

УДК 539.3

© 1994 г. Н. Х. АРУТЮНЯН

О КОНТАКТНОМ ВЗАИМОДЕЙСТВИИ УПРУГОГО КОЛЬЦА  
С УПРУГИМ ЦИЛИНДРОМ

Рассматривается осесимметричная контактная задача об обжатии бесконечного кругового цилиндра упругим кольцом, насаженным на цилиндр с натягом (фигура). Получена формула, определяющая контактное давление в зависимости от величины натяга.

Пусть  $C = \{0 \leq r \leq R, 0 \leq \varphi \leq 2\pi, -\infty < z < \infty\}$  — бесконечный цилиндр с модулем сдвига  $G$  и коэффициентом Пуассона  $\nu$ , а  $H = \{R_1 \leq r \leq R_2, 0 \leq \varphi \leq 2\pi, -h \leq z \leq h\}$  — упругое кольцо с модулем сдвига  $G_1$  и коэффициентом Пуассона  $\nu_1$ , причем  $h$  мало по сравнению с радиусом цилиндра  $R$  и значением  $R_2 - R_1$ , а величина  $\delta = R - R_1$  положительна и имеет порядок упругого перемещения в линейной теории.

При контактном взаимодействии цилиндра  $C$  с насаженным на него кольцом  $H$  величину  $\delta$  будем называть натягом. Считаем, что контакт кольца и цилиндра является гладким, то есть возникает только нормальное контактное давление  $p(z)$ , а в области контакта  $\{r = R, 0 \leq \varphi \leq 2\pi, -h \leq z \leq h\}$  разность средних по  $z$  радиальных перемещений точек кольца и цилиндра дает  $\delta$ , то есть условие контакта кольца и цилиндра имеет вид

$$\langle u \rangle_H - \langle u \rangle_C = \delta \quad \left( \langle u \rangle = \frac{1}{2h} \int_{-h}^h u(z) dz \right) \quad (1)$$

Рассмотрим осесимметричную задачу для цилиндра  $C$ . Пусть  $\Phi(r, z)$  — бигармоническая функция Лява [1], тогда

$$\Delta^2 \Phi(r, z) = 0 \quad (0 \leq r \leq R, |z| < \infty) \quad (2)$$

Поля смещений и напряжений определяются через функцию  $\Phi(r, z)$  следующим образом:

$$2Gu = -\frac{\partial^2 \Phi}{\partial r \partial z}, \quad 2Gw = \left[ 2(1 - \nu) \Delta - \frac{\partial^2}{\partial z^2} \right] \Phi + \text{const} \quad (3)$$

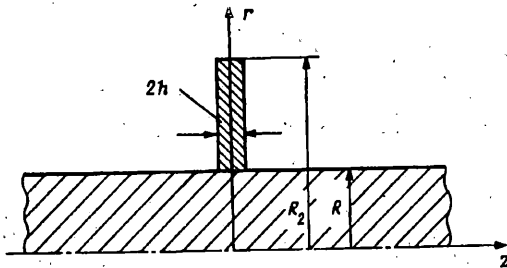
$$\tau_{rz} = \frac{\partial}{\partial r} \left[ (1 - \nu) \Delta - \frac{\partial^2}{\partial z^2} \right] \Phi, \quad \sigma_z = \frac{\partial}{\partial z} \left[ (2 - \nu) \Delta - \frac{\partial^2}{\partial z^2} \right] \Phi$$

$$\sigma_r = \frac{\partial}{\partial z} \left[ \nu \Delta - \frac{\partial^2}{\partial r^2} \right] \Phi, \quad \sigma_\varphi = \frac{\partial}{\partial z} \left[ \nu \Delta - \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} \right] \Phi$$

$$\Delta = \frac{\partial^2}{\partial r^2} + \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} + \frac{\partial^2}{\partial z^2}$$

Граничные условия имеют вид

$$\sigma_r = -p(z) H(h - z) H(h + z), \quad \tau_{rz} = 0 \quad (r = R, |z| < \infty) \quad (4)$$



где  $H(x)$  — функция Хевисайда.

Применим к уравнению (2) и условиям (4) преобразование Фурье по  $z$ :

$$\Phi_\lambda(r) = \int_{-\infty}^{\infty} \Phi(r, z) e^{\lambda z} dz, \quad \Phi(r, z) = \frac{1}{2\pi} \int_{-\infty}^{\infty} \Phi_\lambda(r) e^{-\lambda z} d\lambda \quad (5)$$

и в результате приходим к одномерной краевой задаче

$$\left( \frac{d^2}{dr^2} + \frac{1}{r} \frac{d}{dr} - \lambda^2 \right)^2 \Phi_\lambda(r) = 0, \quad 0 \leq r \leq R \quad (6)$$

$$i\lambda \left[ (\nu - 1) \frac{d^2}{dr^2} + \frac{\nu}{r} \frac{d}{dr} - \nu\lambda^2 \right] \Phi_\lambda(R) = p_\lambda, \quad p_\lambda = \int_{-h}^h p(z) e^{\lambda z} dz$$

$$\left[ (1 - \nu) \frac{d^3}{dr^3} + \frac{1 - \nu}{r} \frac{d^2}{dr^2} + \left( \nu\lambda^2 - \frac{1 - \nu}{r^2} \right) \frac{d}{dr} \right] \Phi_\lambda(R) = 0$$

Решение этой задачи с учетом того, что точка  $r=0$  — точка регулярности функции  $\Phi_\lambda(r)$ , имеет вид

$$\Phi_\lambda(r) = \frac{-iR p_\lambda [ -(\kappa + I_1^\circ + \lambda R I_0^\circ) I_0(\lambda r) + I_1^\circ \lambda r I_1(\lambda r) ]}{\lambda^2 d(\lambda)} \quad (7)$$

$$d(\lambda) = \lambda^2 R^2 (I_0^{\circ 2} - I_1^{\circ 2}) - \kappa_+ I_1^{\circ 2}, \quad \kappa_+ = 2 - 2\nu$$

$$I_m^\circ = I_m(\lambda R) \quad (m = 0, 1)$$

где  $I_m(x)$  — функция Бесселя мнимого аргумента.

Учитывая формулу обращения (5), а также первое равенство в (3), приходим к выражению для радиальных смещений

$$u(r, z) = - \frac{R}{2\pi G} \int_{-\infty}^{\infty} \frac{p_\lambda e^{-\lambda z}}{d(\lambda)} [(\lambda R I_0^\circ + \kappa + I_1^\circ) I_1(\lambda r) - \lambda r I_1^\circ I_0(\lambda r)] d\lambda \quad (8)$$

С помощью (8) найдем при  $r = R$ :

$$\langle u \rangle_C = - \frac{R}{2\pi \theta} \int_{-\infty}^{\infty} \frac{p_\lambda I_1^{\circ 2} \sin \lambda h}{\lambda h d(\lambda)} d\lambda \quad \left( \theta = \frac{G}{1 - \nu} \right) \quad (9)$$

Из решения задачи Ламе [2] в случае обобщенного плоского напряженного состояния для кольца  $H$  получим

$$\langle u \rangle_H = \frac{\langle p \rangle R^3}{2G_1 (R_2^2 - R^2)} \left( \frac{1 - \nu_1}{1 + \nu_1} \frac{r}{R} + \frac{R_2^2}{rR} \right) \quad (10)$$

где  $\langle p \rangle$  — среднее по  $z$  значение контактного давления. Из (10) найдем  $\langle u \rangle_H$  в области контакта, то есть при  $r = R$ .

Для окончательного решения задачи необходимо определить характер распределения контактных давлений. Заметим, что в окрестности точек  $z = \pm h$  контактное давление соответственно имеет вид

$$p(z) \sim A_i r_i^{\alpha-1} \quad (A_i = \text{const}, i = 1, 2) \quad (11)$$

$$r_1 = h - z, \quad r_2 = h + z$$

где величина  $\alpha$  определяется из решения [3] плоской задачи о взаимодействии без трения упругих четвертьплоскости с постоянными  $G_1, \nu_1$  и полуплоскости с постоянными  $G, \nu$ , причем  $\alpha$  является функцией безразмерного параметра  $n = \theta_1/\theta$ ,  $\theta_1 = G_1(1 - \nu_1)^{-1}$ . При  $n = 0$  величина  $\alpha = 1$ , при  $n \rightarrow \infty$  величина  $\alpha = 1/2$ , в общем случае график зависимости  $\alpha$  от  $n$  имеется в работе [4]. Еще известно, когда жесткость цилиндра намного больше жесткости кольца ( $n = 0$ ), то согласно [2]  $p(z) = B = \text{const}$ , а когда жесткость кольца намного больше жесткости цилиндра ( $n \rightarrow \infty$ ), то при малых значениях  $h/R$  имеет место зависимость  $p(z) = C(r_1 r_2)^{-1/2}$ ,  $C = \text{const}$  [5].

С учетом всего сказанного при произвольном  $n$  примем, что

$$p(z) = D(r_1 r_2)^{\alpha-1} = D(h^2 - z^2)^{\alpha-1} \quad (D = \text{const}) \quad (12)$$

тогда найдем

$$p_\lambda = D \sqrt{\pi} \left( \frac{2h}{\lambda} \right)^{\alpha-1/2} \Gamma(\alpha) J_{\alpha-1/2}(\lambda h) = D f_1(\lambda, h, \alpha) \quad (13)$$

$$\langle p \rangle = D \frac{\sqrt{\pi}}{2} h^{2(\alpha-1)} \frac{\Gamma(\alpha)}{\Gamma(\alpha + 1/2)} = D f_2(h, \alpha)$$

где  $\Gamma(x)$  — гамма-функция,  $J_\nu(x)$  — функция Бесселя.

Подставляя (9), (10) при  $r = R$  и (13) в условие контакта (1), для постоянной  $D$  в (12) получим выражение

$$D = \delta \left[ \frac{f_2(h, \alpha) R^3}{2G_1(R_2^2 - R^2)} \left( \frac{1 - \nu_1}{1 + \nu_1} + \frac{R_2^2}{R^2} \right) + \frac{R}{2\pi\theta} \int_{-\infty}^{\infty} \frac{f_1(\lambda, h, \alpha) I_1^{\alpha^2} \sin \lambda h}{\lambda h d(\lambda)} d\lambda \right]^{-1} \quad (14)$$

Итак, при заданном натяге  $\delta$  по формулам (12), (14) может быть рассчитано контактное давление, а затем напряженно-деформированное состояние цилиндра и кольца.

#### СПИСОК ЛИТЕРАТУРЫ

1. Ляв А. Математическая теория упругости. М.: ОНТИ, 1935. 676 с.
2. Кац А. М. Теория упругости. М.: ГИТТЛ, 1956. 208 с.
3. Theocaris P. S., Gdoutos E. E. Stress singularities at vertices of composite plates with smooth or rough interfaces // Arch. of Mech. 1976. V. 28. No. 4. P. 693—704.
4. Александров В. М., Гришин С. А., Коваленко Е. В. Контактное взаимодействие толстой плиты с упругим слоем большой толщины // Изв. АН СССР. МТТ. 1985. № 5. С. 64—69.
5. Александров В. М. Осесимметричная контактная задача для упругого бесконечного цилиндра // Изв. АН СССР. ОТН. Механика и машиностроение. 1962. № 5. С. 91—94.