

ВОПРОСЫ ПРОЧНОСТИ И ДОЛГОВЕЧНОСТИ ЭЛЕМЕНТОВ
АВИАЦИОННЫХ КОНСТРУКЦИЙ
Межвузовский сборник, вып. 4, 1978

УДК 624.072.4

И.С.Ахмедьянов

РАСЧЕТ КРУГОВОГО КОЛЬЦА С ПРОИЗВОЛЬНЫМ РАСПОЛОЖЕНИЕМ
ГЛАВНЫХ ОСЕЙ ИНЕРЦИИ СЕЧЕНИЯ ПРИ СИММЕТРИЧНОМ НАГРУЖЕНИИ

Обозначения

r - радиус осевой линии кольца, проходящей через центры тяжести поперечных сечений; φ - угловая координата точки осевой линии; x, y, z - подвижная правая прямоугольная система осей координат (начало координат на осевой линии кольца, ось x направлена перпендикулярно плоскости осевой линии, ось y - по касательной к осевой линии в сторону возрастания угла φ , ось z - по радиусу от центра кольца); u, v, w - проекции полного перемещения точки осевой линии на оси x, y, z ; θ - угол поворота поперечного сечения кольца вокруг оси y ; $P_x, P_y, P_z, m_x, m_y, m_z$ - проекции распределенных сил и моментов на оси x, y, z ; N, Q_z, Q_x - нормальная и перерезывающие силы в сечении кольца; M_x, M_z, M_y - изгибающие и крутящий моменты в сечении кольца; F, J_x, J_y, J_{zx} - площадь и моменты инерции сечения кольца; E - модуль упругости материала кольца; C - жесткость сечения кольца на кручение;

$$B = EF, \quad B_x = EJ_x, \quad B_z = EJ_z, \quad B_{zx} = EJ_{zx},$$

$$\alpha = B_{zx}/B_x, \quad \beta = B_{zx}/B_z, \quad \kappa = B_z/C, \quad \nu = B_x/r^2 B,$$

$$A_x = r^3/B_x, \quad A_z = r^3/B_z, \quad D_x = B_x/r^3, \quad D_z = B_z/r^3,$$

$$\omega = \frac{1}{1 - \alpha\beta}, \quad \lambda = 1 - \alpha\beta \frac{K}{K+1}.$$

Штрих означает производную по углу φ .

I. В [I] были получены следующие дифференциальные уравнения изгиба кругового стержня с произвольным расположением главных осей инерции поперечного сечения:

$$\begin{aligned} u'' + 2u'' + u'' &= \omega A_z (z p_x + m_y + m'_z)'' - \\ &- \kappa A_z (z p_x + m_y + m'_z) + \kappa A_z (m''_y + m_y) - \\ &- \beta \omega A_x [z (p_y + p'_z)' - (m''_x + m_x)'], \\ v'' + 2v'' + v'' &= -\omega A_x [z (p_y + p'_z) - (m''_x + m_x)] - \\ &- \nu A_x z (p'_y - p'_z)''' + \alpha \omega A_z (z p_x + m_y + m'_z)', \\ w'' + w &= -(v'' + v)' - \nu A_x z (p'_y - p'_z). \end{aligned} \quad (I)$$

Располагая решением этих уравнений, можно, используя формулы

$$\begin{aligned} z\theta &= -\frac{1}{K+1} [(u'' + u)'' + (K+1)u''] + \frac{K}{K+1} A_z m_y + \\ &+ \frac{A_z}{K+1} (z p_x + m_y + m'_z) + \frac{\beta}{K+1} [(v-w)''' + (K+1)(v-w)'], \quad (2) \\ M_x &= \frac{B_x}{r^2} (v-w)' - \frac{B_{xz}}{r^2} (u'' + z\theta), \\ M_z &= -\frac{B_z}{r^2} (u'' + z\theta) + \frac{B_{zx}}{r^2} (v-w)', \\ M_y &= \frac{C}{r^2} (z\theta - u)', \quad (3) \\ N &= \frac{B}{r} (v' + w), \quad (4) \end{aligned}$$

определять угол поворота, моменты и нормальную силу для любого сечения кольца.

Для перерезывающих сил Q_x и Q_z из уравнений равновесия элемента кольца следуют соотношения:

$$Q_x = \frac{1}{r} (\mathcal{M}'_z - \mathcal{M}_y) + m_z, \quad (5)$$

$$Q_z = -\frac{1}{r} \mathcal{M}'_x + m_x, \quad (6)$$

$$Q_z = N' + r p_y. \quad (7)$$

2. Рассмотрим замкнутое кольцо, нагруженное пространственной системой сосредоточенных и распределенных сил и моментов.

Осевая линия кольца точками приложения сосредоточенных нагрузок разбивается на отдельные участки. Для каждого из них можно записать следующее общее решение уравнений (I):

$$u = u^\circ + u_p, \quad v = v^\circ + v_p, \quad w = w^\circ + w_p. \quad (8)$$

Здесь u_p, v_p, w_p - частное решение системы (I), определяемое распределенной нагрузкой; $u^\circ, v^\circ, w^\circ$ - общее решение соответствующих однородных уравнений:

$$u^\circ = A_1 \sin \varphi + A_2 \cos \varphi + A_3 \varphi \cos \varphi + A_4 \varphi \sin \varphi + A_5 \varphi + A_6, \quad (9)$$

$$v^\circ = B_1 \sin \varphi + B_2 \cos \varphi + B_3 \varphi \cos \varphi + B_4 \varphi \sin \varphi + B_5 \varphi + B_6,$$

$$w^\circ = C_1 \sin \varphi + C_2 \cos \varphi + B_3 \varphi \sin \varphi - B_4 \varphi \cos \varphi - B_5. \quad (10)$$

A_i, B_i, C_1, C_2 - произвольные постоянные, из которых A_i, B_i находятся из условий сопряжения участков кольца между собой, а C_1, C_2 - из сравнения значений поперечных сил Q_z , вычисленных по двум независимым уравнениям равновесия (6) и (7).

3. Пусть нагрузка, приложенная к кольцу, симметрична относительно сечения $\varphi = 0$. В этом случае распределенные усилия p_x, p_y, p_z и моменты m_x, m_y, m_z можно представить в виде тригонометрических рядов

$$p_x(p_z, m_y) = \sum_{n=0}^{\infty} p_{xn}(p_{zn}, m_{yn}) \cos n\varphi,$$

$$p_y(m_x, m_z) = \sum_{n=1}^{\infty} p_{yn}(m_{xn}, m_{zn}) \sin n\varphi. \quad (II)$$

Внося значения (II) в (I) и интегрируя полученные уравнения, будем иметь (с учетом высказанного ранее замечания относительно постоянных C_1 и C_2):

$$\begin{aligned} u &= u^0 + \sum_{n=0}^{\infty} u_{pn}, & v &= v^0 + \sum_{n=1}^{\infty} v_{pn}, \\ w &= w^0 + \sum_{n=0}^{\infty} w_{pn}, & \theta &= \theta^0 + \sum_{n=0}^{\infty} \theta_{pn}. \end{aligned} \quad (12)$$

Здесь u^0, v^0 определяются по (9).

Перемещения w^0 и θ^0 выражаются формулами:

$$\begin{aligned} w^0 &= -(B_1 + \xi B_3) \cos \varphi + (B_2 - \xi B_4) \sin \varphi + B_3 \varphi \sin \varphi - \\ &\quad - B_4 \varphi \cos \varphi - B_5 - 2\alpha \nu a (A_3 \sin \varphi - A_4 \cos \varphi), \\ \tau \theta^0 &= (A_1 + 2\nu k A_3) \sin \varphi + (A_2 - 2\nu k A_4) \cos \varphi + A_3 \varphi \cos \varphi + \\ &\quad + A_4 \varphi \sin \varphi - 2\nu a k (B_3 \cos \varphi + B_4 \sin \varphi) + \beta B_5, \\ \xi &= \frac{1 - \lambda \nu}{1 + \lambda \nu}, & \beta &= \frac{1 + \nu(1 - \alpha \beta)}{(k+1)(1 + \lambda \nu)}, & a &= \frac{1}{(k+1)(1 + \lambda \nu)}. \end{aligned} \quad (13)$$

Для $n = 0$ имеем:

$$\begin{aligned} u_{p0} &= -\frac{k}{2} A_z \tau p_{x0} \varphi^2, & w_{p0} &= \frac{\tau^2}{B} p_{z0}, \\ \tau \theta_{p0} &= k A_z \tau p_{x0} + A_z (\tau p_{x0} + m y_0). \end{aligned} \quad (14)$$

Для $n = 1$:

$$\begin{aligned} u_{p1} &= -\frac{1}{8} A_z [\alpha \omega X_{p1} + (k + \omega) Y_{p1}] \varphi^2 \cos \varphi, \\ v_{p1} &= -\frac{1}{8} A_x [(\omega + \nu) X_{p1} + \beta \omega Y_{p1}] \varphi^2 \sin \varphi, \\ w_{p1} &= \nu A_x (\tau_0 z_{p1} + \beta a k m y_1) \cos \varphi + \\ &\quad + \frac{1}{4} A_x X_{p1} [(\omega - \nu) \varphi \sin \varphi + \frac{1}{2} (\omega + \nu) \varphi^2 \cos \varphi + \eta \cos \varphi] + \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 & + \frac{1}{8} \alpha A_z Y_{p1} [\omega (2\varphi \sin \varphi + \varphi^2 \cos \varphi) - \xi \cos \varphi], \\
 \Theta_{p1} & = \alpha K A_z [\alpha \nu Z_{p1} + (1 + \nu) m_{y1}] \cos \varphi - \\
 & - \frac{1}{8} \beta A_x X_{p1} [\omega \varphi^2 \cos \varphi + 4 \alpha \kappa (\omega - \nu) \cos \varphi] + \\
 & + \frac{1}{4} K A_z Y_{p1} (2c \cos \varphi - 2\varphi \sin \varphi - \frac{\kappa + \omega}{2\kappa} \varphi^2 \cos \varphi). \quad (I5)
 \end{aligned}$$

Для $n \geq 2$:

$$\begin{aligned}
 u_{pn} & = A_z (\alpha_n r_{pxn} + \beta_n m_{yn} + \gamma_n m_{zn}) \cos n\varphi + \\
 & + \beta \omega A_x n \tau_n^2 [r_{py_n} - n r_{pz_n} + (n^2 - 1) m_{xn}] \cos n\varphi, \\
 v_{pn} & = A_x (\eta_n r_{py_n} - \lambda_n r_{pz_n} + \mu_n m_{xn}) \sin n\varphi + \\
 & + \alpha \omega A_z n \tau_n^2 (r_{pxn} + m_{yn} + n m_{zn}) \sin n\varphi, \\
 w_{pn} & = A_x (-\lambda_n r_{py_n} + \nu_n r_{pz_n} - \xi_n m_{xn}) \cos n\varphi - \\
 & - \alpha \omega A_z n^2 \tau_n^2 (r_{pxn} + m_{yn} + n m_{zn}) \cos n\varphi, \\
 \Theta_{pn} & = A_z (\beta_n r_{pxn} + \delta_n m_{yn} + \zeta_n m_{zn}) \cos n\varphi + \\
 & + \beta \omega A_x n \tau_n^2 [r_{py_n} - n r_{pz_n} + (n^2 - 1) m_{xn}] \cos n\varphi. \quad (I6)
 \end{aligned}$$

В этих формулах

$$\begin{aligned}
 X_{p1} & = r_{py_1} - r_{z1}, \quad Y_{p1} = r_{px_1} + m_{y1} + m_{z1}, \quad Z_{p1} = r_{py_1} - m_{x1}, \\
 c & = \frac{\kappa - 3}{2(\kappa + 1)} - \frac{\alpha \beta}{(\kappa + 1)(1 + \lambda \nu)} \left(\omega + \frac{2\nu \kappa}{\kappa + 1} \right), \quad \tau_0 = \frac{1}{1 + \lambda \nu}, \\
 \xi & = 4\nu \alpha (\kappa - \omega), \quad \eta = 2\nu e, \quad e = \frac{\tau_0}{2} [1 + \lambda (2\omega - \nu)],
 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \alpha_n &= \tau_n^2 (\kappa + \omega n^2), \quad \beta_n = n^2 \tau_n^2 (\kappa + \omega), \quad \gamma_n = n \alpha_n, \\ \delta_n &= n^2 \tau_n^2 (\omega + \kappa n^2), \quad \xi_n = n \beta_n, \quad \eta_n = \tau_n^2 (\omega + \nu n^4), \\ \lambda_n &= n \tau_n^2 (\omega + \nu n^2), \quad \mu_n = \frac{\omega}{n} \tau_n, \quad \nu_n = n^2 \tau_n^2 (\omega + \nu), \\ \xi_n &= n \mu_n, \quad \tau_n = 1/n(n^2 - 1). \end{aligned}$$

Полученные результаты совместно с (3)-(7) и (II) позволяют записать следующие выражения для усилий и моментов в произвольном сечении кольца:

$$\begin{aligned} M_x &= M_{x0} + \sum_{n=0}^{\infty} M_{xpn}, & N &= N_0 + \sum_{n=0}^{\infty} N_{pn}, \\ M_y &= M_{y0} + \sum_{n=0}^{\infty} M_{ypn}, & Q_x &= Q_{x0} + \sum_{n=0}^{\infty} Q_{xpn}, \\ M_z &= M_{z0} + \sum_{n=0}^{\infty} M_{zpn}, & Q_z &= Q_{z0} + \sum_{n=1}^{\infty} Q_{zpn}. \end{aligned} \quad (I7)$$

Здесь

$$\begin{aligned} M_{x0} &= -2\lambda\tau_0 z D_x (B_3 \cos \varphi + B_4 \sin \varphi) + z D_x (1 - \alpha\beta) B_5 + \\ &\quad + 2\beta\alpha z D_z (A_3 \sin \varphi - A_4 \cos \varphi), \\ M_{y0} &= 2\beta z D_z (A_3 \cos \varphi + A_4 \sin \varphi) - \frac{z}{K} D_z A_5 + \\ &\quad + 2\alpha\alpha z D_x (B_3 \sin \varphi - B_4 \cos \varphi), \\ M_{z0} &= 2\beta z D_z (A_3 \sin \varphi - A_4 \cos \varphi) - 2\alpha\alpha z D_x (B_3 \cos \varphi + B_4 \sin \varphi), \\ N_0 &= 2\lambda\tau_0 D_x (B_3 \cos \varphi + B_4 \sin \varphi) + 2\beta\alpha D_z (A_4 \cos \varphi - A_3 \sin \varphi), \\ Q_{x0} &= \frac{1}{K} D_z A_5, \\ Q_{z0} &= -2\lambda\tau_0 D_x (B_3 \sin \varphi - B_4 \cos \varphi) - 2\beta\alpha D_z (A_3 \cos \varphi + A_4 \sin \varphi). \end{aligned} \quad (I8)$$

$$\begin{aligned} \mathcal{M}_{x_{p0}} &= -\beta \tau (z_{p_{x0}} + m_{y0}), \quad \mathcal{M}_{y_{p0}} = \tau^2 p_{x0} \varphi, \\ \mathcal{M}_{z_{p0}} &= -\tau (z_{p_{x0}} + m_{y0}), \quad N_{p0} = \tau p_{z0}, \quad Q_{x_{p0}} = -\tau p_{x0} \varphi, \end{aligned} \quad (19)$$

$$\begin{aligned} \mathcal{M}_{x_{p1}} &= \frac{1}{2} \tau \chi_{p1} (\varphi \sin \varphi - e \cos \varphi) + \\ &+ \tau [\lambda \tau_0 z_{p1} - \beta \alpha \kappa m_{y1} + \frac{1}{2} \beta \alpha (\kappa - \omega) \psi_{p1}] \cos \varphi, \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \mathcal{M}_{y_{p1}} &= -\alpha \tau [\alpha \nu z_{p1} + (1 + \nu) m_{y1} - \frac{1}{2} \alpha (\omega - \nu) \chi_{p1}] \sin \varphi - \\ &- \frac{\tau}{2} \psi_{p1} [\varphi \cos \varphi + (c + 1) \sin \varphi], \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \mathcal{M}_{z_{p1}} &= \tau [\alpha \nu z_{p1} - \kappa \beta m_{y1} - \frac{\alpha}{2} \alpha (\omega - \nu) \chi_{p1}] \cos \varphi - \\ &- \frac{\tau}{2} \psi_{p1} [\varphi \sin \varphi - (c + 2) \cos \varphi], \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} N_{p1} &= [\tau_0 z_{p1} + \beta \alpha \kappa m_{y1} - \frac{1}{2} \beta \alpha (\kappa - \omega) \psi_{p1}] \cos \varphi - \\ &- \frac{1}{2} \chi_{p1} (\varphi \sin \varphi - e \cos \varphi), \end{aligned}$$

$$Q_{x_{p1}} = -\tau p_{x1} \sin \varphi,$$

$$\begin{aligned} Q_{z_{p1}} &= m_{z1} \sin \varphi - \frac{1}{2} \chi_{p1} [\varphi \cos \varphi + (e + 1) \sin \varphi] + \\ &+ [\lambda \nu \tau_0 z_{p1} - \beta \alpha \kappa m_{y1} + \frac{1}{2} \beta \alpha (\kappa - \omega) \psi_{p1}] \sin \varphi. \end{aligned} \quad (20)$$

$$\mathcal{M}_{x_{pn}} = -\tau \tau_n [z_{p_{y_n}} - n z_{p_{z_n}} + (n^2 - 1) m_{x_n}] \cos n\varphi,$$

$$\mathcal{M}_{y_{pn}} = -\tau \tau_n (z_{p_{x_n}} + n^2 m_{y_n} + n m_{z_n}) \sin n\varphi,$$

$$\mathcal{M}_{z_{pn}} = \tau n \tau_n (z_{p_{x_n}} + m_{y_n} + n m_{z_n}) \cos n\varphi,$$

$$N_{pn} = n \tau_n (n z_{p_{y_n}} - z_{p_{z_n}}) \cos n\varphi,$$

$$Q_{xpn} = -\frac{1}{n} r_{pxn} \sin n\varphi,$$

$$Q_{zpn} = -n\tau_n (r_{py_n} - nr_{z_n}) \sin n\varphi. \quad (21)$$

5. В силу непрерывности в распределении усилий P_x , P_y , P_z и моментов m_x , m_y , m_z частное решение u_p , v_p и w_p для всех частей кольца будет одним и тем же.

Л и т е р а т у р а

1. Ахмедьянов И.С. Расчет кругового кольца при произвольном расположении главных осей инерции поперечного сечения. - В сб.: Вопросы прочности элементов авиационных конструкций. Вып. 60. Труды КуАИ, Куйбышев, 1973.