

ТЕОРИЯ УПРУГОСТИ

Р. А. АДАДУРОВ

**НАПРЯЖЕНИЯ И ДЕФОРМАЦИИ В ЦИЛИНДРИЧЕСКОЙ ОБОЛОЧКЕ  
С ЖЕСТКИМИ ПОПЕРЕЧНЫМИ СЕЧЕНИЯМИ**

(Представлено академиком Л. С. Лейбензоном 17 VII 1948)

Рассматривается безмоментная цилиндрическая оболочка с замкнутым или открытым контуром поперечного сечения, произвольной формы, подкрепленная по всей длине непрерывно расположенными поперечными диафрагмами. Диафрагмы абсолютно жесткие в своей плоскости и гибкие в перпендикулярном направлении. Вследствие этого поперечные сечения оболочки остаются неизменяемыми в своей плоскости. Ось  $x$  направлена параллельно образующим оболочки. Уравнение контура поперечного сечения  $y=y(s)$ ,  $z=z(s)$ , где  $s$  — дуга контура. Произвольная нагрузка, действующая на оболочку, в случае жесткого контура задается крутящими моментами  $M_x(x)$ , срезающими силами  $Q_y(x)$  и  $Q_z(x)$ , продольной поверхностной нагрузкой  $p_x(x, s)$  и нормальными напряжениями  $\sigma_x(0, s)$  и  $\sigma_x(l, s)$ , распределенными по торцам оболочки  $x=0$  и  $x=l$ . Постоянная толщина оболочки принята равной единице.  $E$  и  $G$  — модули упругости,  $\mu$  — коэффициент Пуассона.

§ 1. Уравнение равновесия элемента оболочки в проекциях на ось  $x$  и зависимости между нормальными напряжениями  $\sigma_x(x, s)$ ,  $\sigma_s(x, s)$  и продольными смещениями  $u(x, s)$  соответственно имеют вид

$$\frac{\partial \sigma_x}{\partial x} + \frac{\partial \tau}{\partial s} = -p_x(x, s), \quad \sigma_x = E^* \frac{\partial u}{\partial x}, \quad \sigma_s = \mu \sigma_x, \quad \left( E^* = \frac{E}{1 - \mu^2} \right). \quad (1)$$

Выражения  $\tau$  и  $u$ , тождественно удовлетворяющие уравнению (1), даются с помощью функции  $\Phi(x, s)$ :

$$\tau = -\frac{\partial^2 \Phi}{\partial x^2} - \int_0^s p_x ds + \frac{s}{2p} \int_0^{2p} p_x ds, \quad u E^* = \frac{\partial \Phi}{\partial s} + \frac{1}{2p} \int_0^x N dx \quad \left( N' = -\int_0^{2p} p_x ds \right); \quad (2)$$

$N(x)$  — растягивающая сила и  $2p$  — периметр контура.

Смещение по направлению дуги  $s$  жесткого контура будет:

$$v(x, s) = \theta(x) \omega'(s) + \eta(x) y'(s) + \zeta(x) z'(s); \quad (3)$$

$\theta(x)$  — угол поворота вокруг оси  $x$ ;  $\eta(x)$  и  $\zeta(x)$  — смещения по осям  $y$  и  $z$ ;  $\omega(s)$  — удвоенная секториальная площадь с полюсом в начале координат.

Напряжения  $\tau$ , связанные с внешними нагрузками уравнениями

$$\int_0^{2p} \tau \omega' ds = M_x, \quad \int_0^{2p} \tau y' ds = Q_y, \quad \int_0^{2p} \tau z' ds = Q_z, \quad (4)$$

выражаются через смещения  $u$  и  $v$ , определенные формулами (2) и (3):

$$\tau = G \left( \frac{\partial u}{\partial s} + \frac{\partial v}{\partial x} \right) = \vartheta^2 \frac{\partial^2 \Phi}{\partial s^2} + G(\theta' \omega' + \eta' y' + \zeta' z') \quad \left( \vartheta^2 = \frac{G}{E^*} \right). \quad (5)$$

Исключая  $\tau$ ,  $\theta'(x)$ ,  $\eta'(x)$  и  $\zeta'(x)$  из (2), (4) и (5), получим уравнение:

$$D(\Phi) = \frac{\partial^2 \Phi}{\partial x^2} + \vartheta^2 \frac{\partial^2 \Phi}{\partial s^2} - \frac{\vartheta^2}{\Delta} \left( \omega' \int_0^{2p} \frac{\partial^2 \Phi}{\partial s^2} H_\theta ds + y' \int_0^{2p} \frac{\partial^2 \Phi}{\partial s^2} H_\eta ds + z' \int_0^{2p} \frac{\partial^2 \Phi}{\partial s^2} H_\zeta ds \right) = \Psi(x, s); \quad (6)$$

$$\Psi(x, s) = -\frac{1}{\Delta} (M_x H_\theta + Q_y H_\eta + Q_z H_\zeta) - \int_0^s p_x ds + \frac{s}{2p} \int_0^{2p} p_x ds. \quad (7)$$

$H = H(s)$  — функции дуги  $s$ , определяемые из уравнений:

$$J_\rho H_\theta + K_z H_\eta + K_y H_\zeta = \omega' \Delta, \quad K_z H_\theta + L_z H_\eta + L_{yz} H_\zeta = y' \Delta, \quad (8)$$

$$K_y H_\theta + L_{yz} H_\eta + L_y H_\zeta = z' \Delta;$$

$$J_\rho = \int_0^{2p} \omega'^2 ds, \quad L_z = \int_0^{2p} y'^2 ds, \dots, \quad L_{yz} = \int_0^{2p} y' z' ds, \quad K_z = \int_0^{2p} \omega' z' ds, \dots \quad (9)$$

и  $\Delta$  — определитель системы уравнений (8):

$$\Delta = J_\rho (L_y L_z - L_{yz}^2) - (L_y K_z^2 - 2L_{yz} K_y K_z + L_z K_y^2). \quad (10)$$

§ 2. Отыскание решения однородного уравнения  $D(\Phi) = 0$  в форме  $\Phi(x, s) = X(x) S(s)$  приводит к уравнениям:

$$X'' - \vartheta^2 \lambda^2 X = 0, \quad S'' + \lambda^2 S = \frac{1}{\Delta} (T_\theta \omega' + T_\eta y' + T_\zeta z'). \quad (11)$$

Здесь  $\lambda$  — параметр и  $T$  — постоянные:

$$T_\theta = \int_0^{2p} S''(s) H_\theta(s) ds, \quad T_\eta = \int_0^{2p} S''(s) H_\eta(s) ds,$$

$$T_\zeta = \int_0^{2p} S''(s) H_\zeta(s) ds. \quad (12)$$

Граничные условия для функций  $S(s)$  для замкнутого и открытого контуров, соответственно, будут:

$$S(s + 2p) = S(s), \quad S(0) = S(2p). \quad (13)$$

Из (11) и (12) следует, что либо  $\lambda^2 = 0$ , либо

$$\int_0^{2p} S(s) \omega'(s) ds = \int_0^{2p} S(s) y'(s) ds = \int_0^{2p} S(s) z'(s) ds = 0. \quad (14)$$

Решения уравнений (11) при  $\lambda = 0$  суть линейные функции  $x$  и  $s$  и функции  $S_\Omega(s)$ ,  $S_{y_0}(s)$  и  $S_{z_0}(s)$ , удовлетворяющие условиям (13):

$$S_{\Omega}(s) = \int_0^s \Omega(s) ds, \quad S_{y_0}(s) = \int_0^s z_0(s) ds, \quad S_{z_0}(s) = \int_0^{2p} y_0(s) ds; \quad (15)$$

$$\Omega(s) = \omega_{\theta}(s) - \frac{J_{\omega_0 z_0}}{J_{z_0}} y_0(s) - \frac{J_{\omega_0 y_0}}{J_{y_0}} z_0(s) - \frac{S_{\omega_0}}{2p}; \quad (16)$$

$$J_{z_0} = \int_0^{2p} y_0^2 ds, \dots, \quad J_{\omega_0 z_0} = \int_0^{2p} \omega_0 y_0 ds, \dots, \quad S_{\omega_0} = \int_0^{2p} \omega_0 ds. \quad (17)$$

Индексы 0 здесь и далее означают, что соответствующие величины отнесены к главным центральным осям  $y_0 z_0$ . Для оболочки с замкнутым контуром  $S_{\Omega}(s) = 1$ .

Решения уравнений (11) при  $\lambda \neq 0$ :

$$X(x, \lambda) = e^{\pm \delta \lambda x}, \quad S(s, \lambda) = \frac{1}{\Delta} (T_{\theta} \omega^* + T_{\eta} y^* + T_z z^*). \quad (18)$$

Для замкнутого и открытого контуров функции  $\omega^*$  при  $\lambda \neq \pi m / p$ , где  $m = 1, 2, 3, \dots$ , будут, соответственно\*:

$$\omega^* = \frac{1}{2\lambda \sin \lambda p} \int_s^{s+2p} \omega'(t) \cos \lambda(s+p-t) dt, \quad (19)$$

$$\omega^* = \frac{1}{\lambda} \left[ \int_0^s \omega'(t) \sin \lambda(s-t) dt - \frac{\sin \lambda s}{\sin 2\lambda p} \int_0^{2p} \omega'(s) \sin \lambda(2p-s) ds \right], \quad (20)$$

и аналогично для  $y^*$  и  $z^*$ .

Внося значение  $S(s, \lambda)$  (18) в уравнение (14), получим

$$J_{\rho}^* T_{\theta} + K_z^* T_{\eta} + K_y^* T_z = 0, \quad K_z^* T_{\theta} + L_z^* T_{\eta} + L_{yz}^* T_z = 0, \quad (21)$$

$$K_y^* T_{\theta} + L_{yz}^* T_{\eta} + L_y^* T_z = 0.$$

$$J_{\rho}^*(\lambda) = \int_0^{2p} \omega^* \omega' ds, \quad L_z^*(\lambda) = \int_0^{2p} y^* y' ds, \dots$$

$$L_{yz}^*(\lambda) = \int_0^{2p} y^* z' ds = \int_0^{2p} z^* y' ds, \quad K_z^*(\lambda) = \int_0^{2p} \omega^* y' ds = \int_0^{2p} y^* \omega' ds, \dots \quad (22)$$

Система уравнений (21) дает для  $T$  значения, отличные от нуля при условии равенства нулю ее определителя  $\Delta^*(\lambda)$ :

$$\Delta^*(\lambda) = J_{\rho}^* (L_y L_z^* - L_{yz}^{*2}) - (L_y K_z^{*2} - 2L_{yz}^* K_y^* K_z^* + L_z^* K_y^{*2}) = 0. \quad (23)$$

При этом  $T$  определяются с точностью до произвольного множителя, который выбирается так, чтобы функция  $S'(s, \lambda)$  была нормированной.

Уравнением (23) определяется бесконечная последовательность собственных чисел  $\lambda$ :  $\lambda_1, \lambda_2, \dots, \lambda_k, \dots$ . Следовательно, определяется и бесконечная последовательность собственных функций  $S_k(s) = S(s, \lambda_k)$ . Функции  $S_k(s)$  инвариантны по отношению к переносу и повороту осей координат  $yOz$ . Системы функций  $S_k(s)$  и их производных  $S_k'(s)$  в интервале от 0 до  $2p$  ортогональны и нормированы:

\* Для сечений, имеющих оси симметрии, кроме решений (19) и (20) существуют решения, соответствующие значениям  $\lambda = \pi m / p$ .

$$\int_0^{2p} S_g S_j ds = \int_0^{2p} S'_g S'_j ds = 0 \quad (g \neq j), \quad \int_0^{2p} S_k^2 ds = \lambda_k^2 \int_0^{2p} S_k^2 ds = 1. \quad (24)$$

§ 3. Общее решение неоднородного уравнения (6) имеет вид:

$$\Phi(x, s) = \frac{S_\Omega(s)}{J_\Omega} \int_0^x M_\Omega dx + \frac{S_{y_0}(s)}{J_{y_0}} \int_0^x M_{y_0} dx + \frac{S_{z_0}(s)}{J_{z_0}} \int_0^x M_{z_0} dx + \sum_{k=1}^{\infty} X_k S_k, \quad (25)$$

$$M_\Omega = M_{\omega_0} - \frac{J_{\omega_0 y_0}}{J_{y_0}} M_{y_0} - \frac{J_{\omega_0 z_0}}{J_{z_0}} M_{z_0} - \frac{S_{\omega_0}}{2p} N, \quad J_\Omega = \int_0^{2p} \Omega^2 ds. \quad (26)$$

Для оболочки с замкнутым контуром первое слагаемое в правой части формулы (25) заменяется выражением

$$-\frac{1}{\Omega_{2p}} \int_0^x \left[ M_{x_0}(t) - \frac{J_{\omega_0 z_0}}{J_{z_0}} Q_{y_0}(t) - \frac{J_{\omega_0 y_0}}{J_{y_0}} Q_{z_0}(t) - \int_0^{2p} p_x(t, s) \Omega(s) ds \right] (x-t) dt. \quad (27)$$

Здесь, в формулах (25), (26) и (27),  $\Omega_{2p}$  — удвоенная площадь, ограниченная замкнутым контуром,  $M_\Omega(x)$  — главный бимомент,  $M_{\omega_0}(x)$ ,  $M_{y_0}(x)$ ,  $M_{z_0}(x)$  — соответственно, бимомент (1) и изгибающие моменты относительно главных центральных осей  $y_0 z_0$ :

$$M_{\omega_0}(x) = \int_0^{2p} \sigma_x \omega_0 ds, \quad M_{y_0}(x) = \int_0^{2p} \sigma_x z_0 ds, \quad M_{z_0}(x) = \int_0^{2p} \sigma_x y_0 ds; \quad (28)$$

$$M_{\omega_0} = M_{x_0} - \int_0^{2p} p_x \omega_0 ds, \quad M_{y_0} = Q_{z_0} - \int_0^{2p} p_x z_0 ds, \quad M_{z_0} = Q_{y_0} - \int_0^{2p} p_x y_0 ds. \quad (29)$$

Функция  $X_k(x)$  определяется из уравнения:

$$X_k'' - \theta^2 \lambda_k^2 X_k = - \int_0^{2p} \Psi S_k'' ds = \frac{1}{\Delta} (T_\theta M_x + T_\eta Q_y + T_\zeta Q_z) - \int_0^{2p} p_x S_k ds. \quad (30)$$

Для составления граничных условий на торцах воспользуемся тем, что выражение (25) есть разложение  $\Phi(x, s)$  в ряд по функциям  $S_\Omega(s)$ ,  $S_{y_0}(s)$ ,  $S_{z_0}(s)$  и  $S(s, \lambda_k)$ , поэтому:

$$X_k(x) = - \int_0^{2p} \Phi S_k'' ds = E^* \int_0^{2p} u S_k' ds \quad \text{или} \quad X_k'(x) = \int_0^{2p} \sigma_x S_k' ds. \quad (31)$$

На каждом из торцов могут быть заданы либо продольные смещения, либо нормальные напряжения. Поэтому, используя (31), получим граничные условия для функций  $X_k(x)$ :

$$X_k(0) = E^* \int_0^{2p} u(0, s) S_k' ds \quad \text{и} \quad X_k'(0) = \int_0^{2p} \sigma_x(0, s) S_k' ds, \quad (32)$$

и аналогично для торца  $x=l$ .

Формулами (32) исчерпывается решение поставленной задачи.

Поступило  
28 IV 1948

#### ЦИТИРОВАННАЯ ЛИТЕРАТУРА

<sup>1</sup> В. З. Власов, Тонкостенные упругие стержни, 1940.