^2r^2 \left(u_{rz} + 3\frac{1}{r^2} v_{\vartheta z} + 3\frac{1}{r} u_z + w_{zz} \right) + p'_\vartheta = 0,$$

$$2C\lambda^2 \left(u_{rz} + \frac{1}{r^2} v_{\vartheta z} + 2w_{zz} \right) + 2C \left(\frac{1}{\kappa\lambda} + \lambda^2 - \frac{\kappa}{\lambda} - \psi^2\kappa^2\lambda^2r^2 \right) \frac{1}{r} u_z +$$

$$+ 2C \frac{1}{\kappa\lambda} \left(w_{rr} + \frac{1}{r} w_r \right) + 2C \left(\frac{\kappa}{\lambda} + \psi^2\kappa^2\lambda^2r^2 \right) \frac{1}{r^2} w_{\vartheta\vartheta} + 4C\psi\kappa\lambda^2 w_{z\vartheta} + p'_z = 0,$$

$$u_r + \frac{1}{r} u + \frac{1}{r^2} v_\vartheta + w_z = 0.$$

Ograniczamy się do przypadku płaskiego odkształcenia, niezależnego od zmiennej z , przyjmując $w = 0$, $\frac{\partial}{\partial z} = 0$. Układ (2.8) doprowadzamy do jednego równania różniczkowego na funkcję $u(r, \vartheta)$. Równanie (2.8)₃ przy powyższych założeniach spełnione jest tożsamościowo. Otrzymujemy więc

$$(2.9) \quad \frac{1}{\kappa\lambda} \left(r^2 \frac{\partial^4 u}{\partial r^4} + 6r \frac{\partial^3 u}{\partial r^3} + 5 \frac{\partial^2 u}{\partial r^2} - \frac{1}{r} \frac{\partial u}{\partial r} + \frac{1}{r^2} u \right) +$$

$$+ \frac{\partial^4 u}{\partial r^2 \partial \vartheta^2} \left(\frac{1}{\kappa\lambda} + \frac{\kappa}{\lambda} + \psi^2\kappa^2\lambda^2r^2 \right) + \frac{1}{r} \frac{\partial^3 u}{\partial r \partial \vartheta^2} \left(\frac{1}{\kappa\lambda} + \frac{\kappa}{\lambda} + 3\psi^2\kappa^2\lambda^2r^2 \right) +$$

$$+ \frac{1}{r^2} \frac{\partial^2 u}{\partial r^2} \left(\frac{1}{\kappa\lambda} + \frac{\kappa}{\lambda} + \psi^2\kappa^2\lambda^2r^2 \right) + \frac{1}{r^2} \frac{\partial^4 u}{\partial \vartheta^4} \left(\frac{\kappa}{\lambda} + \psi^2\kappa^2\lambda^2r^2 \right) = 0,$$

poprzednio wyrażając funkcje v i p' przez $u(r, \vartheta)$,

$$(2.10) \quad \frac{\partial v}{\partial \vartheta} = -r^2 \frac{\partial u}{\partial r} - ru,$$

$$(2.11) \quad \frac{\kappa \lambda}{2C} \frac{\partial^2 p'}{\partial \vartheta^2} = r^2 \frac{\partial^3 u}{\partial r^3} + 4r \frac{\partial^2 u}{\partial r^2} + \frac{\partial u}{\partial r} - \frac{1}{r} u + \frac{\partial^3 u}{\partial r \partial \vartheta^2} (\kappa^2 + \psi^2 \kappa^2 \lambda^2 r^2) - \frac{1}{r} \frac{\partial^2 u}{\partial \vartheta^2},$$

z jednym warunkiem brzegowym

$$(2.12) \quad \begin{aligned} \tau'^{1s} &= 0, & \text{dla } r = a, \\ -2pu_r + p' &= 0, \end{aligned}$$

$$(2.13) \quad \begin{aligned} v_r + u_\vartheta - 2 \frac{1}{r} v &= 0, & \text{dla } r = a, \\ u_z + w_r &= 0, \end{aligned}$$

który odpowiada zerowaniu się obciążenia na brzegu (na powierzchni bocznej). Trzeci warunek jest spełniony tożsamościowo.

Równanie (2.9) z warunkami (2.13) tworzą jednorodną zagadnienie brzegowe. Można pokazać, że zagadnienie to jest samosprężone. Wtedy istnienie nietrywialnych rozwiązań (2.9) przy powyższych warunkach brzegowych będzie równoważne z warunkiem utraty stateczności [8].

Poszukujemy rozwiązania metodą Fouriera [9] w postaci iloczynu dwóch funkcji $\alpha(r)$ i funkcji własnej równania (2.9) $Q(\vartheta)$. Funkcją taką jest $\sin n\vartheta$ lub $\cos n\vartheta$, gdzie n jest dowolną liczbą naturalną. Podstawiamy więc $u(r, \vartheta) = \alpha(r)Q(\vartheta)$ do (2.9) i otrzymujemy, niezależnie od tego czy wzięto funkcję $\sin n\vartheta$ czy $\cos n\vartheta$, równanie różniczkowe zwyczajne czwartego rzędu

$$(2.14) \quad r^2 \frac{d^4 \alpha}{dr^4} + 6r \frac{d^3 \alpha}{dr^3} + \frac{d^2 \alpha}{dr^2} \{r^2 [5 - n^2(1 + \kappa^2)] - r^4 n^2 H\} + \\ + \frac{d\alpha}{dr} \{-r[1 + n^2(1 + \kappa^2)] - 3r^2 n^2 H\} + \alpha \{1 - (1 + \kappa^2)n^2 + n^4 \kappa^2 + r^2 n^2 (n^2 - 1) H\} = 0,$$

gdzie oznaczyliśmy

$$(2.15) \quad H = \psi^2 \kappa^3 \lambda^3.$$

Podstawiając najpierw (2.10) i (2.11), a następnie $u(r, \vartheta) = \alpha(r)Q(\vartheta)$ do (2.13) otrzymujemy ostateczną postać warunków brzegowych zagadnienia

$$(2.16) \quad \begin{aligned} r^2 \frac{d^3 \alpha}{dr^3} + 4r \frac{d^2 \alpha}{dr^2} + \frac{d\alpha}{dr} [1 - n^2(\kappa^2 - 2 + Hr^3)] + \frac{1}{r} (n^2 - 1)\alpha &= 0, & \text{na } r = a, \\ \frac{d^2 \alpha}{dr^2} + \frac{1}{r} \frac{d\alpha}{dr} + (n^2 - 1) \frac{1}{r^2} \alpha &= 0, & \text{na } r = a. \end{aligned}$$

Równania (2.14) i (2.16) są prawdziwe dla dowolnych ψ, κ, λ . Ich rozwiązanie analityczne można znaleźć w przypadku, gdy kąt dodatkowego rozwarcia dodatkowego (usuniętego) klina φ jest mały. W celu znalezienia takiego rozwiązania ograniczamy dalsze rozważania do wartości κ bliskich jedności. Oznaczamy

$$(2.17) \quad \kappa = 1 + \xi,$$

gdzie ξ jest małym parametrem; ξ^2 można pominąć w porównaniu z ξ . Będziemy tak samo pomijać wielkość ξH . Oznacza to, że ψ^2 jest tego samego rzędu co ξ , więc $\xi\psi^2 \sim 0$. Przy tych założeniach równanie (2.14) da się przedstawić w dwu równoważnych postaciach

$$(2.18) \quad [r^2 D^2 - rD - (1 - n^2 - \xi n^2)][r^2 D^2 + 3rD + (1 - n^2 - \xi n^2) - n^2 H r^2] \alpha = 0.$$

lub

$$(2.19) \quad r^2 [r^2 D^2 + 3rD + (1 - n^2 - \xi n^2) - n^2 H r^2] \left[D^2 + 3 \frac{1}{r} D + (1 - n^2 + \xi n^2) \frac{1}{r} \right] \alpha = 0,$$

gdzie $D = \frac{d}{dr}$.

Ponieważ operatory w drugich nawiasach kwadratowych są liniowo niezależne, liniowo niezależnymi rozwiązaniami równań (2.14) są rozwiązania dwu równań różniczkowych drugiego rzędu

$$(2.20) \quad \begin{aligned} [r^2 D^2 + 3rD + (1 - n^2 - \xi n^2) - n^2 H r^2] \alpha &= 0, \\ [r^2 D^2 - rD + (1 - n^2 - \xi n^2)] \alpha &= 0. \end{aligned}$$

Pierwsze z tych równań doprowadzone do postaci równania Bessela ma rozwiązanie

$$(2.21) \quad \alpha_1 = C_1 \frac{1}{r} I_\nu(kr) + C_2 \frac{1}{r} K_\nu(kr),$$

a drugie jest równaniem Eulera z rozwiązaniem

$$(2.22) \quad \alpha_2 = C_3 r^{21} + C_4 r^{22}.$$

Zatem ogólne rozwiązanie równania (2.14) przedstawia się następująco

$$(2.23) \quad \alpha = C_1 \frac{1}{r} I_\nu(kr) + C_2 \frac{1}{r} K(kr) + C_3 r^{21} + C_4 r^{22},$$

gdzie C_i są stałymi całkowania, I_ν , K_ν są zmodyfikowanymi funkcjami Bessela pierwszego i drugiego rodzaju rzędu ν , dla urojonego argumentu, przy czym

$$(2.24) \quad \nu = n(1 + \xi)^{1/2},$$

$$(2.25) \quad k = nH^{1/2},$$

a ϱ_i są pierwiastkami równania charakterystycznego

$$(2.26) \quad \varrho^2 - 2\varrho + 1 - n^2 - \xi n^2 = 0.$$

Ponieważ dla $r = 0$ $K_\nu \rightarrow \infty$ oraz $r^{22} \rightarrow \infty$, ze względu na fizyczny sens zagadnienia konieczne jest przyjęcie $C_3 = C_4 = 0$. Ostateczna postać rozwiązania (2.23) jest

$$(2.27) \quad \alpha = A \frac{1}{kr} I_\nu(kr) + Br^\varrho.$$

Podstawiając (2.27) do warunków brzegowych (2.16) otrzymujemy jednorodny układ

równań algebraicznych na stałe A i B :

$$(2.28) \quad A \left\{ \frac{I_\nu(ka)}{(ka)^2} [1 + \nu(2 - n^2 - k^2 a^2)] - \frac{1}{ka} I_{\nu-1}(ka) [2 - n^2 - (ka)^2] \right\} + \\ - Ba^{2-1} [(1 - n^2 - k^2 a^2)(\varrho + 1) + \varrho] = 0, \\ A \left[\frac{I_\nu(ka)}{ka} \left(2 - n^2 - \frac{1}{2} \xi n^2 + \nu \right) - I_{\nu-1}(ka) \right] - Ba^\nu \left(\varrho - 1 - n^2 - \frac{1}{2} \xi n^2 \right) = 0.$$

Układ ten posiada rozwiązania nietrywialne, gdy jego wyznacznik charakterystyczny równa się zeru. Przekształcając ten wyznacznik, możemy ostatecznie poszukiwany warunek utraty stateczności zapisać w postaci

$$(2.29) \quad \left[\varrho - \left(1 - n^2 - \frac{1}{2} \xi n^2 \right) \right] \left\{ \frac{I_\nu(ka)}{ka} [1 + \nu(2 - n^2 - k^2 a^2)] - I_{\nu-1}(ka) [2 - n^2 - (ka)^2] \right\} + \\ - \{ \varrho + [1 - n^2 - (ka)^2](\varrho + 1) \} \left[\frac{I_\nu(ka)}{ka} \left(\nu + 2 - n^2 - \frac{1}{2} \xi n^2 \right) - I_{\nu-1}(ka) \right] = 0.$$

Warunek ten określa dla danego n krytyczną wartość ka . Z reguły w zagadnieniach stateczności krytyczny stan najbliższy stanu naturalnego otrzymuje się przez przyjęcie najmniejszej możliwej liczby falowej odpowiadającej nietrywialnemu polu odkształceń. W rozważanym przypadku $n = 0$ odpowiada brakowi odkształceń dodatkowych, a $n = 1$ ruchowi sztywnemu. Pierwszą nietrywialną wartością liczby falowej jest więc $n = 2$. Dla tej wartości liczby falowej i kilku szczególnych wartości parametru wstępnego sprężenia \approx warunek utraty stateczności (2.29) sprowadza się do

\approx	ξ	ϱ	ν	warunek utraty stateczności
1,2	0,2	3,19	2,19	$kaI_{1,19}(ka) - 6,35I_{2,19}(ka) = 0$
1,0	0,0	3,00	2,00	$kaI_1(ka) - 6I_2(ka) = 0$
0,8	-0,2	2,8	1,80	$kaI_{0,8}(ka) - 5,6I_{1,8}(ka) = 0$

Warunek ten jest bardzo prosty i znalezienie krytycznego ka w oparciu o tablice funkcji Bessela rzędów ułamkowych nie nastęrcza trudności.

Literatura cytowana w tekście

1. E. W. WILKES, *On the stability of a circular tube under end thrust*, Quart. J. Mech. Appl. Math., 1, 8 (1955), 88-100.
2. A. E. GREEN, A. J. M. SPENCER, *The stability of a circular cylinder under finite extension and torsion*, J. Math. Phys., 4, 37, (1959). 316-338.
3. Z. WESOŁOWSKI, *The axially symmetric problem of stability loss of an elastic bar subject to tension*, Arch. Mech. Stos., 3, 15 (1963), 383-395.
4. B. DUSZCZYK, *Stateczność pełnego walca obciążonego ciśnieniem hydrostatycznym*, Mech. Teor. i Stos., 4 5 (1967).
5. E. ZŁATANOWA, Z. WESOŁOWSKI, *Stateczność wstępnie sprężonego walca kołowego*, Rozpr. Inżyn. 2, 18 (1970).
6. A. E. GREEN, R. S. RIVLIN, R. T. SHIELD, *General theory of small elastic deformations superposed on finite elastic deformation*, Proc. Roy. Soc., A 211 (1952).

7. A. E. GREEN, W. ZERNA, *Theoretical Elasticity*, Oxford 1954.
8. GUO ZHONG-HENG, W. URBANOWSKI, *Stability of non-conservative systems in the theory of elasticity of finite deformation*, Arch Mech Stos., 2, 15 (1963), 309-321.
9. Г. П. Толстов, *Ряды Фурье*, Москва 1951.

Р е з ю м е

УСТОЙЧИВОСТЬ ПРЕДВАРИТЕЛЬНО НАПРЯЖЕННОГО КРУГОВОГО ЦИЛИНДРА ПРИ КРУЧЕНИИ

Рассматривается прямой круговой цилиндр, подверженный конечной деформации путем добавления или вырезания клина с произвольным углом раствора и последующего восстановления связности материала. Полученный таким образом цилиндр подвергается конечному кручению и растяжению. Устойчивость цилиндра исследуется по методу малых виртуальных деформаций, наложенных на конечные деформации, причем добавочные деформации являются плоскими. Дается условие потери устойчивости для малых углов раствора клина.

S u m m a r y

STABILITY OF A PRESTRESSED CIRCULAR CYLINDER UNDER TORSION

A simple circular cylinder is subject to finite deformation by cutting out (or inserting) of a segment with an arbitrary vertex angle; the edges of the cut are welded together. Such a prestressed cylinder is then subject to finite torsion and extension. The stability of the cylinder is investigated by means of superposition of a small two-dimensional state of strain upon the finite strains. The stability conditions at small values of the vertex radius of the inclusion are presented.

WYŻSZY INSTYTUT MASZYNOWO-ELEKTRYCZNO-TECHNICZNY
SOFIA, BULGARIA

Praca została złożona w Redakcji dnia 15 lipca 1970 r.
