

УДК 539.376

## УСТОЙЧИВОСТЬ ПЛАСТИН НА НЕОДНОРОДНО-СТАРЕЮЩЕМ ВЯЗКОУПРУГОМ ОСНОВАНИИ

ЖУХОВИЦКИЙ Д. М.

Установлены условия устойчивости вязкоупругих неоднородностаеющих пластин круглой и кольцевой формы с произвольным ядром ползучести, лежащих на однослойных вязкоупругих основаниях, материал которых обладает свойством неоднородного старения. Найден вид условий устойчивости в зависимости от поверхностных усилий. Работа продолжает исследования [1-3]. Библиографию работ по устойчивости однородных вязкоупругих систем можно найти, например, в [4, 4-6].

**1. Модель основания.** Рассмотрим трехмерное вязкоупругое основание толщиной  $H$ , расположенное на несжимаемом подстилающем слое. Предположим, что материал этого основания обладает свойством неоднородного старения. Выберем цилиндрическую систему координат  $O r \varphi z$  с плоскостью  $O r \varphi$ , параллельной верхней плоскости основания и на расстоянии  $h/2$  выше нее, и осью  $z$ , направленной в тело основания. Обозначим через  $\sigma = (\sigma_{ij})$ ,  $\varepsilon = (\varepsilon_{ij})$ ,  $i, j = r, \varphi, z$  тензоры напряжений и деформаций в момент времени  $t \geq 0$ . Согласно модели неоднородно-стаеющих тел [1], компоненты тензоров  $\sigma$  и  $\varepsilon$  связаны соотношениями

$$\sigma_{ij} = E_g(1+\nu)(I - N_g)\varepsilon_{ij} + 3E_g\nu_g[(1+\nu_g)(1-2\nu_g)]^{-1}[1 + (1-2\nu_g)(3\nu_g)^{-1}N_g - (1+\nu_g)(3\nu_g)^{-1}N_{1g}]\delta_{ij}\varepsilon \quad (1.1)$$

Здесь индекс  $g$  означает принадлежность величин к материалу основания,  $E_g$  — постоянный модуль упругомгновенной деформации,  $\nu_g$  — постоянный коэффициент Пуассона,  $\delta_{ij}$  — символы Кронекера,  $\varepsilon = \varepsilon_{ij}/3$ ,  $I$  — единичный оператор,  $N_g$ ,  $N_{1g}$  — операторы объемной и сдвиговой релаксаций ( $n_g$ ,  $n_{1g}$  — ядра релаксации):

$$Ix = x(t), \quad Nx = \int_{\tau_0}^t n(t+\rho, \tau+\rho)x(\tau)d\tau \quad (1.2)$$

$\rho(r, \varphi, z)$  — функция неоднородного старения, характеризующая закон изменения возраста материала,  $\tau_0$  — момент приложения нагрузки.

Предполагается, что функции  $n_g(t, \tau)$ ,  $n_{1g}(t, \tau)$  положительные, кусочно-непрерывные по  $t$  и непрерывные по  $0 \leq \tau \leq t$ , а функция  $\rho(r, \varphi, z)$  кусочно-непрерывная и ограниченная.

Пусть на основании действует внешняя нагрузка, компоненты которой в направлении осей  $r$ ;  $\varphi$ ,  $z$  являются соответственно функциями  $p(r, \varphi, z)$ ,  $g(r, \varphi, z)$  и  $q(r, \varphi, z)$ . Перемещения  $u(t, r, \varphi, z)$ ,  $v(t, r, \varphi, z)$ ,  $w(t, r, \varphi, z)$  произвольной точки  $(r, \varphi, z)$  основания в момент времени  $t$  будем считать положительными в том случае, когда их направления совпадают с положительными направлениями соответствующих координатных осей. Компоненты тензора деформаций по этим перемещениям определяются следующим образом [7]:

$$\begin{aligned} \varepsilon_{rr} &= \partial_r u, & \varepsilon_{r\varphi} &= 1/2(r^{-1}\partial_\varphi u + \partial_r v - r^{-1}v) \\ \varepsilon_{\varphi\varphi} &= r^{-1}\partial_\varphi v + r^{-1}u, & \varepsilon_{rz} &= 1/2(\partial_z u + \partial_r w) \\ \varepsilon_{zz} &= \partial_z w, & \varepsilon_{\varphi z} &= 1/2(r^{-1}\partial_\varphi w + \partial_z v) \end{aligned} \quad (1.3)$$

( $\partial$  — частная производная по одной из пространственных переменных, указанной в индексе).

Определим функции перемещений  $u$ ,  $v$  и  $w$ , считая известными внешние нагрузки  $p$ ,  $g$ ,  $q$ . Следуя [8], представим искомые перемещения в форме конечных разложений

$$u(t, r, \varphi, z) = u_i(t, r, \varphi) \kappa_i(z) \quad (i=1, \dots, l) \quad (1.4)$$

$$v(t, r, \varphi, z) = v_j(t, r, \varphi) \chi_j(z) \quad (j=1, \dots, m)$$

$$w(t, r, \varphi, z) = w_s(t, r, \varphi) \psi_s(z) \quad (s=1, \dots, n)$$

По повторяющимся индексам ведется суммирование. Функции  $\kappa_i(z)$ ,  $\chi_j(z)$ ,  $\psi_s(z)$  характеризуют распределение горизонтальных и вертикальных перемещений по высоте основания, выбираются заранее как безразмерные линейно независимые функции и в этом смысле считаются заданными. Функции  $u_i(t, r, \varphi)$ ,  $v_j(t, r, \varphi)$ ,  $w_s(t, r, \varphi)$ , имеющие размерность прогиба, считаются искомыми.

Умножим уравнения равновесия объемного элемента в цилиндрических координатах [7]:

$$\partial_r \sigma_{rr} + r^{-1} \partial_\varphi \sigma_{r\varphi} + \partial_z \sigma_{rz} + r^{-1} (\sigma_{rr} - \sigma_{\varphi\varphi}) + p = 0$$

$$\partial_r \sigma_{r\varphi} + r^{-1} \partial_\varphi \sigma_{\varphi\varphi} + \partial_z \sigma_{\varphi z} + 2r^{-1} \sigma_{\varphi r} + g = 0$$

$$\partial_r \sigma_{rz} + r^{-1} \partial_\varphi \sigma_{z\varphi} + \partial_z \sigma_{zz} + r^{-1} \sigma_{zr} + q = 0$$

соответственно, первое на  $\kappa_\alpha(z)$ , второе на  $\chi_\beta(z)$  и третье на  $\psi_\gamma(z)$  ( $\alpha=1, \dots, l$ ;  $\beta=1, \dots, m$ ;  $\gamma=1, \dots, n$ ) и проинтегрируем результат по  $z$  в пределах от  $h/2$  до  $H+h/2$ . Полагая для простоты изложения  $N_g = N_{1g}$ , а функцию старения однородной по  $z$ , с учетом (1.1), (1.3) и (1.4) получим уравнения равновесия цилиндра со сторонами  $dr$ ,  $rd\varphi$ ,  $H$  в обобщенных перемещениях  $u_i$ ,  $v_j$ ,  $w_s$ . Уравнения эти имеют громоздкий вид, поэтому мы выпишем только третье уравнение, которое далее будем использовать

$$\begin{aligned} & {}^{1/2}(1-\nu_0) \partial_r [(I-N_g)(u_i b_{i\gamma} + e_{s\gamma} \partial_r w_s)] + \quad (1.5) \\ & + {}^{1/2}(1-\nu_0) r^{-1} \partial_\varphi [(I-N_g)(e_{s\gamma} r^{-1} \partial_\varphi w_s + v_j d_{j\gamma})] + \\ & + (I-N_g) [{}^{1/2}(1-\nu_0) e_{s\gamma} r^{-1} \partial_r w_s - f_{s\gamma} w_s + {}^{1/2}(1-\nu_0) b_{i\gamma} r^{-1} u_i - \\ & - \nu_0 a_{i\gamma} (\partial_r u_i + r^{-1} u_i) - \nu_0 c_{j\gamma} r^{-1} \partial_\varphi v_j] + E_0^{-1} (1-\nu_0^2) q_\gamma = 0, \quad (\gamma=1, \dots, n) \\ & E_0 = E_g (1-\nu_g^2)^{-1}, \quad \nu_0 = \nu_g (1-\nu_g)^{-1} \end{aligned}$$

Здесь по повторяющимся индексам ведется суммирование в пределах, указанных в (1.4), и введены обозначения (производная по  $z$  отмечена штрихом, пределы интегрирования  $h/2$  и  $H+h/2$ ):

$$a_{i\gamma} = \int \kappa_i \psi_\gamma' dz, \quad b_{i\gamma} = \int \kappa_i' \psi_\gamma dz, \quad d_{j\gamma} = \int \chi_j' \psi_\gamma dz$$

$$c_{j\gamma} = \int \chi_j \psi_\gamma' dz, \quad e_{s\gamma} = \int \psi_s \psi_\gamma dz, \quad f_{s\gamma} = \int \psi_s' \psi_\gamma' dz$$

$$q_\gamma = \int q(r, \varphi, z) \psi_\gamma(z) dz \quad (1.6)$$

Система уравнений (1.5) (вместе с невыписанными первыми двумя типами уравнений) дает приближенное решение для толстой изотропной плиты. Это решение будет тем более точным, чем большее количество членов принято в разложениях (1.4). Вместе с тем можно считать [8], что полной системой (1.5) определяется некоторая обобщенная пространственная модель основания, свойства которой зависят от количества членов в разложениях (1.4) и характера функций  $\kappa_i(z)$ ,  $\chi_j(z)$ ,  $\psi_s(z)$ . Выбирая для ограниченного числа функций  $\kappa_i$ ,  $\chi_j$ ,  $\psi_s$  различные выражения, будем получать различные расчетные схемы основания, в большей или меньшей степени соответствующие действительности.

Согласно [8], функции  $\varkappa_i, \chi_i, \psi_s$  следует вводить в соответствии с конкретными условиями рассматриваемой задачи, например по закону, являющемуся результатом экспериментальных исследований. При этом уже простейшие модели вязкоупругого основания, получаемые при минимальном количестве функций  $\varkappa_i, \chi_i, \psi_s$ , будут более верно отражать действительность, чем основание, построенное на гипотезе о существовании коэффициента постели.

Пусть к рассматриваемому основанию приложена внешняя нагрузка в виде поверхностной силы  $q_1(r, \varphi)$ , направленной вдоль оси  $z$ . Тогда интеграл (1.6) следует рассматривать как интеграл Стильбеса [9]. Естественно предположить в этом случае, что горизонтальные перемещения в основании существенно меньше вертикальных и ими можно пренебречь по сравнению с последними. Положим, далее, что вертикальные перемещения определяются выражением  $w(t, r, \varphi, z) = w(t, r, \varphi) \psi(z)$ , где  $\psi(z)$  — функция поперечного распределения перемещений, выбираемая заранее в соответствии с физическими условиями задачи.

Введем обозначения

$$w_1 = \partial_r w, \quad w_2 = r^{-1} \partial_\varphi w, \quad w_{11} = \partial_{rr}^2 w, \quad w_{12} = \partial_r (r^{-1} \partial_\varphi w) \\ w_{22} = r^{-1} \partial_r w + r^{-2} \partial_{\varphi\varphi}^2 w, \quad d\omega = r dr d\varphi, \quad H = \iint w \Delta \Delta w d\omega$$

$$\|w\|_2^2 = \iint (w_{11}^2 + 2w_{12}^2 + w_{22}^2) d\omega, \quad \|w\|_{2-i}^2 = \iint (w_1^2 + w_2^2)^i d\omega \quad (i=1, 2)$$

$$\|w\|^2 = \iint w^2 d\omega, \quad \|\sigma^\circ\|^2 = \iint (\sigma_r^\circ + 2\sigma_{r\varphi}^\circ + \sigma_\varphi^\circ) d\omega, \quad \Delta = \partial_{rr}^2 + r^{-1} \partial_r + r^{-2} \partial_{\varphi\varphi}^2$$

(интегрирование ведется по области  $\Omega = [R_0, R] \times [0, 2\pi]$ ).

Интеграл (1.6) примет вид  $q_0 = q_1(r, \varphi) \psi(h/2)$  ( $\psi(h/2)$  — значение функции на поверхности рассматриваемого массива), а от системы (1.5) останется уравнение

$$2e \{ [(I - N_g) w_1]_1 + [(I - N_g) w_2]_2 + (I - N_g) r^{-1} w_1 \} - \\ - f(I - N_g) w + q_0 = 0 \quad (1.7)$$

$$e = 1/4 E_0 e_{11} (1 + \nu_0)^{-1}, \quad f = E_0 f_{11} (1 - \nu_0^2)^{-1}$$

Интегро дифференциальное уравнение (1.7) описывает осадку основания  $w$  под действием поверхностных сил  $q_1$ . Коэффициент  $e$  характеризует работу основания на сдвиг, а  $f$  определяет работу основания на сжатие и в этом смысле аналогичен коэффициенту постели.

**2. Постановка задачи.** Поместим на описанное основание кольцевую пластину, изготовленную из неоднородно-стареющего вязкоупругого материала. Будем предполагать, что силы трения и сцепления между пластиной и поверхностью основания отсутствуют.

Найдем достаточные условия устойчивости рассматриваемой пластины в постановке задачи [3], т. е. изучим асимметричную деформацию кольца толщиной  $h$ , с внутренним радиусом  $R_0$  и внешним  $R$ . В момент времени  $\tau_0 = 0$  к недеформированной пластине прикладывается стационарная внешняя нагрузка, состоящая из поперечной нагрузки  $q(r, \varphi)$  и сжимающих усилий постоянной величины  $p_0$  вдоль внутренней кромки пластины и  $p$  — вдоль внешней. Прогиб пластины обозначим через  $w$ , как и осадку основания. Это возможно в силу того, что пластина плотно лежит на основании.

Все выкладки проведем для жестко заземленной по обоим кромкам пластины

$$w(t, r, \varphi) = \partial_r w(t, r, \varphi) = 0 \quad \text{при } r = R_0, R, \quad \forall \varphi \in [0, 2\pi] \quad (2.1)$$

Сжимающие усилия дадут следующие условия:

$$\sigma_r^\circ(t, R_0, \varphi) = -p_0, \quad \sigma_r^\circ(t, R, \varphi) = p, \quad \forall \varphi \in [0, 2\pi] \quad (2.2)$$

$$\sigma_{r\varphi}^\circ(t, r, \varphi) = 0 \quad \text{при } r = R_0, R, \quad t \geq 0$$

Здесь градусом обозначено основное (невозмущенное) состояние пластины (когда возмущения  $q(r, \varphi) = C$ ).

*Определение.* Пластина называется устойчивой, если для любого  $\varepsilon > 0$  существует такое  $\delta = \delta(\varepsilon) > 0$ , что из неравенства  $|q(r, \varphi)| < \delta$  вытекает оценка  $|w(t, r, \varphi)| < \varepsilon$ .

**3. Общие условия устойчивости.** Для обобщенного плоского напряженного состояния, реализуемого в пластине, соотношения (1.1) в [3] были преобразованы к виду

$$\sigma_r = E(1-\nu^2)^{-1} [(1-\nu)(I-N)\varepsilon_r + \nu(I-K)(\varepsilon_r + \varepsilon_\varphi)] \quad (3.1)$$

$$\sigma_\varphi = E(1-\nu^2)^{-1} [(1-\nu)(I-N)\varepsilon_\varphi + \nu(I-K)(\varepsilon_r + \varepsilon_\varphi)]$$

$$\sigma_{r\varphi} = E(1+\nu)^{-1}(I-N)\varepsilon_{r\varphi}$$

$$K = N - (I-N)(1+\nu)(1-2\nu)[3\nu(1-\nu)]^{-1}(L-L_1)[I+(1+\nu)(3-3\nu)^{-1}L]^{-1}$$

Все величины без индекса  $g$  относятся к материалу пластины. Операторы  $N, N_1, L, L_1$  имеют вид (1.2), их ядра — функции  $n(t, \tau), n_1(t, \tau), l(t, \tau), l_1(t, \tau)$  положительные, кусочнонепрерывные по  $t$  и непрерывные по  $0 \leq \tau \leq t$ .

При условии, что выполнены гипотезы Кирхгофа [7], удлинения и сдвиги малы по сравнению с единицей, а квадраты поворотов малы по сравнению с удлинениями и сдвигами, из уравнений равновесия элемента пластины в [3] в силу (3.1) и (1.3) было получено интегро дифференциальное уравнение для прогиба  $w$ . Это уравнение будет описывать функцию прогибов  $w(t, r, \varphi)$  и в рассматриваемой задаче, если в нем заменить  $q$  на  $q+q_1$ . Учитывая (1.7) и соотношение  $q_0 = q_1\psi(h/2)$ , будем иметь

$$\Delta\Delta w - 2\kappa^2\Delta w + \chi^4 w = \quad (3.2)$$

$$= G(N, K, w) + \Phi(N_g, w) + D^{-1}q + D^{-1}F(\sigma^\circ, w)$$

$$G(N, K, w) = (1-\nu) [(\partial_{rr}^2 + 2r^{-1}\partial_r)Nw_{11} + 2(r^{-1}\partial_{r\varphi}^2 + r^{-2}\partial_\varphi)Nw_{12} + (r^{-2}\partial_{\varphi\varphi}^2 - r^{-1}\partial_r)Nw_{22} + \nu\Delta K\Delta w]$$

$$\Phi(N_g, w) = -2\kappa^2 [(N_g w_1)_1 + (N_g w_2)_2 + N_g r^{-1} w_1] + \chi^4 N_g w$$

$$F(\sigma^\circ, w) = h [(\sigma_r^\circ w_1 + \sigma_{r\varphi}^\circ w_2)_1 + (\sigma_{r\varphi}^\circ w_1 + \sigma_\varphi^\circ w_2)_2 + r^{-1}(\sigma_r^\circ w_1 + \sigma_{r\varphi}^\circ w_2)]$$

$$\kappa^2 = e[D\psi(h/2)]^{-1}, \quad \chi^4 = f[D\psi(h/2)]^{-1}, \quad D = Eh^3[12(1-\nu^2)]^{-1}$$

Запишем вариационные задачи

$$\lambda_0 = \inf_w Hw \|w\|_0^{-1}, \quad \lambda = \inf_w Hw \|w\|^{-2}, \quad \lambda_1 = \inf_w \|w\|_1^2 \|w\|^{-2} \quad (3.3)$$

Здесь инфимумы берутся по всем функциям  $w \neq 0$ , удовлетворяющим краевым условиям (2.1).

*Теорема 1.* Если существуют такие функции  $m_g(t, \tau), m(t, \tau)$ , что для всех  $0 \leq \tau \leq t, (r, \varphi) \in \Omega$  справедливы неравенства

$$0 \leq n_g(t + \rho_g(r, \varphi), \tau + \rho_g(r, \varphi)) \leq m_g(t, \tau) \quad (3.4)$$

$$0 \leq n(t + \rho, \tau + \rho), \quad k(t + \rho, \tau + \rho) \leq m(t, \tau), \quad \rho = \rho(r, \varphi)$$

$$|m_g| = \sup_t \int_0^t m_g(t, \tau) d\tau < 1, \quad |m| < 1$$

и имеет место оценка

$$\|\sigma^\circ\| < \lambda_0 D h^{-1} [1 - |m| + (2\kappa^2 \lambda_1 + \chi^4)(1 - |m_g|)] \lambda^{-1} \quad (3.5)$$

то описанная выше пластина устойчива.

*Доказательство.* Умножим уравнение (3.2) на  $w(t, r, \varphi)$  и проинтегрируем по области  $\Omega$ . Интегрируя по частям с учетом граничных условий (2.1), получим

$$\begin{aligned} \|\Delta w\|^2 + 2\kappa^2 \|w\|_1^2 + \chi^4 \|w\|^2 = & (1-\nu) \int \int (w_{11} N w_{11} + 2w_{12} N w_{12} + w_{22} N w_{22}) d\omega + \\ & + \nu \int \int (w_{11} + w_{22}) K(w_{11} + w_{22}) d\omega + 2\kappa^2 \int \int (w_1 N_g w_1 + w_2 N_g w_2) d\omega + \\ & + \chi^4 \int \int w N_g w d\omega + D^{-1} \int \int w q d\omega + h D^{-1} \int \int (-\sigma_r^\circ w_1^2 - 2\sigma_{r\varphi}^\circ w_1 w_2 - \sigma_\varphi^\circ w_2^2) d\omega \end{aligned}$$

Отсюда, согласно [10] для оценки последнего слагаемого правой части и в силу неравенств (3.4), Коши — Бунаковского [9] и Бернштейна [11], аналогично [3] вытекает неравенство

$$\begin{aligned} \|\Delta w\|^2 + 2\kappa^2 \|w\|_1^2 + \chi^4 \|w\|^2 \leq & \|\Delta w\| \int_0^t m(t, \tau) \|\Delta w\| d\tau + \\ & + 2\kappa^2 \|w\|_1 \int_0^t m_g(t, \tau) \|w\|_1 d\tau + \chi^4 \|w\| \int_0^t m_g(t, \tau) \|w\| d\tau + \\ & + D^{-1} \|w\| \|q\| + h D^{-1} \|\sigma^\circ\| \|w\|_0. \end{aligned} \quad (3.6)$$

в правой части которого все величины заменим их максимальными значениями по  $t \geq 0$ . От получившегося соотношения возьмем супремум по  $t$ . В результате, учитывая, что соотношения (3.3) при условиях (2.1) дают оценки  $\|w\|_0 \leq \lambda_0^{-1} \|\Delta w\|^2$ ,  $\|w\|^2 \leq \lambda^{-1} \|\Delta w\|^2$ ,  $\|w\|^2 \leq \lambda_1^{-1} \|w\|_1^2$ , получим

$$\begin{aligned} [\lambda(1-|m|) - \lambda \lambda_0^{-1} D^{-1} h \|\sigma^\circ\|_s + (2\kappa^2 \lambda_1 + \chi^4)(1-|m_g|)] \|w\|_s \leq & D^{-1} \|q\| \quad (3.7) \\ \|\sigma^\circ\|_s = \sup_t \|\sigma^\circ\|, \quad |w|_s = \sup_t \|w\| \end{aligned}$$

На основании (3.7), (3.5) имеем оценку  $|w|_s \leq C \|q\|$  ( $0 < C$  — постоянная). Кроме того [12],  $\max_\Omega |w| \leq C(\Omega)$  ( $0 < C(\Omega)$  — константа, зависящая только от области интегрирования). Последние оценки и доказывают устойчивость рассматриваемой пластины.

Для вывода условий устойчивости в терминах сжимающих усилий воспользуемся оценкой основного (невозмущенного) напряженного состояния  $\sigma^\circ$  через  $p_0$  и  $p$ , полученного в [3] при выполнении условий (2.2):

$$\begin{aligned} \|\sigma^\circ\| \leq P = \sqrt{2}\pi(1+\nu)(1+|m|)[(1-\nu)(1- \\ -|m|)]^{-1} (p\sqrt{R^2 - R_0^2} + |p-p_0|R_0) \end{aligned} \quad (3.8)$$

Применяя эту оценку к последнему слагаемому правой части неравенства (3.6), убеждаемся, что справедлива

*Теорема 2.* Если выполнены условия (3.4) теоремы 1, а также неравенство

$$P < \lambda_0 D h^{-1} [1 - |m| + (2\kappa^2 \lambda_1 + \chi^4)(1 - |m_g|) \lambda^{-1}] \quad (3.9)$$

то кольцевая пластина будет устойчивой.

**4. Некоторые обобщения.** Условия устойчивости (3.5), (3.9), установленные при довольно слабых ограничениях на ядра  $n(t, \tau)$  и  $k(t, \tau)$ , являются довольно жесткими. Менее жесткие условия устойчивости получаются в предположении, что существует такая функция  $n_0(t, \tau)$ , что равномерно по  $t \geq t_0$ :

$$\int_{t_0}^t \sup_\rho [ |n(t+\rho, \tau+\rho) - n_0(t, \tau)| + |k(t+\rho, \tau+\rho) - n_0(t, \tau)| ] dt \rightarrow 0, \quad t_0 \rightarrow \infty \quad (3.10)$$

$$\rho = \rho(r, \varphi), \quad |n_0| < 1$$

Обозначая  $N_0$  оператор с ядром  $n_0$ ,  $L_0$  — оператор, определяемый из соотношения  $I - N_0 = (I + L_0)^{-1}$ , аналогично [3] получим, что справедлива

*Теорема 3.* Если выполняется условие (3.10), то теоремы 1, 2 верны при замене правых частей неравенств (3.5), (3.9) на выражение вида

$$\lambda_0 D h^{-1} [1 - |n_0| + (2\kappa^2 \lambda_1 + \chi^4) (1 - |m_g|) (1 + |l_0|) \lambda^{-4}]$$

Рассмотрим круглую пластину с заземленными центром и краем. Теоремы 1–3 для такой пластины также будут справедливы, если положить  $R_0 = 0$ ,  $p_0 = 0$ .

Условия устойчивости, установленные в теоремах 1–3, сохраняют свой вид и для других типов опирания круглых и кольцевых пластин. В них надо лишь заменить параметры  $\lambda_0$ ,  $\lambda$ ,  $\lambda_1$ , определяемые формулами (3.3), на новые значения, соответствующие типу опирания.

*Замечания.* 1. Положительность параметров  $\lambda_0$ ,  $\lambda_1$ ,  $\lambda$  показана в [3] с использованием теорем вложения [12].

2. Рассмотренная модель основания содержит некоторые известные модели: при  $m_g = 0$  это однослойное упругое, а при  $\kappa = 0$  — упругое основание Винклера. При различных соотношениях между  $\kappa$ ,  $\chi$  и  $m_g$  полученные условия устойчивости дадут условия устойчивости пластин на разных основаниях. В частности, если  $\kappa = \chi = 0$  (нет основания), то получаются результаты [3].

#### ЛИТЕРАТУРА

1. Арутюнян Н. Х., Колмановский В. Б. Теория ползучести неоднородных тел. — М.: Наука, 1983. — 336 с.
2. Дроздов А. Д., Колмановский В. Б., Поганов В. Д. Устойчивость стержней из неоднородно-старееющего вязкоупругого материала. — Изв. АН СССР. МТТ, 1984, № 2, с. 177–187.
3. Жуковецкий Д. М. Устойчивость кольцевых пластин из неоднородно-старееющего вязкоупругого материала. — ПММ, 1985, т. 49, в. 1, с. 148–155.
4. Работнов Ю. Н. Элементы наследственной механики твердых тел. — М.: Наука, 1977. — 383 с.
5. Ржаницын А. Р. Теория ползучести. — М.: Стройиздат, 1968. — 416 с.
6. Куршин Л. М. Устойчивость при ползучести. — Изв. АН СССР. МТТ, 1978, № 3, с. 125–160.
7. Новожилов В. В. Основы нелинейной теории упругости. — М.: Гостехиздат, 1948. — 212 с.
8. Власов В. З., Леонтьев Н. Н. Балки, плиты и оболочки на упругом основании. — М.: Физматгиз, 1960. — 491 с.
9. Колмогоров А. Н., Фомин С. В. Элементы теории функций и функционального анализа. — М.: Наука, 1976. — 543 с.
10. Миллин С. Г. Вариационные методы в математической физике. — М.: Наука, 1970. — 512 с.
11. Кошелев А. И. Априорные оценки в  $L_p$  и обобщенные решения эллиптических уравнений и систем. — Успехи мат. наук АН СССР, 1958, т. 13, в. 4, с. 29–88.
12. Ладыженская О. А. Краевые задачи в математической физике. — М.: Наука, 1973. — 407 с.

Москва

Поступила в редакцию  
24.IX.1984