

Р. М. КИРАКОСЯН

ОБ УСТОЙЧИВОСТИ НЕУПРУГИХ КРУГЛЫХ ПЛИТ
 С УЧЕТОМ ВЛИЯНИЙ ДЕФОРМАЦИЙ ПОПЕРЕЧНЫХ СДВИГОВ

Устойчивости пластинок за пределами упругости материала в различных постановках посвящено много исследований ([1]—[11] и др.). В настоящей статье в рамках теории малых упруго-пластических деформаций произвольно упрочняющегося материала [1] получается система дифференциальных уравнений устойчивости круглых плит с учетом влияния деформаций поперечных сдвигов [8]. В качестве приложения решается задача устойчивости сжатых в радиальном направлении шарнирно опертых и защемленных по контуру круглых плит при осесимметричной форме потери устойчивости. Подробно рассматривается случай идеальной пластичности.

Аналогичная задача в рамках теории течения впервые рассмотрена в работе [7].

1. Рассмотрим пластинку толщины h , отнесенную к системе цилиндрических координат r, θ, z . В качестве механических соотношений примем уравнения деформационной теории пластичности несжимаемого материала [1]

$$\sigma_r - \frac{1}{2}\sigma_\theta = \frac{\sigma_i}{e_i} e_r, \quad \sigma_\theta - \frac{1}{2}\sigma_r = \frac{\sigma_i}{e_i} e_\theta, \quad \tau_{r\theta} = \frac{\sigma_i}{3e_i} e_{r\theta} \quad (1.1)$$

где $\sigma_r, \sigma_\theta, \tau_{r\theta}$ и $e_r, e_\theta, e_{r\theta}$ — компоненты напряжения и деформаций,

$$\sigma_i = \sqrt{\sigma_r^2 - \sigma_r \sigma_\theta + \sigma_\theta^2 + 3\tau_{r\theta}^2} \quad (1.2)$$

$$e_i = \frac{2}{\sqrt{3}} \sqrt{e_r^2 + e_r e_\theta + e_\theta^2 + \frac{1}{4} e_{r\theta}^2}$$

— интенсивности касательных напряжений и деформаций сдвига.

Пусть в пластинке, которая деформирована за пределами упругости, реализовано безмоментное напряженное состояние

$$\sigma_r, \sigma_\theta, \tau_{r\theta} \quad (1.3)$$

При выпучивании напряжения в пластинке получают бесконечно малые приращения $\delta\sigma_r, \delta\sigma_\theta, \delta\tau_{r\theta}, \tau_{r\theta}, \tau_{r\theta}$. Принимается гипотеза непрерывного нагружения ([11], [12]), согласно которой искривление пластинки возможно в условиях возрастания нагрузки, обеспечивающих нагружение во

всех ее точек. Известно [5], что критические значения параметров, полученные по этой постановке, не будут отличаться от результатов, вытекающих из критерия равноактивной бифуркации, при котором неустойчивость за пределами упругости понимается как неустойчивость процесса деформирования. С помощью (1.1) для вариаций $\delta\tau_r$, $\delta\tau_\theta$ и $\delta\tau_{r\theta}$ получим

$$\begin{aligned}\delta\tau_r &= a_{11}\delta e_r + a_{12}\delta e_\theta + a_{13}\delta e_{r\theta} \\ \delta\tau_\theta &= a_{22}\delta e_\theta + a_{12}\delta e_r + a_{23}\delta e_{r\theta} \\ \delta\tau_{r\theta} &= a_{33}\delta e_{r\theta} + a_{13}\delta e_r + a_{23}\delta e_\theta\end{aligned}\quad (1.4)$$

где

$$\begin{aligned}a_{11} &= \frac{4}{9e_i} \left[3\tau_i + (2e_r + e_\theta)^2 \frac{d}{de_i} \left(\frac{\tau_i}{e_i} \right) \right] \\ a_{22} &= \frac{4}{9e_i} \left[3\tau_i + (2e_\theta + e_r)^2 \frac{d}{de_i} \left(\frac{\tau_i}{e_i} \right) \right] \\ a_{33} &= \frac{1}{9e_i} \left[3\tau_i + e_{r\theta}^2 \frac{d}{de_i} \left(\frac{\tau_i}{e_i} \right) \right] \\ a_{12} &= \frac{2}{9e_i} \left[3\tau_i + 2(2e_r + e_\theta)(2e_\theta + e_r) \frac{d}{de_i} \left(\frac{\tau_i}{e_i} \right) \right] \\ a_{13} &= \frac{1}{9e_i} e_{r\theta} (2e_r + e_\theta) \frac{d}{de_i} \left(\frac{\tau_i}{e_i} \right) \\ a_{23} &= \frac{2}{9e_i} e_{r\theta} (2e_\theta + e_r) \frac{d}{de_i} \left(\frac{\tau_i}{e_i} \right)\end{aligned}\quad (1.5)$$

В условиях отсутствия поверхностных нагрузок для тангенциальных напряжений по уточненной теории [8] имеем

$$\tau_{rz} = f(z) \varphi(r, \theta), \quad \tau_{\theta z} = f(z) \psi(r, \theta) \quad (1.6)$$

где $f(z)$ — функция, характеризующая закон изменения касательных напряжений по толщине пластинки, $\varphi(r, \theta)$ и $\psi(r, \theta)$ — искомые функции.

Здесь уточненная теория, учитывающая влияние деформаций поперечных сдвигов, применяется со всеми известными условностями, как это делается обычно, например, в задачах изгиба пластинок.

Связь между касательными напряжениями (1.6) и соответствующими деформациями поперечных сдвигов пластинки имеет вид [1]

$$\tau_{rz} = \frac{\tau_i}{3e_i} e_{rz}, \quad \tau_{\theta z} = \frac{\tau_i}{3e_i} e_{\theta z} \quad (1.7)$$

Пользуясь геометрическими соотношениями

$$e_{rz} = \frac{\partial \delta u_r}{\partial z} + \frac{\partial \delta u_z}{\partial r}, \quad e_{\theta z} = \frac{1}{r} \frac{\partial \delta u_z}{\partial \theta} + \frac{\partial \delta u_\theta}{\partial z} \quad (1.8)$$

где u_r, u_θ, u_z — перемещения по направлению координатных линий r, θ, z соответственно, с учетом (1.6) и (1.7) получим

$$\begin{aligned}\frac{\partial \delta u_r}{\partial z} &= -\frac{\partial \delta u_z}{\partial r} + \frac{3e_i}{z_i} f(z) \varphi(r, \theta) \\ \frac{\partial \delta u_\theta}{\partial z} &= -\frac{1}{r} \frac{\partial \delta u_z}{\partial \theta} + \frac{3e_i}{z_i} f(z) \psi(r, \theta)\end{aligned}\quad (1.9)$$

Пренебрегая изменением нормальных перемещений по толщине и деформированием срединной плоскости ($u = v = 0$), из (1.9) путем интегрирования по z находим

$$\begin{aligned}\delta u_r &= -z \frac{\partial w}{\partial r} + \frac{3e_i}{z_i} \bar{J}_0(z) \varphi(r, \theta) \\ \delta u_\theta &= -z \frac{1}{r} \frac{\partial w}{\partial \theta} + \frac{3e_i}{z_i} \bar{J}_0(z) \psi(r, \theta)\end{aligned}\quad (1.10)$$

Здесь

$$\bar{J}_0(z) = \int_0^z f(z) dz \quad (1.11)$$

w — прогиб пластинки.

Используя геометрические соотношения, с учетом (1.10) для вариаций деформаций получим

$$\begin{aligned}\delta e_r &= -z \frac{\partial^2 w}{\partial r^2} + 3\bar{J}_0(z) \frac{\partial}{\partial r} \left[\frac{e_i}{z_i} \varphi(r, \theta) \right] \\ \delta e_\theta &= -\frac{z}{r} \left(\frac{\partial w}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial^2 w}{\partial \theta^2} \right) + \frac{3}{r} \bar{J}_0(z) \left[\frac{e_i}{z_i} \varphi(r, \theta) + \frac{\partial}{\partial \theta} \left(\frac{e_i}{z_i} \psi(r, \theta) \right) \right] \\ \delta e_{r\theta} &= -z \left[r \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{1}{r^2} \frac{\partial w}{\partial \theta} \right) + \frac{1}{r} \frac{\partial^2 w}{\partial r \partial \theta} \right] + \\ &+ 3\bar{J}_0(z) \left[r \frac{\partial}{\partial r} \left[\frac{e_i}{r z_i} \psi(r, \theta) + \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial \theta} \left(\frac{e_i}{z_i} \varphi \right) \right] \right]\end{aligned}\quad (1.12)$$

Внеся (1.12) в (1.4) и присоединяя к ним (1.6), для приращений напряжений выпущенной пластинки находим

$$\begin{aligned}\delta \sigma_r &= -z \left\{ a_{11} \frac{\partial^2 w}{\partial r^2} + a_{12} \frac{1}{r} \left(\frac{\partial w}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial^2 w}{\partial \theta^2} \right) + \right. \\ &+ \left. a_{13} \left[r \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{1}{r^2} \frac{\partial w}{\partial \theta} \right) + \frac{1}{r} \frac{\partial^2 w}{\partial r \partial \theta} \right] \right\} +\end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
& + 3\bar{J}_0(z) \left\{ a_{11} \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{e_i}{\sigma_i} \varphi \right) + \frac{a_{13}}{r} \left[\frac{e_i}{\sigma_i} \varphi(r, \theta) + \frac{\partial}{\partial \theta} \left(\frac{e_i}{\sigma_i} \psi \right) \right] + \right. \\
& \quad \left. + a_{13} \left[r \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{e_i}{r\sigma_i} \psi \right) + \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial \theta} \left(\frac{e_i \varphi}{\sigma_i} \right) \right] \right\} \\
\delta z_0 = & -z \left\{ a_{22} \left(\frac{\partial w}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial^2 w}{\partial r^2} \right) + a_{12} \frac{\partial^2 w}{\partial r^2} + \right. \\
& \quad \left. + a_{23} \left[r \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{1}{r^2} \frac{\partial w}{\partial \theta} \right) + \frac{1}{r} \frac{\partial^2 w}{\partial r \partial \theta} \right] \right\} + \\
& + 3\bar{J}_0(z) \left\{ \frac{a_{22}}{r} \left[\frac{e_i \varphi}{\sigma_i} + \frac{\partial}{\partial \theta} \left(\frac{e_i \psi}{\sigma_i} \right) \right] + a_{12} \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{e_i \varphi}{\sigma_i} \right) + \right. \\
& \quad \left. + a_{23} \left[r \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{e_i \psi}{r\sigma_i} \right) + \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial \theta} \left(\frac{e_i \varphi}{\sigma_i} \right) \right] \right\} \\
\delta z_{r,\theta} = & -z \left\{ a_{33} \left[r \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{1}{r^2} \frac{\partial w}{\partial \theta} \right) + \frac{1}{r} \frac{\partial^2 w}{\partial r \partial \theta} \right] + \right. \\
& \quad \left. + a_{13} \frac{\partial^2 w}{\partial r^2} + a_{23} \left(\frac{\partial w}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial^2 w}{\partial r^2} \right) \right\} + \\
& + 3\bar{J}_0(z) \left\{ a_{33} \left[r \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{e_i \psi}{r\sigma_i} \right) + \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial \theta} \left(\frac{e_i \varphi}{\sigma_i} \right) \right] + \right. \\
& \quad \left. + a_{13} \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{e_i \varphi}{\sigma_i} \right) + \frac{a_{23}}{r} \left[\frac{e_i \varphi}{\sigma_i} + \frac{\partial}{\partial \theta} \left(\frac{e_i \psi}{\sigma_i} \right) \right] \right\} \\
\tau_{rz} = & f(z) \varphi(r, \theta), \quad \tau_{\theta z} = f(z) \psi(r, \theta) \tag{1.13}
\end{aligned}$$

Поступая как обычно, для приращений моментов и поперечных сил получим

$$\begin{aligned}
\delta M_r = & -\frac{h^3}{12} \left\{ a_{11} \frac{\partial^2 w}{\partial r^2} + \frac{a_{12}}{r} \left(\frac{\partial w}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial^2 w}{\partial r^2} \right) + \right. \\
& \quad \left. + a_{13} \left[r \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{1}{r^2} \frac{\partial w}{\partial \theta} \right) + \frac{1}{r} \frac{\partial^2 w}{\partial r \partial \theta} \right] \right\} + \\
& + 3\bar{J}_1 \left\{ a_{11} \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{e_i \varphi}{\sigma_i} \right) + \frac{a_{12}}{r} \left[\frac{e_i \varphi}{\sigma_i} + \frac{\partial}{\partial \theta} \left(\frac{e_i \psi}{\sigma_i} \right) \right] + \right. \\
& \quad \left. + a_{13} \left[r \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{e_i \psi}{r\sigma_i} \right) + \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial \theta} \left(\frac{e_i \varphi}{\sigma_i} \right) \right] \right\} \\
\delta M_\theta = & -\frac{h^3}{12} \left\{ a_{22} \left(\frac{\partial w}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial^2 w}{\partial r^2} \right) + a_{12} \frac{\partial^2 w}{\partial r^2} + \right. \\
& \quad \left. + a_{23} \left[r \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{1}{r^2} \frac{\partial w}{\partial \theta} \right) + \frac{1}{r} \frac{\partial^2 w}{\partial r \partial \theta} \right] \right\} +
\end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
& + 3\bar{J}_1 \left\{ \frac{a_{22}}{r} \left[\frac{e_i \bar{\varphi}}{\sigma_i} + \frac{\partial}{\partial \theta} \left(\frac{e_i \bar{\psi}}{\sigma_i} \right) \right] + a_{12} \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{e_i \bar{\varphi}}{\sigma_i} \right) + \right. \\
& \quad \left. + a_{23} \left[r \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{e_i \bar{\psi}}{r \sigma_i} \right) + \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial \theta} \left(\frac{e_i \bar{\varphi}}{\sigma_i} \right) \right] \right\} \\
\delta H = & - \frac{h^3}{12} \left\{ a_{33} \left[r \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{1}{r^2} \frac{\partial w}{\partial \theta} \right) + \frac{1}{r} \frac{\partial^2 w}{\partial r \partial \theta} \right] + \right. \\
& \quad \left. + a_{13} \frac{\partial^2 w}{\partial r^2} + \frac{a_{23}}{r} \left(\frac{\partial w}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial^2 w}{\partial \theta^2} \right) \right\} + \\
& + 3\bar{J}_1 \left\{ a_{33} \left[r \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{e_i \bar{\psi}}{r \sigma_i} \right) + \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial \theta} \left(\frac{e_i \bar{\varphi}}{\sigma_i} \right) \right] + a_{13} \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{e_i \bar{\varphi}}{\sigma_i} \right) + \right. \\
& \quad \left. + \frac{a_{23}}{r} \left[\frac{e_i \bar{\varphi}}{\sigma_i} + \frac{\partial}{\partial \theta} \left(\frac{e_i \bar{\psi}}{\sigma_i} \right) \right] \right\} \\
N_r = & \bar{J}_2 \bar{\varphi}(r, \theta), \quad N_\theta = \bar{J}_2 \bar{\psi}(r, \theta) \tag{1.14}
\end{aligned}$$

где

$$\bar{J}_1 = \int_{-h/2}^{h/2} z \bar{J}_0(z) dz, \quad \bar{J}_2 = \int_{-h/2}^{h/2} f(z) dz \tag{1.15}$$

Уравнения равновесия дифференциального элемента пластинки после выпучивания имеют вид [8]

$$\begin{aligned}
\frac{\partial \delta M_r}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial \delta H}{\partial \theta} + \frac{\delta M_r - \delta M_\theta}{r} &= N_r \\
\frac{\partial \delta H}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial \delta M_\theta}{\partial \theta} + \frac{2\delta H}{r} &= N_\theta \tag{1.16} \\
\frac{\partial N_r}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial N_\theta}{\partial \theta} + \frac{N_r}{r} + T_r^0 \frac{\partial^2 w}{\partial r^2} + T_\theta^0 \frac{1}{r} \left(\frac{\partial w}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial^2 w}{\partial \theta^2} \right) + \\
& + 2S^0 \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{1}{r} \frac{\partial w}{\partial \theta} \right) = 0
\end{aligned}$$

где T_r^0 , T_θ^0 , S^0 — внутренние тангенциальные силы начального безмоментного состояния

$$T_r^0 = h\tau_r, \quad T_\theta^0 = h\tau_\theta, \quad S^0 = h\tau_{r\theta} \tag{1.17}$$

Подставляя (1.14) в (1.16), получим следующую систему относительно $w(r, \theta)$, $\varphi(r, \theta)$ и $\psi(r, \theta)$:

$$\begin{aligned}
& \frac{\partial}{\partial r} \left\{ a_{11} \frac{\partial^2 w}{\partial r^2} + \frac{a_{12}}{r} \left(\frac{\partial w}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial^2 w}{\partial \theta^2} \right) + a_{13} \left[r \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{1}{r^2} \frac{\partial w}{\partial \theta} \right) + \frac{1}{r} \frac{\partial^2 w}{\partial r \partial \theta} \right] \right\} + \\
& + \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial \theta} \left\{ a_{33} \left[r \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{1}{r^2} \frac{\partial w}{\partial \theta} \right) + \frac{1}{r} \frac{\partial^2 w}{\partial r \partial \theta} \right] + a_{13} \frac{\partial^2 w}{\partial r^2} + \right. \\
& \quad \left. + \frac{a_{23}}{r} \left(\frac{\partial w}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial^2 w}{\partial \theta^2} \right) \right\} + \\
& + \frac{1}{r} \left\{ (a_{11} - a_{12}) \frac{\partial^2 w}{\partial r^2} + (a_{12} - a_{22}) \frac{1}{r} \left(\frac{\partial w}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial^2 w}{\partial \theta^2} \right) + \right. \\
& \quad \left. + (a_{13} - a_{23}) \left[r \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{1}{r^2} \frac{\partial w}{\partial \theta} + \frac{1}{r} \frac{\partial^2 w}{\partial r \partial \theta} \right) \right] \right\} - \\
& - \frac{36\bar{J}_1}{h^3} \frac{\partial}{\partial r} \left\{ a_{11} \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{e_i \varphi}{z_i} \right) + \frac{a_{12}}{r} \left[\frac{e_i \varphi}{z_i} + \frac{\partial}{\partial \theta} \left(\frac{e_i \psi}{z_i} \right) \right] \right\} + \\
& \quad + a_{13} \left[r \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{e_i \psi}{r z_i} \right) + \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial \theta} \left(\frac{e_i \varphi}{z_i} \right) \right] - \\
& + \frac{36\bar{J}_1}{h^3} \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial \theta} \left\{ a_{33} \left[r \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{e_i \psi}{r z_i} \right) + \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial \theta} \left(\frac{e_i \varphi}{z_i} \right) \right] \right\} + \\
& \quad + a_{13} \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{e_i \varphi}{z_i} \right) + \frac{a_{23}}{r} \left[\frac{e_i \varphi}{z_i} + \frac{\partial}{\partial \theta} \left(\frac{e_i \psi}{z_i} \right) \right] - \\
& - \frac{36\bar{J}_1}{h^3} \frac{1}{r} \left\{ (a_{11} - a_{12}) \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{e_i \varphi}{z_i} \right) + (a_{12} - a_{22}) \frac{1}{r} \left[\frac{e_i \varphi}{z_i} + \frac{\partial}{\partial \theta} \left(\frac{e_i \psi}{z_i} \right) \right] \right\} + \\
& \quad + (a_{13} - a_{23}) \left[r \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{e_i \psi}{r z_i} \right) + \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial \theta} \left(\frac{e_i \varphi}{z_i} \right) \right] + \frac{12\bar{J}_2}{h^3} \varphi = 0 \quad (1.18)
\end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
& \frac{\partial}{\partial r} \left\{ a_{33} \left[r \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{1}{r^2} \frac{\partial w}{\partial \theta} \right) + \frac{1}{r} \frac{\partial^2 w}{\partial r \partial \theta} \right] + a_{13} \frac{\partial^2 w}{\partial r^2} + \frac{a_{23}}{r} \left(\frac{\partial w}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial^2 w}{\partial \theta^2} \right) \right\} + \\
& \quad + \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial \theta} \left\{ \frac{a_{22}}{r} \left(\frac{\partial w}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial^2 w}{\partial \theta^2} \right) + a_{12} \frac{\partial^2 w}{\partial r^2} + \right. \\
& \quad \left. + a_{23} \left[r \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{1}{r^2} \frac{\partial w}{\partial \theta} \right) + \frac{1}{r} \frac{\partial^2 w}{\partial r \partial \theta} \right] \right\} + \\
& + \frac{2}{r} \left\{ a_{33} \left[r \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{1}{r^2} \frac{\partial w}{\partial \theta} \right) + \frac{1}{r} \frac{\partial^2 w}{\partial r \partial \theta} \right] + a_{13} \frac{\partial^2 w}{\partial r^2} + \frac{a_{23}}{r} \left[\frac{\partial w}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial^2 w}{\partial \theta^2} \right] \right\} - \\
& - \frac{36\bar{J}_3}{h^3} \frac{\partial}{\partial r} \left\{ a_{33} \left[r \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{e_i \psi}{r z_i} \right) + \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial \theta} \left(\frac{e_i \varphi}{z_i} \right) \right] \right\} + \\
& \quad + a_{13} \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{e_i \varphi}{z_i} \right) + \frac{a_{23}}{r} \left[\frac{e_i \varphi}{z_i} + \frac{\partial}{\partial \theta} \left(\frac{e_i \psi}{z_i} \right) \right] -
\end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
& - \frac{36\bar{J}_1}{h^3} \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial \theta} \left[\frac{a_{22}}{r} \left[\frac{e_i \varphi}{\sigma_i} + \frac{\partial}{\partial \theta} \left(\frac{e_i \psi}{\sigma_i} \right) \right] + a_{12} \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{e_i \varphi}{\sigma_i} \right) + \right. \\
& \quad \left. + a_{23} \left[r \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{e_i \psi}{r \sigma_i} \right) + \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial \theta} \left(\frac{e_i \varphi}{\sigma_i} \right) \right] \right] - \\
& \quad - \frac{72\bar{J}_1}{h^3} \frac{1}{r} \left\{ a_{33} \left[r \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{e_i \psi}{r \sigma_i} \right) + \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial \theta} \left(\frac{e_i \varphi}{\sigma_i} \right) \right] + \right. \\
& \quad \left. + a_{13} \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{e_i \varphi}{\sigma_i} \right) + \frac{a_{23}}{r} \left[\frac{e_i \varphi}{\sigma_i} + \frac{\partial}{\partial \theta} \left(\frac{e_i \psi}{\sigma_i} \right) \right] \right\} + \frac{12\bar{J}_2}{h^3} \psi(r, \theta) = 0 \\
& \quad \bar{J}_2 \left(\frac{\partial \varphi}{\partial r} + \frac{\varphi}{r} + \frac{1}{r} \frac{\partial \psi}{\partial \theta} \right) + T_r^0 \frac{\partial^2 w}{\partial r^2} + T_\theta^0 \frac{1}{r} \left(\frac{\partial w}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial^2 w}{\partial \theta^2} \right) + \\
& \quad + 2S^0 \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{1}{r} \frac{\partial w}{\partial r} \right) = 0.
\end{aligned}$$

Это — система устойчивости пластинки за пределами упругости материала с учетом влияния деформаций поперечных сдвигов.

2. Рассмотрим задачу об устойчивости круглой пластинки, сжатой в своей плоскости радиальным давлением p , при осесимметричных формах потери устойчивости. Пусть в пластинке реализовано однородное деформированное состояние с интенсивностью деформаций l_i . Для простоты ограничимся случаем линейного упрочнения [1]

$$\sigma_i = 3G[(1-\lambda)e_i + \lambda e_s], \quad \lambda = \begin{cases} 0, & \text{если } e_i \leq e_s \\ 1 - \frac{1}{3G} \frac{d\sigma_i}{de_i} = \text{const}, & \text{если } e_i \geq e_s \end{cases} \quad (2.1)$$

Здесь G — модуль сдвига, e_s — предел упругих деформаций материала.

В отличие от обычного, состояние пластинки до потери устойчивости будем представлять ее деформированным состоянием, а не напряженным. Это означает, что вместо критических значений напряжений (нагрузок) будем отыскивать критические значения интенсивности деформаций начального плоского состояния пластинки. Как будет показано в пункте 3, этот вопрос, который при упругом и упрочняющемся материалах не важен, при идеальной пластичности приобретает принципиально важное значение.

Полагая

$$T_r^0 = T_\theta^0 = -ph = -3Gh[(1-\lambda)e_i + \lambda e_s], \quad S^0 = 0 \quad (2.2)$$

и используя (1.1), (1.2), (2.1), находим

$$\begin{aligned}
a_{11} = a_{22} &= \frac{G}{e_i} [4(1-\lambda)e_i + \lambda e_s], & a_{33} &= \frac{G}{e_i} [(1-\lambda)e_i + \lambda e_s] \\
a_{12} &= \frac{G}{e_i} [2(1-\lambda)e_i - \lambda e_s], & a_{13} = a_{23} &= 0
\end{aligned} \quad (2.3)$$

Имея в виду, что коэффициенты α_{ij} не зависят от координат, а в силу осесимметричности выпучивания пластинки $\psi \equiv 0$, из (1.18) с учетом (2.3) получим

$$\begin{aligned} \frac{d}{dr} \left(\frac{d^2 w}{dr^2} + \frac{1}{r} \frac{dw}{dr} \right) - a \frac{d}{dr} \left(\frac{d\varphi}{dr} + \frac{\varphi}{r} \right) + b\varphi &= 0 \\ \frac{d^2 w}{dr^2} + \frac{1}{r} \frac{dw}{dr} - c \left(\frac{d\varphi}{dr} + \frac{\varphi}{r} \right) &= 0 \end{aligned} \quad (2.4)$$

где

$$\begin{aligned} a &= \frac{12 \bar{J}_1 e_i}{Gh^3 [(1-\lambda) e_i + \lambda e_s]}, & b &= \frac{12 \bar{J}_2 e_i}{Gh^3 [4(1-\lambda) e_i + \lambda e_s]} \\ c &= \frac{\bar{J}_2}{3Gh [(1-\lambda) e_i + \lambda e_s]} \end{aligned} \quad (2.5)$$

С помощью простых преобразований функцию φ выразим через w

$$\begin{aligned} \varphi &= -\gamma \frac{d}{dr} \left(\frac{d^2 w}{dr^2} + \frac{1}{r} \frac{dw}{dr} \right) \\ \gamma &= \frac{c-a}{bc} = \frac{Gh^3}{12 \bar{J}_2 e_i} [4(1-\lambda) e_i + \lambda e_s] \left(1 - 36 \frac{\bar{J}_1}{\bar{J}_2} \frac{e_i}{h^2} \right) \end{aligned} \quad (2.6)$$

Подставляя это выражение во второе уравнение системы (2.4), приходим к дифференциальному уравнению Бесселя относительно прогиба

$$\nabla^4 w + \alpha^2 \nabla^2 w = 0 \quad (2.7)$$

где

$$\begin{aligned} \nabla^2 &= \frac{d^2}{dr^2} + \frac{1}{r} \frac{d}{dr} \\ \alpha^2 &= \frac{1}{c\gamma} = \frac{36 e_i}{h^2} \frac{(1-\lambda) e_i + \lambda e_s}{4(1-\lambda) e_i + \lambda e_s} \frac{1}{1 - 36 \frac{\bar{J}_1}{\bar{J}_2} \frac{e_i}{h^2}} \end{aligned} \quad (2.8)$$

Ограниченное решение уравнения (2.7), которое на контуре пластинки $r = R$ превращается в нуль, имеет вид [4]

$$w(r) = C [J_0(\alpha r) - J_0(\alpha R)] \quad (2.9)$$

Здесь C — постоянная интегрирования, J_0 — бesselова функция первого рода с нулевым индексом. Из (2.6) с учетом (2.9) для функции φ находим

$$\varphi = -C \gamma \alpha^3 J_1(\alpha r) \quad (2.10)$$

где J_1 — бesselова функция первого рода с индексом 1.

Вычислим изгибающий момент и угол наклона в радиальном направлении пластинки.

Первая формула (1.14) в нашем случае принимает вид

$$\begin{aligned} \delta M_r = & -\frac{h^3}{12} \left(a_{11} \frac{d^2 w}{dr^2} + \frac{a_{12}}{r} \frac{dw}{dr} \right) + \\ & + \frac{\bar{J}_1 e_i}{G[(1-\lambda)e_i + \lambda e_s]} \left(a_{11} \frac{d\varphi}{dr} + a_{12} \frac{\varphi}{r} \right) \end{aligned} \quad (2.11)$$

Имея в виду (2.3), (2.9) и (2.10), получим

$$\delta M_r = \frac{C\alpha^2 h^3}{12} a_{11} \left(1 - 36 \frac{\bar{J}_1 e_i}{J_2 h^2} \right) \left[J_0(\alpha r) - \frac{2[(1-\lambda)e_i + \lambda e_s]}{4(1-\lambda)e_i + \lambda e_s} \frac{J_1(\alpha r)}{\alpha r} \right] \quad (2.12)$$

Для угла наклона из (2.9) находим

$$\frac{dw}{dr} = -C\alpha J_1(\alpha r) \quad (2.13)$$

В случае защемленной по контуру пластинки граничное условие имеет вид

$$\left. \frac{dw}{dr} \right|_{r=R} = 0 \quad (2.14)$$

В случае же шарнирно опертой пластинки —

$$\delta M_r|_{r=R} = 0 \quad (2.15)$$

Следовательно, критические значения интенсивности деформаций начального состояния пластинки e_i определяются корнями уравнений

$$J_1(\alpha R) = 0 \quad (\text{случай защемления}) \quad (2.16)$$

$$J_0(\alpha R) - \beta \frac{J_1(\alpha R)}{\alpha R} = 0 \quad (\text{случай шарнирного опирания}) \quad (2.17)$$

где

$$\begin{aligned} \beta = & \frac{2[(1-\lambda)e_i + \lambda e_s]}{4(1-\lambda)e_i + \lambda e_s} \\ \alpha R = & \frac{6R}{h} \sqrt{\frac{e_i[(1-\lambda)e_i + \lambda e_s]}{[4(1-\lambda)e_i + \lambda e_s] \left(1 - 36 \frac{\bar{J}_1 e_i}{J_2 h^2} \right)}} \end{aligned} \quad (2.18)$$

Соответствующие критические значения сжимающего давления p однозначным образом определяются по формуле

$$p = 3G[(1-\lambda)e_i + \lambda e_s] \quad (2.19)$$

При $\lambda = 0$, $\bar{J}_1/\bar{J}_2 = 0$ (2.16) ÷ (2.18) совпадают с соответствующими уравнениями и выражениями классической теории упругой пластинки при нежимаемости материала [4].

3. Рассмотрим случай идеальной пластичности ($\lambda = 1$). Допустим, что начальное состояние пластинки предельное ($\sigma_i = \sigma_s = \text{const}$), то есть в любой ее точке достигнут предел упругости материала. Исследуем вопрос возможности существования искривленных форм предельного равновесия такой пластинки. Полагая $\lambda = 1$, из (2.18) получим

$$\beta = 2, \quad \alpha R = \frac{6R}{h} \sqrt{\frac{e_i}{1 - 36 \frac{\bar{J}_1}{\bar{J}_2} \frac{e_i}{h^2}}} \quad (3.1)$$

Имея в виду условия существования нетривиальных форм равновесия (2.16), (2.17), с учетом (3.1) заключаем, что для идеально пластической пластинки существуют такие определенные степени развития пластического течения начального состояния, то есть такие определенные значения интенсивности деформаций $e_i^{(n)}$, при которых возможно предельное равновесие искривленных форм пластинки.

Эти значения $e_i^{(n)}$, которые условно назовем, критическими, получаются корнями уравнений (2.16), (2.17).

Если

$$e_s < e_i \neq e_i^{(n)} \quad (n = 1, 2, 3, \dots) \quad (3.2)$$

где $e_i^{(n)}$ — критическое значение, соответствующее n -ому корню уравнений (2.16), (2.17), то возможна только плоская форма предельного равновесия пластинки ($C = 0$).

При

$$e_i = e_i^{(n)} \quad (n = 1, 2, 3, \dots) \quad (3.3)$$

кроме плоской возможно существование еще n -ой формы предельного равновесия пластинки

$$w^{(n)}(r) = C [J_0(\alpha^{(n)} r) - J_0(\alpha^{(n)} R)], \quad \alpha^{(n)} = \frac{6}{h} \sqrt{\frac{e_i^{(n)}}{1 - 36 \frac{\bar{J}_1}{\bar{J}_2} \frac{e_i^{(n)}}{h^2}}} \quad (3.4)$$

Момент появления возможности существования искривленной формы равновесия, вообще говоря, не совпадает с моментом наступления предельного равновесия пластинки. Такое совпадение имеет место лишь в одном частном случае, когда

$$e_i^{(1)} = e_s \quad (3.5)$$

Если граничные условия допускают свободное течение материала при пло-

ской форме равновесия пластинки, то со временем обязательно поочередно наступят моменты достижения критических состояний $e_i^{(1)}, e_i^{(2)}, e_i^{(3)} \dots$ и т. д.

Это явление имеет простое физическое объяснение. Из (1.5) с учетом (2.1) при идеальной пластичности ($\lambda = 1$) получаем

$$a_{11} = a_{22} = a_{33} = G \frac{e_s}{e_i}, \quad a_{12} = -G \frac{e_s}{e_i}, \quad a_{13} = a_{23} = 0 \quad (3.6)$$

откуда видно, что с ростом пластического течения начального состояния (с возрастанием e_i) изменяются механические свойства материала, что заключается в увеличении его деформативности. В связи с этим, если при $e_i < e_i^{(n)}$ невозможно равновесие пластинки по n -ой форме искривления, то это становится возможным при $e_i = e_i^{(n)}$, когда материал пластинки уже обладает соответствующими деформативными свойствами.

Важно отметить, что возможность существования искривленных форм предельного состояния нельзя отождествлять с обычным понятием потери устойчивости пластинки. Дело в том, что при переходе от плоской формы к любой искривленной форме, который происходит на площадке текучести материала, вариация потенциальной энергии упругого деформирования всегда равна нулю. Поэтому, в смысле минимальности потенциальной энергии системы, плоская форма пластинки никакого преимущества не имеет по сравнению с искривленной формой. По этой причине не может существовать тенденция возвращения искривленной пластинки к ее исходной плоской форме равновесия. В силу этого, если при условии (3.3) искривлять пластинку по форме (3.4) и оставить самой себе, то реализуется безразличное предельное равновесие такой искривленной пластинки. Если же искривлять пластинку при условии (3.2) по любой форме и оставить, то состояние равновесия не реализуется. Однако это не означает, что искривленная пластинка возвратится к ее исходной плоской форме. Движение пластинки будет способствовать удалению от плоской формы. Пластинка разрушится по заданной схеме. В окончательном счете предельное равновесие пластинки всегда не устойчиво. Любопытно отметить, что если в качестве характеризующего параметра начального состояния принимать напряжение, то в случае идеальной пластичности это приводит к неизбежному исключению из поля рассмотрения или всех возможных нетривиальных форм предельного равновесия (случай (3.2)), или всех, кроме первой (случай (3.5)). Причина этого обстоятельства заключается в том, что между напряжениями и деформациями идеально-пластического тела существует неважнооднозначная зависимость: единственному полю напряжений соответствует бесконечное множество полей деформаций. Во избежание этого при идеальной пластичности необходимо начальное состояние характеризовать параметрами деформаций, а не напряжений, что и сделано в настоящей статье. Разумеется, для упругого и упрочняющегося материалов не имеет значения, из какого состояния исходить, из напряженного состояния или из деформированного.

R/h		$\lambda=0$						$\lambda=0.2$						$\lambda=0.4$					
		$10^3 e_t$			$10^3 p/3G$			$10^3 e_t$			$10^3 p/3G$			$10^3 e_t$			$10^3 p/3G$		
		I	II	III	I	II	III	I	II	III	I	II	III	I	II	III	I	II	III
с	ка.	261.01	1875.00	1840.0	261.01	375.00	1840.0	260.83	874.81	1839.8	208.85	700.04	1472.0	260.51	874.49	1839.5	156.71	525.10	1104.1
с	yt.	134.57	210.84	241.34	134.57	210.84	241.34	134.47	210.80	241.32	107.78	168.84	193.26	134.31	210.72	241.28	80.99	126.83	145.17
с	ка.	65.25	218.75	460.00	65.25	218.75	460.00	65.07	218.56	459.81	52.23	175.05	368.05	64.75	218.25	459.50	39.25	131.35	276.10
с	yt.	52.84	122.38	173.19	52.84	122.38	173.19	52.69	122.27	173.12	42.35	98.02	138.70	52.44	122.10	173.00	31.86	73.66	104.20
с	ка.	16.31	54.69	115.00	16.31	54.69	115.00	16.13	54.50	114.81	13.10	43.80	92.05	15.82	54.19	114.50	9.89	32.91	69.10
с	yt.	15.41	45.69	81.33	15.41	45.69	81.33	15.23	45.54	81.20	12.39	36.63	65.16	14.94	45.28	80.98	9.36	27.57	48.99
R/h		$\lambda=0.6$						$\lambda=0.8$						$\lambda=1$					
		I	II	III	I	II	III	I	II	III	I	II	III	I	II	III	I	II	III
с	ка.	259.89	873.87	1838.9	104.56	350.15	736.14	258.02	872.00	1836.9	52.40	175.20	368.20	65.25	218.76	460.03	1	1	1
с	yt.	133.99	210.57	241.20	54.20	84.83	97.08	133.03	210.12	240.95	27.41	42.82	48.99	52.84	122.38	173.19	1	1	1
с	ка.	64.13	217.63	458.87	26.25	87.65	184.15	62.30	215.76	457.00	13.26	43.95	92.20	16.31	54.69	115.00	1	1	1
с	yt.	51.94	121.75	172.77	21.37	49.30	69.71	50.46	120.71	172.07	10.89	24.94	35.21	15.41	45.69	81.33	1	1	1
с	ка.	15.21	53.57	113.88	6.69	22.03	46.15	13.52	51.74	112.03	3.50	11.15	23.21	4.078	13.67	28.75	1	1	1
с	yt.	14.37	44.76	80.54	6.35	18.50	32.81	12.78	43.24	79.23	3.36	9.45	16.65	4.019	13.03	26.05	1	1	1

Важно отметить, что если в рамках деформационной теории пластичности, путем представления начального состояния пластинки через ее деформированное состояние, можно устранить этот недостаток, то это невозможно сделать при теории течения. Причина этого обстоятельства заключается в том, что в теории течения невозможно записать механические соотношения, разрешенные относительно компонент полных деформаций.

В заключение заметим, что существование критической деформации при идеальной пластичности впервые было обнаружено в работе [6]. Обсуждение вопроса там проводится на примере длинной полосы с использованием другого подхода, основанного на разрывной зависимости критического напряжения от гибкости.

4. В табл. 1 и 2 приведены некоторые численные результаты решения задачи защемленной пластинки в уточненной и классической постановках для первых трех форм потери устойчивости. Как и следовало ожидать, критические напряжения с возрастанием λ монотонно убывают и при идеальной пластичности ($\lambda = 1$) независимо от форм выпучивания равняются пределу текучести материала (табл. 1). Этот вывод справедлив как при учете, так и при пренебрежении влияний поперечных сдвигов.

Таблица 2

$R/h \backslash \lambda$	$P_{кл.}^{(1)}/P_{ут.}^{(1)}$					
	0	0.2	0.4	0.6	0.8	1.0
2.5	1.939	1.538	1.935	1.929	1.912	I
5	1.235	1.234	1.232	1.228	1.218	I
10	1.058	1.057	1.057	1.054	1.042	I

Влияние поперечных сдвигов существенным образом зависит от относительной толщины пластинки. Если при $R/h = 2.5$ уточненные значения критического напряжения для обычных упрочняющихся материалов ($0 < \lambda < 0.95$) почти в два раза меньше, чем классические, то при $R/h = 10$ поправка составляет примерно 6% (табл. 2). Влияние поперечных сдвигов настолько сильно, насколько материал ближе к линейно упругому. С увеличением пластических свойств материала это влияние ослабляется. Для идеально-пластических пластины ($\lambda = 1$) учет влияния деформаций поперечных сдвигов приводит к понижению значений критических деформаций. При этом понижение настолько ощутимо, насколько толще пластинка.

ՈՉ ԱՌԱՋԳԱԿԱՆ ԿՎՈՐ ՍԱՆԵՐԻ ԿԱՅՈՒՆՈՒԹՅԱՆ ՄԱՍԻՆ՝
 ԼԱՅՆԱԿԱՆ ՍԱՀՔԵՐԻ ԳԵՅՈՐՄԱՅԻԱՆՆԵՐԻ ԱԶԳԵՑՈՒԹՅՈՒՆՆԵՐԻ
 ՀԱՇՎԱՌՄԱՄԲ

Ա մ փ ո փ ու լ մ

Կամայական ամրապնդվող նյութի համար փոքր առածղա-պլաստիկական ղեֆորմացիաների տեսության շրջանակներում ստացվում է կլոր սալերի կայունության խնդրի զիֆերենցիալ հավասարումների սիստեմը՝ լայնական սահ-բերի ղեֆորմացիաների ադգեցության հաշվառմամբ: Որպես կիրառություն լուծվում է շառավղի ուղղությամբ սեղմված կլոր սալերի կայունության առանցքասիմետրիկ խնդիրը եզրագծով հողակապորեն հենման և կոշտ ամ-րակցման ղեպքերում: Մանրամասն բննարկվում է իզեալական պլաստիկու-թյան ղեպքը: Բերվում են թվային արդյունքներ:

ON STABILITY OF UNELASTIC CIRCULAR PLATES,
 CONSIDERING TRANSVERSAL DISPLACEMENTS

R. M. KIRAKOSIAN

S u m m a r y

Within the theory of small elastic-plastic deformations of arbitrary hardening material a system of differential equations is obtained for the stability of circular plates, considering transversal displacements. As application the stability problem is solved for circular plates compressed radially, hinge-supported and rigidly fastened over their contour with an axisymmetric form of stability loss. The ideal plasticity case is considered. A numerical example is presented.

ЛИТЕРАТУРА

1. Ильюшин А. А. Пластичность. М.—Л., Гостехиздат, 1948.
2. Качанов А. М. Основы теории пластичности. М., Физматгиз, 1969.
3. Хорн М. Устойчивость упруго-пластических конструкций. Механика, 1965, № 1.
4. Вольмир А. С. Устойчивость упругих систем. М., Физматгиз, 1963.
5. Ключников В. Д. Развитие теории устойчивости конструкций за пределом упругости и критерий бифуркации процесса деформирования. Прикл. механика, 1975, т. XI (XXI), в. 6.
6. Ключников В. Д. О некоторых особенностях явления неустойчивости за пределом упругости. В кн.: «Успехи механики деформируемых сред». М., Наука, 1975.
7. Амбарцумян С. А. Об устойчивости неупругих пластинок с учетом деформаций поперечных сдвигов. ПММ, 1963, т. XXVII, в. 4.
8. Амбарцумян С. А. Теория анизотропных пластин. М., Физматгиз, 1967.
9. Киракосян Р. М. Об устойчивости пластинок за пределами упругости с учетом поперечных сдвигов. Изв. АН АрмССР, Механика, 1974, т. XXVII, № 4.
10. Киракосян Р. М. Об устойчивости неупругой прямоугольной пластинки, шарнирно опертой по двум противоположным сторонам, с учетом поперечных сдвигов. Изв. АН АрмССР, Механика, 1977, т. XXX, № 2.
11. Shanley F. R. Inelastic column theory. Journ. of the Aeronautical Sciences, 1947, v. XIV, No. 5.
12. Работнов Ю. Н., Шестериков С. А. Устойчивость стержней и пластинок в условиях ползучести. ПММ, 1957, т. XXI, в. 3.