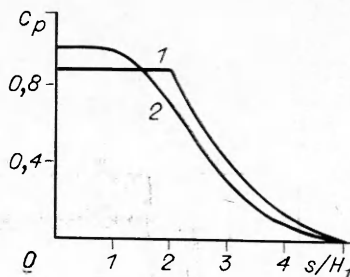


имеют вид, аналогичный уравнениям (1.3) — (1.6), причем, как легко показать, получаются из последних предельным переходом при условиях  $t_0 \rightarrow 0^-$ ,  $u_0 \rightarrow 0^+$ , которые равносильны условию  $\kappa \rightarrow -1$ .

При  $\kappa \rightarrow -1$  модуль скорости  $v_0^+$  на границе застойной зоны  $FC$  стремится к нулю, поэтому длина дуги  $FC$  также стремится к нулю, значит,  $t_0 \rightarrow 0^-$ . Как следует из (1.8), при этом  $u_0 \rightarrow 0^+$ , поэтому длина дуги  $CE$  стремится к нулю.

Таким образом, в случае разных констант Бернулли при  $\kappa \rightarrow -1$  размеры застойной зоны неограниченно уменьшаются, она стягивается в точку, а схема течения с застойной зоной переходит в схему течения с точкой возврата граничной линии тока.

Автор выражает благодарность Л. И. Седову и В. П. Карликову за внимание и полезные обсуждения результатов работы.



Р и с. 4

#### ЛИТЕРАТУРА

1. Кинеловский С. А., Тришин Ю. А. Симметричное соударение двухслойных струй идеальной несжимаемой жидкости // ПМТФ.— 1980.— № 2.
2. Седов Л. И. Новые методы и новые направления механики сплошной среды // Нерешенные задачи механики и прикладной математики.— М.: Изд-во МГУ, 1977.
3. Шурыгин В. М. Аэродинамика тел со струями.— М.: Машиностроение, 1977.
4. Лукерченко Н. Н. Соударение плоских струй, имеющих различные скоростные напоры, с образованием застойной зоны: Реферат // ПТО.— 1981.— № 6. Рукопись деп. в ЦНТИ «Поиск», № 035—2675.
5. Лукерченко Н. Н. Соударение двух струй с образованием застойной зоны // Вестн. МГУ. Сер. 1. Математика, механика.— 1978.— № 5.

г. Москва

Поступила 21/II 1989 г.,  
в окончательном варианте — 4/V 1989 г.

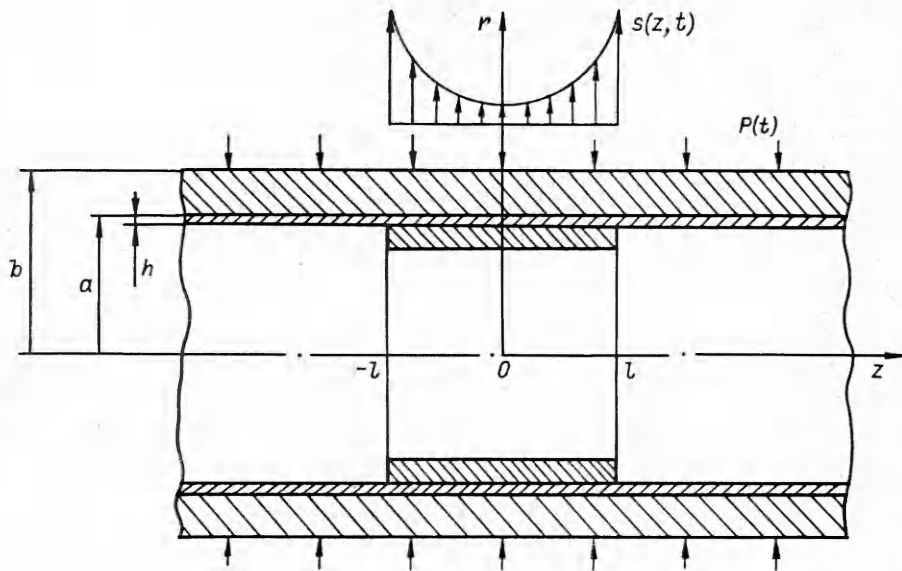
УДК 539.376

А. В. Манжиров, В. А. Черныш

### КОНТАКТНАЯ ЗАДАЧА ДЛЯ СЛОИСТОГО НЕОДНОРОДНОГО СТАРЕЮЩЕГО ЦИЛИНДРА, ПОДКРЕПЛЕННОГО ЖЕСТКИМ КОЛЬЦОМ

**1. Постановка задачи.** Исследуем контактное взаимодействие жесткого подкрепляющего кольца с двухслойным вязкоупругим неоднородным стареющим цилиндром, находящимся под действием внешнего давления. Полагаем, что слои цилиндра изготовлены из разных материалов, в разные моменты времени. Наружный слой внутреннего радиуса  $a$  и наружного  $b$  изготовлен в момент времени  $\tau_1$ , внутренний слой толщины  $h$  — в момент  $\tau_2$ , причем  $h$  гораздо меньше характерного размера области контакта  $l$  и внутреннего радиуса двухслойного цилиндра ( $a - h$ ). Между слоями осуществляется гладкий контакт. В момент времени  $\tau_0$  в цилиндре устанавливается с натягом  $\delta_0$  жесткое кольцо с профилем поверхности  $g(z)$  и подается внешнее давление  $P(t)$ . Считаем, что кольцо находится на достаточном расстоянии от торцов цилиндра и их влиянием на напряженное состояние под самим кольцом можно пренебречь. Торцы закрыты жесткими заглушками, устраняющими их осевое перемещение (рис. 1).

© 1990 Манжиров А. В., Черныш В. А.



Р и с. 1

В цилиндрической системе координат имеем следующие уравнения состояния [1—3]:

$$\begin{aligned}
 (1.1) \quad \sigma_r^{(i)} &= \frac{E_i(t - \tau_i)}{(1 - 2\nu_i)(1 + \nu_i)} (\mathbf{I} + \mathbf{N}_i) [(1 - \nu_i) \varepsilon_r^{(i)} + \nu_i (\varepsilon_\theta^{(i)} + \varepsilon_z^{(i)})], \\
 \sigma_\theta^{(i)} &= \frac{E_i(t - \tau_i)}{(1 - 2\nu_i)(1 + \nu_i)} (\mathbf{I} + \mathbf{N}_i) [(1 - \nu_i) \varepsilon_\theta^{(i)} + \nu_i (\varepsilon_z^{(i)} + \varepsilon_r^{(i)})], \\
 \sigma_z^{(i)} &= \frac{E_i(t - \tau_i)}{(1 - 2\nu_i)(1 + \nu_i)} (\mathbf{I} + \mathbf{N}_i) [(1 - \nu_i) \varepsilon_z^{(i)} + \nu_i (\varepsilon_r^{(i)} + \varepsilon_\theta^{(i)})], \\
 \tau_{rz}^{(i)} &= \frac{E_i(t - \tau_i)}{1 + \nu_i} (\mathbf{I} + \mathbf{N}_i) \varepsilon_{rz}^{(i)}, \quad (\mathbf{I} + \mathbf{N}_i)^{-1} = (\mathbf{I} - \mathbf{L}_i), \\
 \mathbf{N}_i \omega(t) &= \int_{\tau_0}^t \omega(\tau) R_i(t - \tau_i, \tau - \tau_i) d\tau, \\
 \mathbf{L}_i \omega(t) &= \int_{\tau_0}^t \omega(\tau) K_i(t - \tau_i, \tau - \tau_i) d\tau, \\
 K_i(t, \tau) &= E_i(\tau) \frac{\partial}{\partial \tau} \left[ \frac{1}{E_i(\tau)} + C_i(t, \tau) \right],
 \end{aligned}$$

где индексом  $i = 1, 2$  обозначены характеристики внутреннего и внешнего слоев цилиндра соответственно;  $\sigma_r^{(i)} = \sigma_r^{(i)}(t, r, z)$  и т. д. — компоненты тензора напряжений;  $\varepsilon_r^{(i)} = \varepsilon_r^{(i)}(r, z, t)$  — компоненты тензора деформации;  $E_i(t - \tau_i)$  — упругомгновенные модули деформации;  $\nu_i$  — постоянные коэффициенты Пуассона;  $C_i(t, \tau)$  — меры ползучести слоев цилиндра;  $K_i(t - \tau_i, \tau - \tau_i)$  — ядра ползучести;  $R_i(t - \tau_i, \tau - \tau_i)$  — их резольвенты;  $r$  и  $z$  — радиальная и осевая координаты;  $t$  — текущий момент времени;  $\mathbf{I}$  — тождественный оператор.

Справедливы также уравнения равновесия и соотношения между деформациями и перемещениями ( $u_i = u_i(r, z, t)$ ,  $w = w_i(r, z, t)$  — радиальное и осевое перемещения)

$$\begin{aligned}
 (1.2) \quad \partial \sigma_r^{(i)} / \partial r + \partial \tau_{rz}^{(i)} / \partial z + (\sigma_r^{(i)} - \sigma_\theta^{(i)}) / r &= 0, \\
 \partial \tau_{rz}^{(i)} / \partial r + \partial \sigma_z^{(i)} / \partial z + \tau_{rz}^{(i)} / r &= 0;
 \end{aligned}$$

$$(1.3) \quad \begin{aligned} \varepsilon_r^{(i)} &= \partial u_i / \partial r, \quad \varepsilon_\theta^{(i)} = u_i / r, \quad \varepsilon_z^{(i)} = \partial w_i / \partial z, \\ \varepsilon_{rz}^{(i)} &= (1/2) (\partial u_i / \partial z + \partial w_i / \partial r). \end{aligned}$$

**2. Вывод интегрального уравнения контактной задачи.** Решим вспомогательную задачу, заменив жесткое кольцо некоторой распределенной нагрузкой  $p(z, t)$ , отличной от нуля на участке  $|z| \leq l$ . Найдем радиальное перемещение внутренней поверхности двухслойного цилиндра, представив решение вспомогательной задачи как результат суперпозиции решений двух независимых:  $A$  — о действии нагрузки на бесконечный двухслойный цилиндр при отсутствии внешнего давления;  $B$  — о плоской деформации двухслойного цилиндра, находящегося под действием равномерного внешнего давления.

Рассмотрим задачу  $A$ . К соотношениям (1.1)–(1.3) добавим граничные условия

$$(2.1) \quad \begin{aligned} r = a - h: \quad \sigma_r^{(1)} &= p(z, t), \quad \tau_{rz}^{(1)} = 0; \\ r = a: \quad \sigma_r^{(1)} &= \sigma_r^{(2)}, \quad u_1 = u_2, \quad \tau_{rz}^{(1)} = \tau_{rz}^{(2)} = 0; \\ r = b: \quad \sigma_r^{(2)} &= 0, \quad \tau_{rz}^{(2)} = 0; \quad |z| \rightarrow \infty: \quad \sigma_r^{(i)}, \quad \sigma_\theta^{(i)}, \quad \sigma_z^{(i)}, \quad \tau_{rz}^{(i)} \rightarrow 0. \end{aligned}$$

Воспользовавшись относительной малостью толщины внутреннего слоя ( $h \ll l$ ), считая, что податливости элементов разных слоев характеризуются величинами одного порядка или податливость элементов внутреннего слоя больше, разложим  $\tau_{rz}^{(1)}$  в ряд по степеням  $(a - r)l^{-1}$  и ограничимся только линейными членами [3, 4]. Тогда с учетом граничных условий (2.1) для  $\tau_{rz}^{(1)}$  при  $r = a - h$  и  $r = a$  получим, что  $\tau_{rz}^{(1)} \equiv 0$ . Из второго уравнения равновесия (1.2) имеем  $\sigma_z^{(1)} = f(r, t)$ . Но  $\sigma_z^{(1)} \rightarrow 0$  при  $|z| \rightarrow \infty$  (см. (2.1)), поэтому  $\sigma_z^{(1)} \equiv 0$ . Отсюда на основании выражения (1.1) для  $\sigma_z^{(1)}$  найдем

$$(2.2) \quad \varepsilon_z^{(1)} = -\nu_1 (1 - \nu_1)^{-1} (\varepsilon_r^{(1)} + \varepsilon_\theta^{(1)}).$$

Первое уравнение равновесия (1.2) с учетом (1.1), (2.2) и  $\tau_{rz}^{(1)} \equiv 0$  принимает вид (штрих означает производную по  $r$ )

$$(2.3) \quad (\varepsilon_r^{(1)'} + \nu_1 \varepsilon_\theta^{(1)'}) (1 - \nu_1)^{-1} + (\varepsilon_r^{(1)} - \varepsilon_\theta^{(1)}) r^{-1} = 0.$$

Интегрируя (2.3), при помощи тождества  $(\varepsilon_r^{(1)} - \varepsilon_\theta^{(1)}) r^{-1} = \varepsilon_\theta^{(1)'}$  установим, что  $\varepsilon_r^{(1)} + \varepsilon_\theta^{(1)} = 2\Psi(z, t)$ , и в силу (1.3)

$$(2.4) \quad \partial u_1 / \partial r + u_1 / r = 2\Psi(z, t).$$

Решение уравнения (2.4) можно записать в форме

$$(2.5) \quad u_1 = r\Psi(z, t) + \Phi(z, t)r^{-1}.$$

Сравнивая теперь радиальные перемещения по поверхности сопряжения слоев (см. (2.1)), придем к выражению

$$(2.6) \quad \Phi(z, t) = u_2(a, z, t)a - \Psi(z, t)a^2.$$

Подставляя (2.6) в (2.5), имеем

$$(2.7) \quad u_1 = \Psi(z, t)(r - a^2r^{-1}) + u_2(a, z, t)ar^{-1}.$$

На основании (2.7), (1.3) и (2.2) определим  $\varepsilon_r^{(1)}$ ,  $\varepsilon_\theta^{(1)}$  и  $\varepsilon_z^{(1)}$ . После чего при помощи (1.1) получим

$$(2.8) \quad \begin{aligned} \sigma_r^{(1)} &= E_1 (1 - \nu_1^2)^{-1} (\mathbf{I} + \mathbf{N}_1) \{ \Psi(z, t) [1 + \nu_1 + (1 - \nu_1)a^2r^{-2}] - \\ &\quad - (1 - \nu_1)ar^{-2}u_2(a, z, t) \}. \end{aligned}$$

Удовлетворяя граничному условию (2.1) для  $\sigma_r^{(1)}$  при  $r = a - h$  с учетом (2.8) и пренебрегая далее величинами порядка  $ha^{-1}$  по сравнению с едини-

цей, найдем

$$(2.9) \quad \Psi(z, t) = (1/2) [(1 - \nu_1^2)(\mathbf{I} - \mathbf{L}_1) p(z, t) E_1^{-1} + (1 - \nu_1) u_2(a, z, t) a^{-1}].$$

Радиальное перемещение внутренней поверхности цилиндра и напряжение  $\sigma_r^{(1)}$  при  $r = a$  в силу (2.7)–(2.9) можно ниже записать в форме

$$(2.10) \quad u_1(a - h, z, t) = -(1 - \nu_1)^2 (\mathbf{I} - \mathbf{L}_1) p(z, t) E_1^{-1} h + u_2(a, z, t), \\ \sigma_r^{(1)}(a, z, t) = p(z, t),$$

причем  $u_2(a, z, t)$  определяется из решения задачи для внешнего слоя при следующих граничных условиях (см. (2.1) и (2.10) для  $\sigma_r^{(1)}$ ):

$$(2.11) \quad r = a: \sigma_r^{(2)} = p(z, t), \tau_{rz}^{(2)} = 0; \quad r = b: \sigma_r^{(2)} = 0, \tau_{rz}^{(2)} = 0.$$

Напряженно-деформированное состояние внешнего слоя отыскивается при помощи принципа соответствия [5] и упругомгновенного решения задачи, построенного на основе представления Галеркина [6]:

$$\varphi(r, z) = \int_{-\infty}^{\infty} [A(\alpha) I_0(\alpha r) + B(\alpha) \alpha r I_1(\alpha r) + \\ + C(\alpha) K_0(\alpha r) + D(\alpha) \alpha r K_1(\alpha r)] e^{i\alpha z} d\alpha, \\ \Delta \Delta \varphi = 0, \quad \Delta = \partial^2 / \partial r^2 + r^{-1} \partial / \partial r + \partial^2 / \partial z^2, \\ \sigma_r^{(2)} = \frac{\partial}{\partial z} \left[ \nu_2 \Delta \varphi - \frac{\partial^2 \varphi}{\partial r^2} \right], \quad \sigma_z^{(2)} = \frac{\partial}{\partial z} \left[ (2 - \nu_2) \Delta \varphi - \frac{\partial^2 \varphi}{\partial z^2} \right], \\ \sigma_\theta^{(2)} = \frac{\partial}{\partial z} \left[ \nu_2 \Delta \varphi - \frac{1}{r} \frac{\partial \varphi}{\partial r} \right], \quad \tau_{rz}^{(2)} = \frac{\partial}{\partial r} \left[ (1 - \nu_2) \Delta \varphi - \frac{\partial^2 \varphi}{\partial z^2} \right], \\ u_2 = -\frac{1 + \nu_2}{E_2} \frac{\partial^2 \varphi}{\partial r \partial z}, \quad w_2 = \frac{1 + \nu_2}{E_2} \left[ 2(1 - \nu_2) \Delta \varphi - \frac{\partial^2 \varphi}{\partial z^2} \right],$$

где  $I_0(\alpha r)$ ,  $I_1(\alpha r)$ ,  $K_0(\alpha r)$ ,  $K_1(\alpha r)$  — функции Бесселя мнимого аргумента. Выражение для радиального перемещения его внутренней поверхности имеет вид

$$(2.12) \quad u_2(a, z, t) = -\frac{2(1 - \nu_2)}{\pi} (\mathbf{I} - \mathbf{L}_2) \int_{-1}^1 \frac{p(\xi, t)}{E_2} k(z, \xi) d\xi,$$

$$k(z, \xi) = \int_0^{\infty} \frac{L(\alpha)}{\alpha} \cos \alpha(z - \xi) d\alpha, \quad L(\alpha) = \alpha [b^{-1} + b^0 D_1^2(\alpha) - \alpha^2 b C_1^2(\alpha)] S^{-1}(\alpha),$$

$$S(\alpha) = a^0 b^{-1} + b^0 a^{-1} + a^0 b^0 D_1^2(\alpha) - b^0 \alpha^2 a B_1^2(\alpha) + \alpha^4 a b A_1^2(\alpha) - a^0 b \alpha^2 C_1^2(\alpha),$$

$$A_1(\alpha) = I_0(\alpha a) K_0(\alpha b) - I_0(\alpha b) K_0(\alpha a),$$

$$B_1(\alpha) = I_0(\alpha a) K_1(\alpha b) + I_1(\alpha b) K_0(\alpha a),$$

$$C_1(\alpha) = I_0(\alpha b) K_1(\alpha a) + I_1(\alpha a) K_0(\alpha b),$$

$$D_1(\alpha) = I_1(\alpha a) K_1(\alpha b) - I_1(\alpha b) K_1(\alpha a),$$

$$a^0 = 2(1 - \nu_2) a^{-1} + a \alpha^2, \quad b^0 = 2(1 - \nu_2) b^{-1} + b \alpha^2,$$

причем ядро  $k(z, \xi)$  сохраняет все основные особенности, присущие ядрам плоских контактных задач [4].

Таким образом, радиальное перемещение внутренней поверхности двухслойного цилиндра в задаче  $A$  дается следующей формулой (см.

(2.10)–(2.12)):

$$(2.13) \quad u_1(a-h, z, t) = - (1 - \nu_1^2) h (\mathbf{I} - \mathbf{L}_1) P(z, t) E_1^{-1}(t - \tau_1) - \frac{2(1 - \nu_2^2)}{\pi} (\mathbf{I} - \mathbf{L}_2) \int_{-l}^l \frac{p(\xi, t)}{E_2(t - \tau_2)} k(z, \xi) d\xi.$$

Плоская деформация цилиндра в задаче  $B$  исследуется при граничных условиях

$$r = a - h: \sigma_r^{(1)} = 0; \quad r = a: \sigma_r^{(1)} = \sigma_r^{(2)}, \quad u_1 = u_2; \quad r = b: \sigma_r^{(2)} = -P(t).$$

Замкнутое решение этой задачи позволяет записать перемещение  $u_x$  при  $r = a - h$  в виде

$$(2.14) \quad u_1(a-h, z, t) = - (\mathbf{I} - \mathbf{L}_1) (\mathbf{I} + \mathbf{N}_3) \theta_1(t) (\mathbf{I} - \mathbf{L}_2) P(t) E_2^{-1}(t - \tau_2),$$

$$\theta_1(t) = b_1 \theta(t), \quad \theta(t) = [b_2 E_1(t - \tau_1) E_2^{-1}(t - \tau_2) + b_3]^{-1},$$

$$b_1 = 2(1 - \nu_1)(a - h)^{-1} (1 + \nu_2) \{ (1 - 2\nu_2)a + a^2 b^2 (b^2 - a^2)^{-1} [(1 - 2\nu_2)ab^{-2} + a^{-1}] \},$$

$$b_2 = (1 + \nu_1)^{-1} [a^{-2} - (a - h)^{-2}] (1 + \nu_2) a^2 b^2 \times \\ \times (b^2 - a^2)^{-1} [(1 - 2\nu_2)ab^{-2} + a^{-1}],$$

$$b_3 = (1 - 2\nu_1)(a - h)^{-2} a + a^{-1}, \quad \mathbf{N}_3 \omega(t) = \int_{\tau_0}^t \omega(\tau) R_3(t, \tau) d\tau,$$

где  $R_3(t, \tau)$  — резольвента ядра  $K_3(t, \tau) = [b_2 K_2(t - \tau_2, \tau - \tau_2) E_1(\tau - \tau_1) \times \times E_2^{-1}(\tau - \tau_2) + b_3 K_1(t - \tau_1, \tau - \tau_1)] \theta(t)$ .

Радиальное перемещение внутренней поверхности двухслойного цилиндра во вспомогательной задаче о действии на него нормальной распределенной нагрузки  $p(z, t)$  и внешнего давления  $P(t)$  получим, просуммировав (2.13) и (2.14).

Полагая  $p(z, t) = -s(z, t)$  и приравнивая найденное перемещение натягу кольца с учетом профиля его поверхности  $\delta_0 = g(z)$ , имеем интегральное уравнение контактной задачи в виде

$$(2.15) \quad (1 - \nu_2^2) h (\mathbf{I} - \mathbf{L}_1) \frac{s(z, t)}{E_1(t - \tau_1)} + \frac{2(1 - \nu_2^2)}{\pi} (\mathbf{I} - \mathbf{L}_2) \int_{-l}^l \frac{P(\xi, t)}{E_2(t - \tau_2)} \times \\ \times k(z, \xi) d\xi = (\mathbf{I} - \mathbf{L}_1) (\mathbf{I} + \mathbf{N}_3) \theta_1(t) (\mathbf{I} - \mathbf{L}_2) P(t) E_2^{-1}(t - \tau_2) + \\ + \delta_0 - g(z) \quad (|z| \leq l).$$

**3. Решение интегрального уравнения контактной задачи.** Сделаем в уравнении (2.15) замену переменных по формулам

$$z^* = zl^{-1}, \quad \xi^* = \xi l^{-1}, \quad t^* = t\tau_0^{-1}, \quad \tau^* = \tau\tau_0^{-1},$$

$$\tau_1^* = \tau_1\tau_0^{-1}, \quad \tau_2^* = \tau_2\tau_0^{-1}, \quad \delta_0^* = \delta_0 l^{-1}, \quad k^*(z^*, \xi^*) = \pi^{-1} k(z, \xi),$$

$$q^*(z^*, t^*) = 2(1 - \nu_2^2) q(z, t) E_2^{-1}(t - \tau_2), \quad g^*(z^*) = g(z) l^{-1},$$

$$P^*(t^*) = 2(1 - \nu_2^2) P(t) E_2^{-1}(t - \tau_2), \quad \theta_1^*(t^*) = (1/2) \theta_1(t) l^{-1} (1 - \nu_2^2)^{-1},$$

$$c(t^*) = \frac{(1 - \nu_1^2) E_2(t - \tau_2) h}{2(1 - \nu_2^2) E_1(t - \tau_1) l},$$

$$K^{(1)}(t^*, \tau^*) = \frac{E_1(t - \tau_1) E_2(\tau - \tau_2)}{E_1(\tau - \tau_1) E_2(t - \tau_2)} K_1(t - \tau_1, \tau - \tau_1) \tau_0,$$

$$K^{(2)}(t^*, \tau^*) = K_2(t - \tau_2, \tau - \tau_2) \tau_0,$$

$$\begin{aligned}
K^{(0)}(t^*, \tau^*) &= K_1(t - \tau_1, \tau - \tau_1)\tau_0, \\
f^*(z^*, t^*) &= \delta^*(t^*) - g^*(z^*), \quad R_3^*(t^*, \tau^*) = R_3(t, \tau)\tau_0, \\
\delta^*(t^*) &= \delta_0^* + (\mathbf{I} - \mathbf{L}_0^*)(\mathbf{I} + \mathbf{N}^*)\theta_1^*(t^*)(\mathbf{I} - \mathbf{L}_2^*)P^*(t^*), \\
\mathbf{L}_i^*\omega(t) &= \int_1^t \omega(\tau)K^{(i)}(t, \tau)d\tau \quad (i = 0, 1, 2), \quad \mathbf{N}^*\omega(t) = \int_1^t \omega(\tau)R_3^*(t, \tau)d\tau, \\
\mathbf{A}^*p(z^*, t^*) &= \int_{-1}^1 p(\xi^*, t^*)k^*(z^*, \xi^*)d\xi^*.
\end{aligned}$$

Опуская теперь звездочки в обозначениях для всех величин, кроме операторов, получим разрешающее уравнение задачи в виде

$$(3.1) \quad c(t)(\mathbf{I} - \mathbf{L}_1^*)s(z, t) + (\mathbf{I} - \mathbf{L}_2^*)\mathbf{A}^*s(z, t) = f(z, t),$$

где функция контактных давлений  $s(z, t)$  и правая часть уравнения  $f(z, t)$  непрерывны по времени в  $L_2[-1, 1]$ ;  $c(t) > 0$  — непрерывная функция  $t$ ; ядра операторов Вольтерра  $\mathbf{L}_i^*$  ( $i = 1, 2$ ) непрерывны либо слабо-сингулярны; оператор  $\mathbf{A}^*$  вполне непрерывный, самосопряженный и положительно определенный из  $L_2[-1, 1]$  в  $L_2[-1, 1]$ , причем

$$\int_{-1}^1 \int_{-1}^1 k^2(z, \xi) d\xi dz < \infty.$$

Представим решение уравнения (3.1) в форме рядов по собственным функциям  $\varphi_i(z)$  оператора  $\mathbf{A}^*$ , соответствующим его собственным числам  $\alpha_i$  ( $i = 0, 1, 2, \dots$ ) [7, 8]:

$$(3.2) \quad s(z, t) = \sum_{i=0}^{\infty} \omega_i(t) \varphi_i(z), \quad f(z, t) = \sum_{i=0}^{\infty} f_i(t) \varphi_i(z);$$

$$(3.3) \quad \mathbf{A}^*\varphi_i(z) = \alpha_i \varphi_i(z).$$

Подставляя (3.2) в (3.1), получим

$$\omega_i(t) = \frac{f_i(t)}{c(t) + \alpha_i} + \int_1^t \frac{f_i(\tau)}{c(\tau) + \alpha_i} R^i(t, \tau) d\tau$$

( $R^i(t, \tau)$  — резольвента ядра  $K^i(t, \tau) = [c(t)K^{(1)}(t, \tau) + \alpha_i K^{(2)}(t, \tau)] \cdot [c(t) + \alpha_i]^{-1}$ ).

Таким образом, решение построено. Имеет смысл остановиться вкратце на одном из способов нахождения собственных функций и собственных чисел оператора  $\mathbf{A}^*$ . Возьмем собственные функции и ядро оператора  $\mathbf{A}^*$  в виде ( $P_k^*(z)$  ( $k = 0, 1, \dots$ ) — базис  $L_2[-1, 1]$ )

$$(3.4) \quad \varphi_i(z) = \sum_{k=0}^{\infty} a_k^i P_k^*(z), \quad k(z, \xi) = \sum_{m=0}^{\infty} \sum_{n=0}^{\infty} r_{mn} P_m^*(z) P_n^*(\xi).$$

Тогда на основании (3.3) с учетом (3.4) запишем систему алгебраических уравнений для отыскания собственных чисел  $\alpha_i$  и коэффициентов разложения собственных функций  $a_k^i$

$$\sum_{n=0}^{\infty} r_{mn} a_n^i = \alpha_i a_m^i \quad (m = 0, 1, 2, \dots).$$

Ограничиваясь  $N$  членами базиса  $P_k^*(z)$ , получим  $N$ -е приближение метода Бубнова—Галеркина [9].

Отметим, что в случае, когда слои цилиндра изготовлены из одного и того же стареющего вязкоупругого материала в один и тот же момент времени, предварительный натяг кольца  $\delta_0 = 0$  и профиль основания описывается функцией  $g(z) = 0$ , ползучесть не оказывает влияния на напряженное состояние цилиндра, а решение задачи совпадает с упругим.

В заключение остановимся на некоторых особенностях численного определения коэффициентов разложения  $r_{mn}$  ядра контактной задачи  $k(z, \xi)$ . Если в качестве базиса взять ортонормированные полиномы Лежандра, то, согласно [4], придем к выражениям вида

(3.5)

$$r_{mn}(\lambda) = (-1)^{m+n} [(4m+1)(4n+1)]^{1/2} \lambda \int_0^\infty \frac{L(u)}{u^2} J_{1/2+2m}\left(\frac{u}{\lambda}\right) J_{1/2+2n}\left(\frac{u}{\lambda}\right) du$$

( $m, n = 0, 1, 2, \dots$ ).

Вычисление интегралов (3.5) при больших  $m$  и  $n$  требует специально-го рассмотрения, так как подынтегральные выражения быстро осциллируют. Эффективный численный алгоритм можно построить на основе [10]. Действительно, подставим подынтегральную функцию в виде произведения медленно и быстро меняющихся функций. Пусть для быстро меняющейся функции  $K(x)$  интеграл берется в явном виде. Тогда, разбивая пределы интегрирования на  $n$  частей и аппроксимируя медленно меняющуюся функцию  $f(x)$  на каждом интервале ее значением в центре, получим

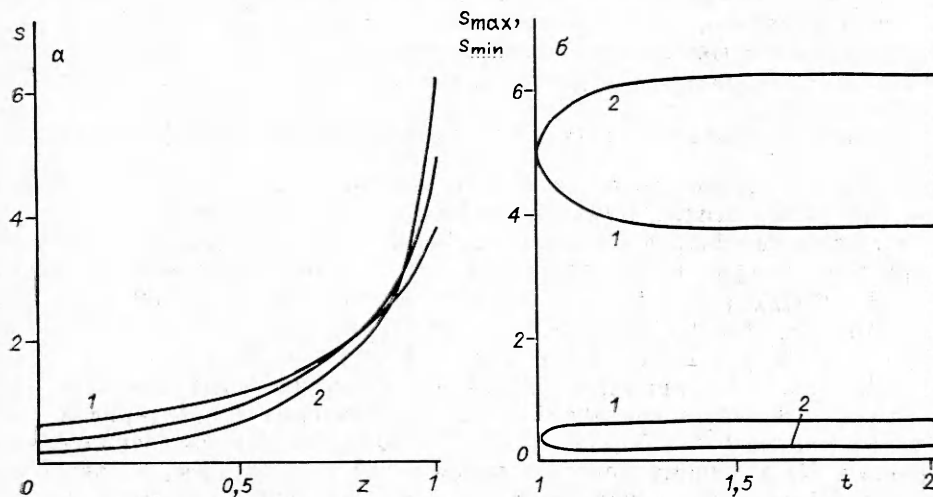
$$\int_a^b f(x) K(x) dx = \sum_{i=1}^n \int_{x_{i-1}}^{x_i} f(x) K(x) dx \approx \sum_{i=1}^n f_i (K_i - K_{i-1}),$$

где  $x_0 = a$ ,  $x_n = b$ ,  $K_i$  — первообразная функции  $K(x)$  в точке  $x_i$ ,  $f_i = f[(x_i + x_{i-1})/2]$ . Отметим, что все необходимые выражения для первообразных быстро осциллирующих подынтегральных функций из (3.5) можно найти в [11]. Кроме того, на основании изложенного алгоритма нетрудно определить то конечное значение верхнего предела в (3.5), которое удовлетворяет заданной точности вычисления коэффициентов  $r_{mn}$ , поскольку поведение функции  $L(u)$  при  $u \rightarrow \infty$  легко поддается анализу.

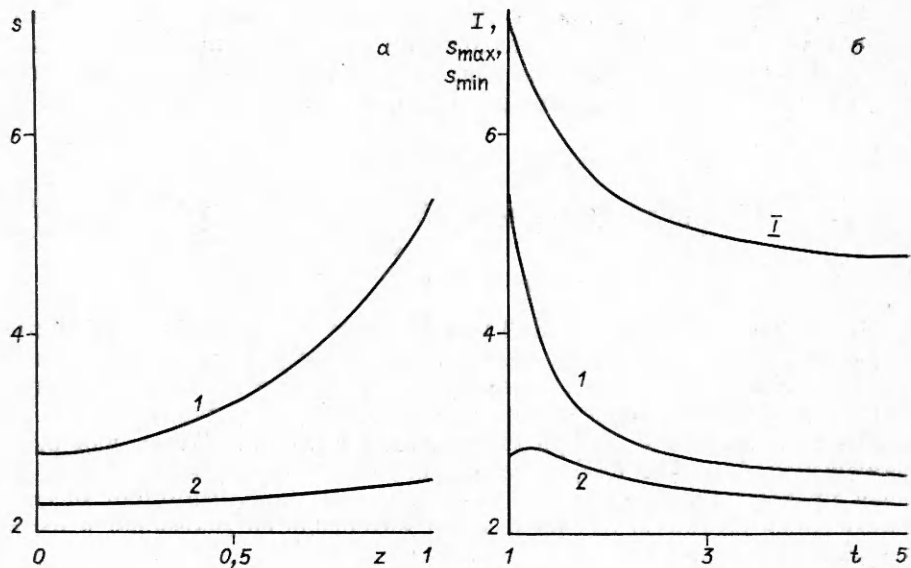
**4. Примеры.** Рассмотрим цилиндр, внутренний и внешний слои его изготовлены из вязкоупругого стареющего материала. Упругие характеристики  $E_i, \nu_i$  ( $i = 1, 2$ ) постоянны. Меру ползучести материала слоев представим в виде [5]

$$(4.1) \quad C_1(t, \tau) = C_2(t, \tau) = C(t, \tau) = [C_0 + A_0 \exp(-\beta\tau)] \times \\ \times \{1 - \exp[-\gamma(t - \tau)]\}.$$

Зададимся следующими значениями параметров двухслойного цилиндра [5, 12]:  $E_1 = E_2 = 5 \cdot 10^8$  МПа,  $\nu_1 = \nu_2 = 0,1$ ,  $C_0 E_1 = 0,5522$ ,



Р и с. 2



Р и с. 3

$A_0E_1 = 4$ ,  $ab^{-1} = 0,81$ ,  $\beta = 0,031 \text{ сут}^{-1}$ ,  $\gamma = 0,06 \text{ сут}^{-1}$ ,  $hl^{-1} = 0,31$ ,  $bl^{-1} = 10$ ,  $c(t) = 0,155$ ,  $P(t) = 1$ ,  $g(z) = 0$ ,  $\delta_0 = 0$ ,  $\theta_1(t) = 20,72$ .

Пусть внешний слой изготовлен в нулевой момент времени, а внутренний — через 50 сут, внешнее давление прикладывается через 65 сут (для безразмерных величин  $\tau_2 = 0$ ,  $\tau_1 = 0,77$ ). Кривые на графиках для этого случая отметим индексом 1. Исследуем также вариант, когда внутренний слой изготовлен в нулевой момент времени, а внешний — через 50 сут при том же значении момента приложения нагрузки  $\tau_0 = 65$  сут, т. е.  $\tau_1 = 0$ ,  $\tau_2 = 0,77$ . Кривые на рисунках для этого варианта отметим индексом 2.

На рис. 2, а показаны распределения контактных давлений под кольцом для двух рассматриваемых случаев в различные моменты времени. Кривая без индекса показывает распределение напряжений в момент приложения внешнего давления. Кривые с индексами 1 и 2 задают распределение контактных давлений при  $t = 2$ . На рис. 2, б даны изменения максимальных и минимальных контактных давлений по времени для двух выбранных случаев.

Графики показывают, что если возраст внешнего слоя меньше возраста внутреннего, то напряженное состояние под кольцом с течением времени сглаживается, в противном случае его неравномерность усиливается. Интегральная характеристика контактных давлений  $I(t) = \int_{-1}^1 s(z, t) dz$  убывает по времени слабо, и для инженерных расчетов с достаточной степенью точности можно положить  $I(t) = I(1)$ . Основным здесь является эффект перераспределения контактных давлений.

Теперь рассмотрим цилиндр, внешний слой которого изготовлен из упругого материала, а внутренний — из вязкоупругого стареющего:  $E_1E_2^{-1} = 0,025$ ,  $\nu_1 = 0,1$ ,  $\nu_2 = 0,3$ ,  $ab^{-1} = 0,81$ ,  $C_0E_1 = 0,5522$ ,  $A_0E_1 = 4$ ,  $\tau_0 = 15$  сут,  $\beta = 0,031 \text{ сут}^{-1}$ ,  $\gamma = 0,06 \text{ сут}^{-1}$ ,  $hl^{-1} = 0,06$ ,  $bl^{-1} = 10$ ,  $c(t) = 1,36$ ,  $\theta(t) = 24,06$ ,  $\tau_1 = 0$ ,  $P(t) = 1$ ,  $g(z) = 0$ ,  $\delta_0 = 0$ .

На рис. 3, а приведено распределение контактных давлений под кольцом в момент приложения внешнего давления  $t = 1$  (кривая 1) и в момент времени  $t = 5$  (2). На рис. 3, б представлены изменения максимальных (1) и минимальных (2) напряжений под кольцом, а также интегральной характеристики  $I(t)$  контактных давлений по времени. Видно, что с течением времени распределение напряжений существенно сглажи-



вается, а сами напряжения сильно релаксируют. Расчеты показывают, что в формировании напряженного состояния под кольцом проявляются две тенденции: к изменению контактных напряжений за счет неоднородности цилиндра и к уменьшению напряжений за счет релаксации. Первая может проявиться двояко в зависимости от характера неоднородности. Это можно четко проследить по результатам первого примера, когда влияние релаксации мало. Второй пример демонстрирует взаимодействие двух тенденций. Здесь за счет неоднородности материалов происходит, с одной стороны, сглаживание распределения контактных напряжений, когда максимальные напряжения уменьшаются, а минимальные растут. С другой стороны, контактные напряжения уменьшаются за счет процесса релаксации. Для максимальных напряжений обе тенденции ведут к их уменьшению. Для минимальных в начальный период преобладающей является первая тенденция, поэтому напряжения несколько возрастают. Однако с течением времени более сильной становится вторая тенденция и минимальные напряжения начинают уменьшаться.

Авторы благодарят Н. Х. Арутюняна за помощь и внимание к работе.

#### ЛИТЕРАТУРА

1. Арутюнян Н. Х. Некоторые задачи теории ползучести для неоднородно стареющих тел // Изв. АН СССР. МТТ.— 1976.— № 3.
2. Арутюнян Н. Х., Колмановский В. Б. Теория ползучести неоднородных тел.— М.: Наука, 1983.
3. Манжиров А. В. Плоские и осесимметричные задачи о действии нагрузок на тонкий неоднородный вязкоупругий слой // ПМТФ.— 1983.— № 5.
4. Александров В. М., Мхитарян С. М. Контактные задачи для тел с тонкими покрытиями и прослойками.— М.: Наука, 1983.
5. Арутюнян Н. Х. Некоторые вопросы теории ползучести.— М.; Л.: Гостехиздат, 1952.
6. Шапиро Г. С. О сжатии бесконечного полого и кругового цилиндра давлением, приложенным на участке боковой поверхности // ПММ.— 1943.— Т. 7, вып. 5.
7. Александров В. М., Манжиров А. В. О двумерных интегральных уравнениях в прикладной механике деформируемых твердых тел // ПМТФ.— 1987.— № 5.
8. Манжиров А. В. Контактные задачи о взаимодействии вязкоупругих оснований, подверженных старению, с системами неодновременно прикладываемых штампов // ПММ.— 1987.— Т. 51, вып. 4.
9. Михлин С. Г. Вариационные методы в математической физике.— М.: Наука, 1970.
10. Крылов В. И. Приближенное вычисление интегралов.— М.: Наука, 1967.
11. Прудников А. П., Брычков Ю. А., Маричев О. И. Интегралы и ряды: Специальные функции.— М.: Наука, 1983.
12. Struik L. C. I. Physical aging in amorphous polymers and other materials.— Amsterdam: Elsevier, 1978.

г. Москва

Поступила 14/XII 1987 г.,  
в окончательном варианте — 14/VI 1989 г.

УДК 539.3

В. Н. Аптуков, А. В. Фонарев

### РАСЧЕТ УПРУГОПЛАСТИЧЕСКИХ ТЕЧЕНИЙ НА НЕРЕГУЛЯРНЫХ ТРЕУГОЛЬНЫХ СЕТКАХ С ПЕРЕСТРОЙКОЙ

1. Введение. Методы решения задач динамического деформирования твердых тел очень разнообразны, что определяется широким диапазоном процессов высокоскоростной деформации и различными технологическими приложениями. Не существует каких-либо универсальных методов, каждый метод ограничен сравнительно узкими рамками согласно области его эффективного применения. Анализ современного состояния вопроса по численному моделированию нестационарных задач динамики упругопластических тел приведен в [1].

© 1990 Аптуков В. Н., Фонарев А. В.