

## К РЕШЕНИЮ ЗАДАЧ УСТОЙЧИВОСТИ ПЛАСТИН В УСЛОВИЯХ ПОЛЗУЧЕСТИ ПО КВАЗИСТАТИЧЕСКОЙ ТЕОРИИ

**Л. М. Куршин**

(Новосибирск)

В работе [1] была предложена квазистатическая постановка задач устойчивости стержней в условиях ползучести на основе критерия  $\dot{\tau} = 0$ , где  $\tau$  — прогиб стержня. Смысл предложенного критерия, как было показано в [2], состоит в том, что если приложить к первоначально прямолинейному стержню некоторую поперечную нагрузку и затем снять ее, то в зависимости от величины осевой деформации ползучести, накопленной к моменту снятия нагрузки, прогибы стержня будут убывать (устойчивость) или возрастать (неустойчивость). В критический момент времени для рассматриваемого движения  $\dot{\tau} = 0$ .

При решении задач устойчивости пластин в постановке [1] в случае, когда пространственные соотношения ползучести формулируются на основе теории течения, к получающемуся уравнению третьего порядка [3,4] должны быть присоединены начальные условия, которые позволили бы выделить класс движений, допускающий применение критерия устойчивости [1].

Выделение интегралов для пластинки путем рассмотрения ее движения после воздействия поперечной нагрузки, как это было сделано в [2] для стержней, не приводит к нужным результатам, так как, чтобы выделить однозначный класс движений, на нагрузку необходимо наложить некоторые дополнительные условия, которые непосредственно установить не удается.

В § 1 возмущенное движение стержня, к которому применяется критерий  $\dot{\tau} = 0$ , рассматривается с несколько иной точки зрения с тем, чтобы установить начальные условия, определяющие рассматриваемый класс движений.

В § 2 дано обобщение этих условий на пластинки.

§ 1. Рассмотрим шарнирно опертый стержень, нагруженный постоянной осевой силой  $T$ . Уравнение состояния при ползучести имеет вид:

$$\dot{p} = A\sigma^n p^{-\alpha} \left( p = \varepsilon - \frac{\sigma}{E} \right) \quad (1.1)$$

Здесь  $\sigma$  — напряжение,  $p$  — деформация ползучести,  $\varepsilon$  — полная деформация. Линеаризируя уравнение (1.1) при малых прогибах стержня, получим уравнение

$$\delta \dot{p} = An\sigma^{n-1} p^{-\alpha} \delta\sigma - A\alpha\sigma^n p^{-\alpha-1} \delta p \quad (1.2)$$

где  $p$  и  $\sigma$  относятся к оси стержня, а  $\delta p$ ,  $\delta\sigma$  означают малые приращения соответствующих величин по толщине стержня.

Пусть в начальный момент движения, при котором  $t = t^*$  и  $p = p^*$ , в результате воздействия некоторых возмущений стержень имеет начальный прогиб  $w^*$  и начальную деформацию ползучести  $\delta p^*$ . Интегрируя уравнение (1.2) при начальном условии  $(\delta p)_{p=p^*} = \delta p^*$ , получим

$$\delta p = \left( \frac{p}{p^*} \right)^{-\alpha} \delta p^* + \frac{n}{\sigma} p^{-\alpha} \int_{p^*}^p p^\alpha \delta\sigma dp \quad (1.3)$$

Учтем соотношения

$$\delta p = \delta\varepsilon - \frac{1}{E} \delta\sigma, \quad \delta\varepsilon = -zw_{xx} \quad (1.4)$$

и условие равновесия

$$\int \delta\sigma z dF = Tw \quad (1.5)$$

Полагая  $\delta p^* = -zw_{cxx}$  и вводя для шарнирно опертого стержня  $w = \tau(p) \sin \pi x/l$ ,  $w_p = \tau_c^* \sin \pi x/l$ , придем к уравнению для прогиба  $\tau(p)$

$$(1 - \sigma^\circ) \tau - \left( \frac{p}{p^*} \right)^{-\alpha} \tau_c^* - \frac{En}{\sigma} \sigma^\circ p^{-\alpha} \int_{p^*}^p p^\alpha \tau(p) dp = 0 \quad (1.6)$$

$$\left( \sigma^\circ = \frac{T}{T_e}, \quad T_e = \frac{\pi^2 EI}{l^2} \right)$$

где  $I$  — момент инерции сечения.

Решение уравнения (1.6)

$$\tau(p) = \frac{\tau_c^*}{1 - \sigma^0} \left(\frac{p}{p^*}\right)^{-\alpha} e^{k(p-p^*)} \quad \left(k = \frac{\sigma^0}{1 - \sigma^0} \frac{En}{\sigma}\right) \quad (1.7)$$

соответствует возмущенному движению, исследуемому в квазистатической постановке [1.2]. Границе устойчивости ( $k p = \alpha$ ) соответствует минимум функции (1.7).

В начальный момент движения при  $p = p^*$  и  $\tau = \tau^*$  имеем согласно (1.7)

$$\tau_c^* = (1 - \sigma^0) \tau^* \quad (1.8)$$

Если ввести для  $\delta\sigma$  выражение

$$\delta\sigma = z\tau_c(p) \frac{\pi^2}{l^2} \sin \frac{\pi x}{l}$$

то из уравнения (1.5) получим  $\tau_c = E\sigma^0\tau$ , так что соотношение (1.8), определяющее начальную деформацию ползучести, примет вид

$$\tau_c^* = \tau^* - \tau_c^*/E$$

Легко видеть, что это условие эквивалентно соотношению (1.4), отнесенному к начальной деформации ползучести  $\delta p^*$  при условии, что  $\delta\sigma$  подчинены уравнению (1.5).

Таким образом, те возмущения, которые определяют движение вида (1.7), соответствуют следующим условиям: прогиб  $w^*$  при  $p = p^*$  сопровождается напряжениями  $\delta\sigma^*$ , определяемыми условием (1.5), и в этот момент времени имеется деформация ползучести  $\delta p^*$ , причем

$$\delta p^* = \delta e^* - \tau_c^*/E \quad (\delta e = -zw_{xx}^*)$$

§ 2. Рассмотрим постановку задачи устойчивости пластинки и попытаемся сформулировать начальные условия, обобщая начальные условия для стержней.

Пусть уравнение состояния при ползучести имеет вид

$$\dot{p}_i = g(p_i, \sigma_i) \sigma_i \quad (2.1)$$

и пусть между составляющими тензора скоростей деформаций ползучести  $\dot{p}_{ij}$  и составляющими дивергента напряжений  $\sigma_{ij}^{\circ\circ}$  имеют место соотношения теории течения

$$\dot{p}_{ij} = \frac{3}{2} g(p_i, \sigma_i) \sigma_{ij}^{\circ\circ}, \quad p_{ij} = \varepsilon_{ij} - \frac{1}{2G} \sigma_{ij}^{\circ\circ} \quad (2.2)$$

Для интенсивностей напряжений и скоростей деформаций ползучести имеем

$$\sigma_i^2 = \frac{3}{2} \sigma_{ij}^{\circ\circ} \sigma_{ij}^{\circ\circ}, \quad p_i^2 = \frac{2}{3} \dot{p}_{ij} \dot{p}_{ij}, \quad p_i = \int_0^t \dot{p}_i dt \quad (2.3)$$

Варьируя (2.1), (2.2), получим уравнения для малых приращений  $\delta p$ ,  $\delta\sigma$ ,  $\delta\varepsilon$  по толщине пластинки

$$\begin{aligned} \delta \dot{p}_i &= a \delta p_i + g(b+1) \delta\sigma_i \\ \delta \varepsilon_{ij} - \frac{1}{2G} \delta \sigma_{ij}^{\circ\circ} &= \frac{3}{2} g \delta \sigma_{ij}^{\circ\circ} + \frac{3}{2} \alpha_{ij}^{\circ\circ} (a \delta p_i + g b \delta\sigma_i) \end{aligned} \quad (2.4)$$

$$a = \sigma_i \frac{\partial g}{\partial p_i}, \quad b = \frac{\sigma_i}{g} \frac{\partial g}{\partial \sigma_i}, \quad \alpha_{ij}^{\circ\circ} = \frac{\sigma_{ij}^{\circ\circ}}{\sigma_i}$$

При этом напряжения в срединной поверхности  $\sigma_{ij}$  от времени не зависят. Рассмотрим движение пластинки в условиях ползучести после воздействия некоторого возмущения, вызвавшего к моменту времени, при котором  $p_i = p_i^*$ , некоторый прогиб  $w^*$  и деформацию ползучести  $\delta p_i^*$ .

Переходя к переменной  $p_i$  и интегрируя уравнения (2.4) при начальных условиях

$$\delta p_i = \delta p_i^*, \quad \delta \sigma_{ij}^{\circ\circ} = \delta \sigma_{ij}^{\circ\circ*} \text{ при } p_i = p_i^*$$

найдем

$$\delta p = \frac{g}{g^*} \delta p^* + \frac{g}{\sigma_i} \int_{p^*}^p \frac{1+b}{g} \delta \sigma_i dp \quad (2.5)$$

$$\begin{aligned} \delta \sigma_{ij}^{\infty} &= \delta \sigma_{ij}^{* \infty} e^{\xi^* - \xi} + \frac{2}{3} E e^{-\xi} \int_{p^*}^p e^{\xi} \frac{\partial \varepsilon_{ij}}{\partial p} dp - \\ &- \alpha_{ij}^{\infty} E e^{-\xi} \int_{p^*}^p e^{\xi} \left[ \frac{a}{g^2} \delta p^* + b \delta \sigma_i + \frac{a}{\sigma_i} \int_{p^*}^p \frac{1+b}{g} \delta \sigma_i dp \right] \frac{dp}{\sigma_i} \end{aligned} \quad (2.6)$$

$$\xi = \frac{E p_i}{\sigma_i}, \quad \xi^* = \frac{E p_i^*}{\sigma_i}, \quad \alpha_{ij} = \frac{\sigma_{ij}}{\sigma_i}, \quad p = p_i, \quad p^* = p_i^*, \quad \delta p^* = \delta p_i^*$$

Полагая для деформаций

$$\delta \varepsilon_{11} = -z w_{xx}, \quad \delta \varepsilon_{22} = -z w_{yy}, \quad \delta \varepsilon_{12} = -z w_{xy}$$

найдем, интегрируя (2.6) по толщине пластинки  $2h$ , изгибающие и крутящий моменты

$$\begin{aligned} G_1 &= G_1^* e^{\xi^* - \xi} - E P^* \frac{\alpha_{11} e^{-\xi}}{g^*} \int_{p^*}^p e^{\xi} \frac{\partial g}{\partial p} dp - \\ &- e^{-\xi} \int_{p^*}^p e^{\xi} \left[ \frac{D}{2} \frac{\partial}{\partial p} (2w_{xx} + w_{yy}) + \alpha_{11} E R(M) \right] dp \quad \left( D = \frac{8}{9} E h^3 \right) \end{aligned} \quad (2.7)$$

Здесь

$$R(M) = \frac{b}{\sigma_i} M + \frac{a}{\sigma_i^2} \int_{p^*}^p \frac{1+b}{g} M dp$$

$$M = \left( \alpha_{11} - \frac{1}{2} \alpha_{22} \right) G_1 + \left( \alpha_{22} - \frac{1}{2} \alpha_{11} \right) G_2 + 3\alpha_{12} H \quad (2.8)$$

$$P^* = \int_{-h}^h \delta p^* z dz \quad (2.9)$$

Вводя в уравнение

$$G_{1xx} + G_{2yy} + 2H_{xy} + 2h\sigma_i \Lambda w = 0 \quad (2.10)$$

выражения моментов (2.7) и исключая затем функцию  $M$  тем же путем, что и в работе [3], приходим к уравнению

$$\begin{aligned} e^{\xi^* - \xi} (G_{1xx}^* + 2H_{xy}^* + G_{2yy}^*) - \frac{E}{g^*} \Lambda P^* e^{-\xi} \int_{p^*}^p e^{\xi} \frac{\partial g}{\partial p} dp + \\ + 2h\sigma_i \Lambda w - D e^{-\xi} \int_{p^*}^p e^{\xi} \left[ \Delta \Delta \frac{\partial w}{\partial p} + \frac{bE}{\sigma_i} T + \frac{Ea}{\sigma_i^2} \int_{p^*}^p \frac{1+b}{g} T dp \right] dp = 0 \end{aligned} \quad (2.11)$$

Здесь

$$\begin{aligned} T &= \frac{1}{D} e^{\xi^* - \xi} \Lambda M^* - \frac{1}{D} e^{\xi^* - \xi} (G_{1xx}^* + G_{2yy}^* + 2H_{xy}^*) - \\ &- \frac{2h\sigma_i}{D} \Lambda w + e^{-\xi} \int_{p^*}^p e^{\xi} \left[ \Delta \Delta - \frac{3}{4} \Lambda \Delta \right] \frac{\partial w}{\partial p} dp \\ \Delta &= \frac{\partial^2}{\partial x^2} + \frac{\partial^2}{\partial y^2}, \quad \Lambda = \alpha_{11} \frac{\partial^2}{\partial x^2} + 2\alpha_{12} \frac{\partial^2}{\partial x \partial y} + \alpha_{22} \frac{\partial^2}{\partial y^2} \end{aligned}$$

В уравнение (2.11) входят величины, связанные с начальным моментом вижения:  $G_1^*$ ,  $G_2^*$ ,  $H^*$ ,  $M^*$ ,  $P^*$ .

Варьируя второе из соотношений (2.3) с учетом (2.1) и (2.2), получим

$$\delta p_i^* = \alpha_{ij}^{00} \delta p_{ij}^*$$

Интегрируя по толщине и учитывая соотношения (2.8) и (2.9), найдем

$$P^* = -\frac{2}{3} h^3 \Delta w^* - \frac{1}{E} M^* \quad (2.12)$$

Выразим начальные значения моментов через прогибы при помощи обычных формул теории упругих пластин, но при этом введем некоторый множитель  $\beta$ , учитывающий релаксацию за счет начальной ползучести и позволяющий подчинить начальное состояние условиям равновесия (по аналогии с начальными условиями для стержней).

Таким образом

$$\begin{aligned} G_1^* &= -\beta D \left( w_{xx}^* + \frac{1}{2} w_{yy}^* \right) \\ G_2^* &= -\beta D \left( w_{yy}^* + \frac{1}{2} w_{xx}^* \right) \\ H^* &= -\beta \frac{D}{2} w_{xy}^* \end{aligned} \quad (2.13)$$

Для  $M^*$  согласно (2.8) получим

$$M^* = -\frac{3}{4} D \beta \Delta w \quad (2.14)$$

Имеем далее

$$G_{1xx}^* + G_{2yy}^* + 2H_{xy}^* = -\beta D \Delta \Delta w^* \quad (2.15)$$

Начальные условия (2.12)–(2.15) определяют движение, для которого при некотором значении  $p_i$  обращается в нуль производная от прогиба по времени.

Критическое значение  $p_i$  можно найти при помощи уравнения (2.11), если ввести начальные условия (2.12)–(2.15) и потребовать, чтобы в начальный момент движения при  $p_i = p_i^*$  производная  $\partial w / \partial p_i$  обращалась в нуль.

Полагая  $p_i = p_i^*$  в (2.11), получим уравнение

$$-\beta D \Delta \Delta w^* + 2h\sigma_i \Delta w^* = 0 \quad (2.16)$$

Дифференцируя (2.11) и полагая  $p_i = p_i^*$  и  $\partial w / \partial p_i = 0$ , получим условие, определяющее границу устойчивости, которое с учетом (2.16) запишется в виде

$$\frac{E}{\sigma_i} \beta \Delta \Delta w^* + \frac{3}{4} \left[ \beta \frac{E}{g^*} \frac{\partial g^*}{\partial \sigma_i} + (1 - \beta) \frac{1}{g^*} \frac{\partial g^*}{\partial \sigma_i} \right] \Delta \Delta w^* = 0 \quad (2.17)$$

При заданных краевых условиях для  $w$  и заданном  $\sigma_i$  уравнением (2.16) определяется собственная функция  $w$  и фундаментальное число  $\beta$ . Уравнение (2.17) определяет границу устойчивости  $p_i^*$ . В общем случае  $p_i^*$  для разных точек пластины может получиться различным и для решения вопроса об устойчивости необходимо определить минимальное  $p_i^*$ .

В случае, когда переменные разделяются, критическое значение  $p_i^*$  будет общим для всей пластинки.

§ 3. Рассмотрим некоторые примеры. Пусть уравнение состояния имеет вид

$$p_i = A \sigma_i^n p_i^{-\alpha}$$

Условие (2.17) запишется в виде

$$\beta \Delta \Delta w + \frac{3}{4} \left[ \beta (n - 1) - \alpha (1 - \beta) \frac{\sigma_i}{E p_i} \right] \Delta \Delta w = 0 \quad (3.1)$$

Рассмотрим случай цилиндрической потери устойчивости шарнирно опертой пластинки при сжатии.

Имеем

$$\begin{aligned} \sigma_{11} &= -\sigma, & \sigma_{22} &= -\frac{1}{2}\sigma, & \sigma_{12} &= 0, & \sigma_i &= \frac{\sqrt{3}}{2}\sigma \\ \alpha_{11} &= -\frac{2}{\sqrt{3}}, & \alpha_{22} &= -\frac{1}{\sqrt{3}}, & \alpha_{12} &= 0 \end{aligned}$$

Введем обозначение

$$\sigma^{\circ} = \frac{\sigma_i}{\sigma_e} \quad \left( \sigma_e = \frac{2}{3} \sqrt{\frac{E\pi^2 h^2}{l^2}} \right)$$

Здесь  $\sigma_e$  — интенсивность напряжений при упругой потере устойчивости. Полагая  $w = \tau \sin \pi x/l$ , из уравнений (2.16) и (3.1) найдем

$$P_i^* = \frac{1 - \sigma^{\circ} \alpha \sigma_i}{\sigma^{\circ}} \frac{\alpha \sigma_i}{En}$$

Это совпадает с результатом, полученным в работе [1] для стержней.

Для квадратной шарнирно опертой пластинки, сжатой в двух направлениях одинаковыми усилиями, имеем

$$\sigma_{11} = \sigma_{22} = -\sigma, \quad \sigma_{12} = 0, \quad \sigma_i = \sigma, \quad \sigma_e = \frac{8}{9} \frac{E\pi^2 h^2}{l^2}$$

$$\alpha_{11} = \alpha_{22} = -1, \quad \alpha_{12} = 0, \quad \sigma^{\circ} = \frac{\sigma_i}{\sigma_e}$$

Полагая

$$w = \tau \sin \frac{\pi x}{l} \sin \frac{\pi y}{l}$$

из уравнений (2.16) и (3.1) найдем

$$P_i^* = \frac{1 - \sigma^{\circ}}{\sigma^{\circ}} \frac{3\alpha\sigma_i}{(1 + 3n)E}$$

Для длинной шарнирно опертой пластинки, сжатой равномерно в продольном направлении, имеем

$$\sigma_{11} = -\sigma, \quad \sigma_{22} = \sigma_{12} = 0, \quad \sigma_i = \sigma, \quad \sigma_e = \frac{16}{9} \frac{E\pi^2 h^2}{b^2}$$

$$\alpha_{11} = -1, \quad \alpha_{22} = \alpha_{12} = 0, \quad \sigma^{\circ} = \frac{\sigma_i}{\sigma_e}$$

Здесь  $b$  — ширина пластинки.

Полагая

$$w = \tau \sin \frac{\pi x}{a} \sin \frac{\pi y}{b}, \quad \lambda = \frac{a}{b}$$

получим из (2.16)

$$\beta = 4\sigma^{\circ} \frac{\lambda^2}{(1 + \lambda^2)^2}$$

Значение  $\lambda$  определим из условия, чтобы  $\beta$  было максимальным, что соответствует минимальной начальной деформации ползучести. Таким образом

$$\lambda = 1, \quad \beta = \sigma^{\circ}$$

Из уравнения (3.1) найдем

$$P_i^* = \frac{1 - \sigma^{\circ}}{\sigma^{\circ}} \frac{3\alpha\sigma_i}{(13 + 3n)E}$$

Отметим, что во всех случаях решения удовлетворяют условию  $P_i^* = 0$  при  $\sigma^{\circ} = 1$ .

Поступила 28 V 1962

#### ЛИТЕРАТУРА

1. Работнов Ю. Н., Шестериков С. А. Устойчивость стержней и пластинок в условиях ползучести. ПММ, 1957, т. XXI, вып. 3.
2. Работнов Ю. Н. The Theory of Creep and its Applications. «Plasticity». Pergamon Press., 1960.
3. Куршин Л. М. Устойчивость пластинок в условиях ползучести. ПМТФ, 1962, № 1.
4. Куршин Л. М. Устойчивость стержней в условиях ползучести. ПМТФ, 1961, № 6.