

М. И. РОЗОВСКИЙ

**УДАР ЦИЛИНДРА О ПОВЕРХНОСТЬ СРЕДЫ, МЕХАНИЧЕСКИЕ  
СВОЙСТВА КОТОРОЙ МЕНЯЮТСЯ ВО ВРЕМЕНИ**

(Представлено академиком С. Л. Соболевым 3 V 1948)

1. Абсолютно жесткий прямой круговой цилиндр ударяется торцевой плоскостью о поверхность среды, механические свойства которой меняются во времени, с начальной скоростью  $v_0$ . Силой тяжести пренебрегаем. Предполагается, что цилиндр свободно скользит по поверхности среды. Требуется определить смещения и напряжения в подставке, а также силу сопротивления удару.

Смещение  $q(t)$  цилиндра определяется из уравнения

$$m\ddot{q}(t) = F(q, t), \quad (1)$$

где  $F(q, t)$  — полная сила сопротивления среды погружению цилиндра, действующая со стороны среды на цилиндр.

Начальные условия:  $q(0) = 0, \quad \dot{q}(0) = v_0.$  (2)

Материал подставки подчиняется закону <sup>(1)</sup>, связывающему величины напряжений, деформаций и времени:

$$\tau_{ii} = \lambda \theta(t) + 2\mu e_{ii}(t) - \int_0^t [\varphi(t, \tau) \theta(\tau) + 2\psi(t, \tau) e_{ii}(\tau)] d\tau, \quad (3)$$

$$\tau_{ij} = \mu e_{ij}(t) - \int_0^t \psi(t, \tau) e_{ij}(\tau) d\tau, \quad (4)$$

где  $\lambda, \mu$  — мгновенные коэффициенты Ламе,  $\varphi(t, \tau)$  и  $\psi(t, \tau)$  — функции воздействия,  $\theta = e_{11} + e_{22} + e_{33}$ . Компоненты тензора напряжений  $\tau_{ii}, \tau_{ij}$  и тензора деформаций  $e_{ii}, e_{ij}$  суть функции  $x, y, z$  и  $t$ .

Подставка занимает все полупространство  $z > 0$ . Начало координат находится в центре нижней поверхности цилиндра, оси  $x$  и  $y$  направлены вдоль поверхности подставки, а  $z$  перпендикулярно ей вниз.

Задача сводится к нахождению решения уравнения

$$(\lambda + \mu) \text{grad } \theta(t) + \mu \vec{u}(t) - \int_0^t \{[\varphi(t, \tau) + \psi(t, \tau)] \text{grad } \theta(\tau) + \\ + \psi(t, \tau) \Delta \vec{u}(\tau)\} d\tau = 0, \quad (5)$$

удовлетворяющего граничным условиям:

при  $z = 0 \quad \frac{\partial w}{\partial x} + \frac{\partial u}{\partial z} = 0, \quad \frac{\partial v}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial y} = 0;$  (6)

при  $z=0$  и  $x^2 + y^2 \geq a^2$

$$\lambda \theta + 2\mu \frac{\partial w}{\partial z} - \int_0^t \left[ \varphi(t, \tau) \theta(\tau) + 2\psi(t, \tau) \frac{\partial w}{\partial z} \right] d\tau = 0; \quad (7)$$

при  $z=0$  и  $x^2 + y^2 < a^2$   $w = q(t)$ . (8)

Здесь  $\vec{u}(u, v, w)$  — вектор смещения;  $u, v, w$  — его составляющие по осям  $x, y, z$ ;  $a$  — радиус цилиндра. Смещение цилиндра  $q(t)$  удовлетворяет уравнению (1) и начальным условиям (2). Принимая

$$u = \varphi_1 + z \partial \Phi / \partial x, \quad v = \varphi_2 + z \partial \Phi / \partial y, \quad w = \varphi_3 + z \partial \Phi / \partial z, \quad (9)$$

где  $\varphi_1, \varphi_2, \varphi_3, \Phi$  — гармонические функции, находим, что уравнение (5) и граничные условия будут удовлетворены, если

$$\varphi_1 = \frac{-2\mu}{\pi(\gamma + 2\mu)} \frac{x}{r} \left[ q(t) + \frac{\lambda + \mu}{\lambda} \int_0^t Q(t, s) q(s) ds \right] \int_0^\infty \frac{\sin(ax)}{\alpha} J_1(ax) e^{-az} d\alpha;$$

$\varphi_2$  получается из  $\varphi_1$  заменой  $x$  на  $y$ ;

$$\varphi_3 = \frac{2q}{\pi} \int_0^\infty \frac{\sin(ax)}{\alpha} J_0(ax) e^{-az} d\alpha \quad \Phi = -\frac{\lambda + \mu}{\lambda + 2\mu} \left[ \varphi_3 - \int_0^t Q(t, s) \varphi_3(s) ds \right], \quad (10)$$

где

$$Q(t, s) = Q_3(t, s) - R_3(t, s) + \int_s^t R_3(t, \tau) Q_3(\tau, s) d\tau,$$

$$Q_3(t, s) = Q_2(t, s) - R_1(t, s) + \int_s^t R_1(t, \tau) Q_2(\tau, s) d\tau,$$

$$Q_1(t, s) = \frac{\varphi(t, s) + 3\psi(t, s)}{\lambda + 3\mu}, \quad Q_2(t, s) = \frac{\varphi(t, s) + \psi(t, s)}{\lambda + \mu},$$

где  $R_1(t, s)$  и  $R_3(t, s)$  — резольвенты ядер  $Q_1(t, s)$  и  $\frac{\lambda + \mu}{2(\lambda + 2\mu)} Q_3(t, s)$ .

Выражение для объемного расширения будет:

$$\Theta = \frac{2\mu}{\lambda + 2\mu} \left[ \frac{\partial \varphi_3}{\partial z} - \int_0^t K(t, s) \frac{\partial \varphi_3}{\partial z} ds \right], \quad (11)$$

где  $K(t, s) = Q(t, s) + \frac{\lambda + 3\mu}{2\mu} Q_4(t, s) - \frac{\lambda + 3\mu}{2\mu} \int_s^t Q_4(t, \tau) Q(\tau, s) d\tau,$

$$Q_4(t, s) = Q_1(t, s) - R_2(t, s) + \int_s^t R_2(t, \tau) Q_1(\tau, s) d\tau,$$

где  $R_2(t, s)$  — резольвента ядра  $Q_2(t, s)$ .

Сила  $F$ , действующая со стороны среды на цилиндр, будет

$$F = -\frac{8\mu(\lambda + \mu)a}{\lambda + 2\mu} \left[ q(t) - \int_0^t P(t, s) q(s) ds \right], \quad (12)$$

где

$$P(t, s) = Q_2(t, s) - \frac{1}{\mu} \left[ \mu Q(t, s) - \int_s^t \psi(t, \tau) Q(\tau, s) d\tau \right] +$$

$$+ \frac{1}{\lambda + \mu} \left[ \lambda K(t, s) - \int_s^t \varphi(t, \tau) K(\tau, s) d\tau \right].$$

Для определения  $q(t)$  подставим в (1) вместо  $F$  выражение (12):

$$m\ddot{q}(t) + \nu \left[ q(t) - \int_0^t P(t, s) q(s) ds \right] = 0, \quad \text{где } \nu = \frac{8\mu(\lambda + \mu)a}{\lambda + 2\mu}. \quad (13)$$

Пользуясь методом, примененным нами в статье (2), найдем решение уравнения (13), удовлетворяющее начальным условиям (2):

$$q(t) = v_0 \left( t - \int_0^t W(t, \tau) f(\tau) d\tau \right), \quad (14)$$

где  $W(t, \tau) = t - \tau - \int_\tau^t (t - \tau) N(s, \tau) ds$ ,  $f(t) = \frac{\nu}{m} \left( t - \int_0^t \tau P(t, \tau) d\tau \right)$ ;

$$N(t, \tau) - \text{резольвента ядра } \frac{\nu}{m} \left( t - \tau - \int_\tau^t P(t, s) (s - \tau) ds \right).$$

Принимая во внимание (10), получим, согласно (9), формулы для смещений  $u$ ,  $v$ ,  $w$  и затем, с помощью формул (3) и (4) и выражения для  $\Theta$  из (11), получим формулы для компонентов напряжений. При этом, надлежит всюду вместо  $q$  подставить его выражение из (14).

Формулы для смещений и напряжений будут:

$$u_r = -f_1(t), \quad u_z = f_2(t), \quad \tau_{rr} = -2\mu f_3(t), \quad \tau_{zz} = -2\mu f_4(t), \quad \tau_{zr} = \mu f_5(t),$$

где

$$f_i(t) = \frac{2v_0}{\pi(\lambda + 2\mu)} \left\{ A_i(t) - \int_0^t \left[ \tau \Phi_i(t, \tau) + \right. \right.$$

$$\left. \left. + \left( W(t, \tau) - \int_\tau^t \Phi_i(t, s) W(s, \tau) ds \right) f(\tau) \right] d\tau \right\} \quad (i = 1, 2, 3, 4, 5),$$

$$A_1 = \int_0^\infty \left[ \frac{\mu}{\alpha} - (\lambda + \mu)z \right] \sin(\alpha x) J_1(\alpha r) e^{-\alpha z} d\alpha,$$

$$A_2 = \int_0^\infty \left[ \frac{\lambda + 2\mu}{\alpha} + (\lambda + \mu)z \right] \sin(\alpha r) J_0(\alpha r) e^{-\alpha z} d\alpha,$$

$$A_3 = \frac{\partial A_1}{\partial r} + \lambda \int_0^\infty \sin(\alpha x) J_0(\alpha r) e^{-\alpha z} d\alpha,$$

$$A_5 = \frac{\partial A_2}{\partial r} - \frac{\partial A_1}{\partial z}, \quad \Phi_1(t, \tau) = B_1 Q(t, \tau), \quad \Phi_2(t, \tau) = B_2 Q(t, \tau),$$

$$\Phi_3(t, \tau) = \frac{1}{\mu} \psi(t, s) \frac{\partial A_1}{\partial r} + \left[ Q(t, \tau) - \frac{1}{\mu} \int_\tau^t Q(s, \tau) ds \right] \frac{\partial B_1}{\partial r} +$$

$$+ \left[ \lambda K(t, \tau) - \int_\tau^t \varphi(t, s) K(s, \tau) ds + \varphi(t, \tau) \right] \int_0^\infty \lambda \sin(\alpha x) J_0(\alpha r) e^{-\alpha z} d\alpha,$$

$A_4$  получается из  $A_3$  заменой  $\partial A_1/\partial r$  на  $\partial A_2/\partial z$ , а  $\Phi_4(t, \tau)$  из  $\Phi_3(t, \tau)$  заменой  $\partial B_1/\partial r$  на  $-\partial B_2/\partial z$ ,

$$\begin{aligned} \Phi_5(t, \tau) &= \frac{1}{\mu} \left( \frac{\partial A_2}{\partial r} - \frac{\partial A_1}{\partial z} \right) \psi(t, \tau) + \\ &+ \left( \frac{\partial B_2}{\partial r} - \frac{\partial B_1}{\partial z} \right) \left( Q(t, \tau) - \frac{1}{\mu} \int_{\tau}^t \psi(t, s) Q(s, \tau) ds \right), \\ B_1 &= -\frac{\lambda + \mu}{\lambda} \int_0^{\infty} \left( \frac{\mu}{\alpha} + \lambda z \right) \sin(\alpha x) J_1(\alpha r) e^{-\alpha z} d\alpha, \\ B_2 &= z(\lambda + \mu) \int_0^{\infty} \sin(\alpha x) J_0(\alpha r) e^{-\alpha z} d\alpha. \end{aligned}$$

2. Пусть  $\varphi(t, \tau) \equiv 0$ ,  $\psi(t, \tau) = \alpha G e^{-\beta(t-\tau)}$ . Здесь  $G = \mu$  — мгновенный модуль сдвига,  $\alpha = G_2/G\tau_2$ ,  $\beta = 1/\tau_2$ , где  $\tau_2$  — время релаксации,  $G_2$  — девиационный модуль сдвига;  $\tau_2 = \eta_2/G_2$ ,  $G_2 = G - G_1$ , где  $\eta_2$  — обратимая вязкость,  $G_1$  — статический модуль сдвига.

В рассматриваемом случае материал подставки представляет собой упруго-вязкую среду с обратимой сдвиговой текучестью  $\lambda$  (по Я. И. Френкелю<sup>3</sup>). Уравнение (13) примет вид:

$$m\ddot{q}(t) + \nu \left[ q(t) - \int_0^t (\gamma_1 e^{-\beta(t-s)} + \gamma_2 e^{-\beta_1(t-s)}) q(s) ds \right] = 0, \quad (15)$$

$$\text{где } \beta_1 = \beta - \alpha + \frac{\alpha\lambda}{\lambda + 2G}, \quad \gamma_1 = \frac{\alpha(\lambda + 2G)}{2(\lambda + G)}, \quad \gamma_2 = \frac{\alpha\lambda^2}{2(\lambda + G)(\lambda + 2G)}.$$

Решение уравнения (15), удовлетворяющее начальным условиям (2):

$$q(t) = \sum_{i=1}^4 c_i e^{r_i t}, \quad (16)$$

где  $r_i$  определяется из уравнения

$$r^4 + a_1 r^3 + a_2 r^2 + a_3 r + a_4 = 0, \quad (17)$$

$$\text{где } a_1 = \beta + \beta_1, \quad a_2 = \beta\beta_1 + \frac{\nu}{m}, \quad a_3 = \frac{\nu}{m} \left[ 2(\beta - \alpha) + \frac{\alpha\lambda}{\lambda + G} \right],$$

$$a_4 = \frac{\nu}{m} (\beta - \alpha) \left( \beta - \alpha + \frac{\alpha\lambda}{\lambda + G} \right).$$

Все коэффициенты уравнения (17) положительны, поэтому оно не будет иметь положительных корней. Глубина погружения цилиндра  $q$  будет с течением времени убывать колебательно или чисто аperiodически. Сила сопротивления удару:

$$F = -\frac{8G(\lambda + G)a}{\lambda + 2G} \sum_{i=1}^4 c_i \left( 1 - \frac{\gamma_1}{\beta + r_i} - \frac{\gamma_2}{\beta_1 + r_i} \right) e^{r_i t}.$$

Поступило  
14 IV 1948

#### ЦИТИРОВАННАЯ ЛИТЕРАТУРА

- <sup>1</sup> V. Volterra, Theory of Functionals and of Integral and Integro-diff. Equations, London, 1931. <sup>2</sup> М. И. Розовский, Прикладн. матем. и мех., **11**, 3 (1947). <sup>3</sup> Я. И. Френкель, Кинетическая теория жидкостей, изд. АН СССР, 1945.