

ЧИСТО-ПЛАСТИЧЕСКАЯ ПОТЕРЯ УСТОЙЧИВОСТИ ТОНКИХ ОБОЛОЧЕК

Э. И. Григолюк

(Москва)

Статья посвящена устойчивости сферической, цилиндрической и конической оболочек за пределом упругости, исходя из уравнений течения Прандтля — Рёйсса и предположения о чисто-пластическом состоянии при потере устойчивости.

1. Уравнения задачи. Исследование устойчивости тонких пологих оболочек за пределом упругости, если основываться на теории течения Прандтля — Рёйсса и предположении об отсутствии в момент потери устойчивости разгрузки, приводится к системе двух уравнений относительно прогиба срединной поверхности w и силовой функции F , удовлетворяющей уравнениям равновесия оболочки в случае плоской задачи [1]:

$$\alpha_1 w_{xxxx} - \alpha_2 w_{xxxu} + \alpha_3 w_{xxuu} - \alpha_4 w_{xuuu} + \alpha_5 w_{uuuu} - \frac{F_{yy}}{R_1} - \frac{F_{xx}}{R_2} - \sigma_x h w_{xx} - \sigma_y h w_{yy} - 2\tau_{xy} h w_{xy} = 0 \quad (1.1)$$

$$\beta_1 F_{xxxx} + \beta_2 F_{xxxu} + \beta_3 F_{xxuu} + \beta_4 F_{xuuu} + \beta_5 F_{uuuu} + \frac{w_{xx}}{R_2} + \frac{w_{yy}}{R_1} = 0 \quad (1.2)$$

где

$$\begin{aligned} \alpha_1 &= d_{11}, & \alpha_2 &= 2d_{13}, & \alpha_3 &= 2(d_{13} + d_{33}), & \alpha_4 &= 3d_{23}, & \alpha_5 &= d_{22} \\ \beta_1 &= A_{22}, & \beta_2 &= 2A_{23}, & \beta_3 &= -2A_{12} + A_{33}, & \beta_4 &= 2A_{13}, & \beta_5 &= A_{11} \end{aligned} \quad (1.3)$$

причем

$$\begin{aligned} d_{11} &= \frac{h^2}{12} b_{11}, & d_{12} &= \frac{h^2}{12} b_{12}, & d_{13} &= \frac{h^3}{6} b_{13}, & d_{22} &= \frac{h^2}{12} b_{22}, & d_{23} &= \frac{h^2}{6} b_{23}, & d_{33} &= \frac{h^2}{6} b_{33} \\ A_{11} &= \frac{b_{22}b_{33} - b_{23}^2}{\Delta}, & A_{12} &= \frac{b_{12}b_{33} - b_{13}b_{23}}{\Delta}, & A_{13} &= \frac{b_{13}b_{22} - b_{12}b_{23}}{\Delta} \\ A_{22} &= \frac{b_{11}b_{33} - b_{13}^2}{\Delta}, & A_{23} &= \frac{b_{13}b_{12} - b_{11}b_{23}}{\Delta}, & A_{33} &= \frac{b_{11}b_{22} - b_{12}^2}{\Delta} \end{aligned} \quad (1.4)$$

Здесь

$$\Delta = b_{11}b_{22}b_{33} - b_{11}b_{23}^2 - b_{13}^2b_{22} - b_{12}^2b_{33} - 2b_{12}b_{13}b_{23} \quad (1.5)$$

При этом

$$\begin{aligned} b_{11} &= A \left[2(1 + \nu) + \frac{1}{2} \frac{(1 + \nu)(2\sigma_y - \sigma_x)^2 + 18\tau_{xy}^2}{\sigma_i^2} \varphi \right] \\ b_{12} &= A \left[2\nu(1 + \nu) + \frac{1}{2} \frac{(1 + \nu)(2\sigma_y - \sigma_x)(\sigma_y - 2\sigma_x) + 18\nu\tau_{xy}^2}{\sigma_i^2} \varphi \right] \\ b_{13} &= \frac{3}{2} A \frac{(2 - \nu)\sigma_x - (1 - 2\nu)\sigma_y}{\sigma_i^2} \varphi \tau_{xy}, & b_{23} &= \frac{3}{2} A \frac{(2 - \nu)\sigma_y - (1 - 2\nu)\sigma_x}{\sigma_i^2} \varphi \tau_{xy} \\ b_{22} &= A \left[2(1 + \nu) + \frac{1}{2} \frac{(1 + \nu)(2\sigma_x - \sigma_y)^2 + 18\tau_{xy}^2}{\sigma_i^2} \varphi \right] \\ b_{33} &= A \left[1 - \nu^2 + \frac{1}{4} \frac{(5 - 4\nu)(\sigma_x^2 + \sigma_y^2) - 2(4 - 5\nu)\sigma_x\sigma_y}{\sigma_i^2} \varphi \right] \end{aligned} \quad (1.6)$$

$$A = \frac{1}{2} \frac{Eh}{1 + \nu} \left[1 - \nu^2 + \frac{1}{4} \varphi \frac{(5 - 4\nu)(\sigma_x^2 + \sigma_y^2) - 2(4 - 5\nu)\sigma_x\sigma_y + 18(1 - \nu)\tau_{xy}^2}{\sigma_i^2} \right]^{-1}$$

$$\sigma_i = \sqrt{\sigma_x^2 - \sigma_x\sigma_y + \sigma_y^2 + 3\tau_{xy}^2}, \quad \varphi = \frac{E}{E'} - 1 \quad (1.7)$$

В уравнениях (1.1) — (1.7) приняты следующие обозначения: σ_x , σ_y , τ_{xy} — мембранные напряжения в оболочке перед потерей устойчивости, R_1 и R_2 — главные радиусы кривизны срединной поверхности оболочки, h — толщина оболочки, E — модуль Юнга материала, E' — касательный модуль, ν — коэффициент Пуассона; индексы у w и F внизу справа означают дифференцирование по соответствующей координате. Система координат предполагается ортогональной.

2. Сферическая оболочка. Для сферической оболочки радиуса срединной поверхности $R_1 = R_2 = R$, подверженной действию равномерного внешнего давления p , напряжения перед выпучиванием равны

$$\sigma_x = \sigma_y = -\frac{pR}{2h} = -\sigma, \quad \sigma_z = \sigma$$

Тогда вместо (1.1) — (1.2) получим

$$\alpha \nabla^2 \nabla^2 w - \frac{1}{R} \nabla^2 F + \sigma h \nabla^2 w = 0, \quad \beta \nabla^2 \nabla^2 F + \frac{1}{R} \nabla^2 w = 0 \quad (2.1)$$

где ∇^2 — оператор Лапласа, а

$$\alpha = \frac{Eh^3}{12(1+\nu)} \frac{1 + 1/4\varphi}{1 - \nu + 1/2\varphi}, \quad \beta = \frac{1 + 1/4\varphi}{Eh} \quad (2.2)$$

Из (2.1) можно найти одно сравнение относительно прогиба

$$\alpha \nabla^2 \nabla^2 \nabla^2 w + \sigma h \nabla^2 \nabla^2 w + \frac{1}{R^2 \beta} \nabla^2 w = 0 \quad (2.3)$$

которое удовлетворяется выражением

$$w = w_0 \sin \frac{nx}{R} \sin \frac{my}{R} \quad (2.4)$$

Здесь w_0 — постоянная, n и m — число волн в меридиональном и окружном направлениях оболочки. После подстановки (2.4) в уравнение (2.3) получим

$$\sigma = \frac{1}{h\beta N} + \frac{\alpha N}{hR^2} \quad (N = n^2 + m^2)$$

Из условия минимума $\partial\sigma / \partial N = 0$ имеем $N = R/\sqrt{\alpha\beta}$. Следовательно, критическое напряжение равно [см. (2.2) и (1.7)]

$$\sigma_* = \frac{2}{hR} \sqrt{\frac{\alpha}{\beta}} \quad \text{или} \quad \sigma_* = k_1 \frac{Eh}{R} \quad (2.5)$$

$$k_1 = \left[\frac{3}{2} (1 + \nu) \left(1 - 2\nu + \frac{E}{E'} \right) \right]^{-1/2}$$

При $E = E'$ из (2.5) получается известная формула Цолли—Нёйта для определения критического напряжения в упругой сферической оболочке, нагруженной внешним равномерным давлением:

$$k_1 = \frac{1}{\sqrt{3(1-\nu^2)}} \quad (2.6)$$

Заметим, что независимо от того, будет ли волнообразование осесимметричным или асимметричным, критическое напряжение при упругом и чисто-пластическом выпучивании всегда определяется соответственно формулами (2.6) и (2.5).

3. Цилиндрическая оболочка. Для круговой цилиндрической оболочки

$$R_1 = \infty, \quad R_2 = R \quad (3.1)$$

Равномерное осевое сжатие. Здесь

$$\begin{aligned} \sigma_x = -\sigma, \quad \sigma_y = 0, \quad \tau_{xy} = 0, \quad \sigma_z = \sigma \\ \alpha_1 = D \frac{1 + 1/4\varphi}{1 + (5/4 - \nu)\varphi / (1 - \nu^2)}, \quad \alpha_2 = \alpha_4 = 0, \quad \alpha_3 = 2D \frac{1 + (7/2 - \nu)\varphi / 2(1 + \nu)}{1 + (5/4 - \nu)\varphi / (1 - \nu^2)} \\ \alpha_5 = D \frac{1 + \varphi}{1 + (5/4 - \nu)\varphi / (1 - \nu^2)}, \quad \beta_1 = \frac{1 + 1/4\varphi}{Eh}, \quad \beta_2 = \beta_4 = 0 \\ \beta_3 = \frac{2 - \varphi}{Eh}, \quad \beta_5 = \frac{1 + \varphi}{Eh}, \quad D = \frac{Eh^3}{12(1 - \nu^2)} \end{aligned} \quad (3.2)$$

Решение уравнений (1.1) — (1.2) с учетом (3.1) — (3.2) ищем в виде

$$w = w_0 \sin \frac{m\pi x}{l} \cos \frac{ny}{R}, \quad F = F_0 \sin \frac{m\pi x}{l} \cos \frac{ny}{R} \quad (3.3)$$

где w_0 , F_0 — постоянные, l — длина оболочки, $2m$ и n — соответственно число осевых и окружных волн при потере устойчивости.

В результате получим

$$\sigma = \frac{l^2}{m^2 \pi^2 R^2 h} \frac{1}{\beta_1 + \beta_3 \gamma + \beta_5 \gamma^2} + \frac{m^2 \pi^2}{l^2 h} (\alpha_1 + \alpha_3 \gamma + \alpha_5 \gamma^2), \quad \gamma = \frac{n^2 l^2}{m^2 \pi^2 R^2} \quad (3.4)$$

Вводя сюда выражение (3.2), найдем

$$\sigma = \frac{E \gamma}{n^2} \frac{1}{(1 + \gamma)^2 + \frac{1}{4}(1 - 2\gamma)^2 \varphi} + \frac{E h^2}{12(1 - \nu^2)} \frac{n^2}{\gamma} \frac{(1 + \gamma)^2 + [1/4 + (7/2 - \nu) \gamma / (1 + \nu) + \gamma^2] \varphi}{1 + (5/4 - \nu) \varphi / (1 - \nu^2)} \quad (3.5)$$

Если считать γ большим числом или если полагать волнообразование оболочки осесимметричным ($n = 0$), то получим формулу для осевого критического напряжения:

$$\sigma_* = k_2 \frac{E h}{R}, \quad k_2 = \left[3 \left(\frac{5}{4} - \nu \right) \frac{E}{E'} - \left(\frac{1}{2} - \nu \right)^2 \right]^{-1/2} \quad (3.6)$$

Для упругой задачи ($E = E'$) выражение (3.6) переходит в известную формулу Тимошенко (2.6).

Равномерное боковое давление. Пусть p — внешнее равномерное боковое давление на оболочку. Тогда

$$\sigma_x = 0, \quad \sigma_y = -\frac{pR}{h} = \sigma, \quad \tau_{xy} = 0, \quad \sigma_i = \sigma \quad (3.7)$$

и

$$\alpha_1 = D \frac{1 + \varphi}{1 + (5/4 - \nu) \varphi / (1 - \nu^2)}, \quad \alpha_2 = \alpha_4 = 0$$

$$\alpha_5 = D \frac{1 + 1/4 \varphi}{1 + (5/4 - \nu) \varphi / (1 - \nu^2)} \quad \alpha_3 = 2D \frac{1 + (7/2 - \nu) \varphi / 2(1 + \nu)}{1 + (5/4 - \nu) \varphi / (1 - \nu^2)} \quad (3.8)$$

$$\beta_1 = \frac{1 + \varphi}{E h}, \quad \beta_2 = \beta_4 = 0, \quad \beta_3 = \frac{2 - \varphi}{E h}, \quad \beta_5 = \frac{1 + 1/4 \varphi}{E h} \quad (3.9)$$

Введем (3.1), (3.7), (3.9), а также выражения (3.3) при $m = 1$ в уравнения (1.1) — (1.2). Найдем

$$\sigma = \frac{1}{h \gamma} \left[\frac{l^2}{\pi^2 R^2} \frac{1}{\beta_1 + \beta_3 \gamma + \beta_5 \gamma^2} + \frac{\pi^2}{l^2} (\alpha_1 + \alpha_3 \gamma + \alpha_5 \gamma^2) \right], \quad \gamma = \frac{n^2 l^2}{\pi^2 R^2} \quad (3.10)$$

или

$$\sigma = E \left[\frac{1}{n^2} \frac{1}{(1 + \gamma)^2 + (1 - 1/2 \gamma)^2 \varphi} + \frac{1}{12(1 - \nu^2)} \frac{h^2}{R^2} \frac{n^2}{\gamma^2} \times \right. \\ \left. \times \frac{(1 + \gamma)^2 + [1 + (7/2 - \nu) \gamma / (1 + \nu) + 1/4 \gamma^2] \varphi}{1 + (5/4 - \nu) \varphi / (1 - \nu^2)} \right] \quad (3.11)$$

Когда $\gamma \gg 1$, то имеем

$$\sigma = E \left[\frac{1}{n^6} \frac{\pi^4 R^4}{l^4} \frac{1}{1 + 1/4 \varphi} + \frac{1}{12(1 - \nu^2)} \frac{h^2}{R^2} \frac{1 + 1/4 \varphi}{1 + (5/4 - \nu) \varphi / (1 - \nu^2)} n^2 \right] \quad (3.12)$$

При

$$n^2 = \frac{\sqrt{6} (1 - \nu^2)^{1/4}}{(1 + 1/4 \varphi)^{1/2}} \left[1 + \frac{5/4 - \nu}{1 - \nu^2} \varphi \right]^{1/4} \frac{\pi R}{l} \left(\frac{R}{h} \right)^{1/2} = \\ = \frac{2\pi \sqrt{6}}{(3 + E/E')^{1/4}} \left[\left(\frac{5}{4} - \nu \right) \frac{E}{E'} - \left(\frac{1}{2} - \nu \right)^2 \right]^{1/4} \frac{R}{l} \left(\frac{R}{h} \right)^{1/2} \quad (3.13)$$

получим следующее выражение для критического напряжения:

$$\delta_* = k \left(\frac{h}{R} \right)^{3/2}, \quad k_3 = \frac{\pi}{3 \sqrt{6}} \frac{(3 + E/E')^{1/2}}{\left[\left(\frac{5}{4} - \nu \right) \frac{E}{E'} - \left(\frac{1}{2} - \nu \right)^2 \right]^{3/4}} \quad (3.14)$$

Когда потеря устойчивости происходит в упругой области:

$$k_3 = \frac{2\pi}{3\sqrt{6}} \frac{1}{(1-\nu^2)^{3/4}} \quad (3.15)$$

Всестороннее равномерное давление. Если цилиндрическая оболочка подвержена действию внешнего всестороннего давления p , то

$$\begin{aligned} \sigma_x = -\frac{1}{2}\sigma, \quad \sigma_y = -\frac{pR}{h} = -\sigma, \quad \tau_{xy} = 0, \quad \sigma_i = \frac{\sqrt{3}}{2}\sigma \quad (3.16) \\ \alpha_1 = D \frac{1 + 3/4\varphi}{1 + 3\varphi/4(1-\nu^2)}, \quad \alpha_2 = \alpha_4 = 0, \quad \alpha_3 = 2D \frac{1 + 3\varphi/4(1+\nu)}{1 + 3\varphi/4(1-\nu^2)} \\ \alpha_5 = D \frac{1}{1 + 3\varphi/4(1-\nu^2)}, \quad \beta_1 = \frac{1 + 3/4\varphi}{Eh}, \quad \beta_2 = \beta_4 = 0, \quad \beta_3 = \frac{2}{Eh}, \quad \beta_5 = \frac{1}{Eh} \end{aligned}$$

Используя выражения (3.1), (3.16) и (3.3) при $m=1$, из уравнений (1.1) — (1.2) получим формулу для определения критического внешнего всестороннего давления на цилиндрическую оболочку:

$$\sigma = \frac{E}{1/2 + \gamma} \left[\frac{\gamma}{n^2} \frac{1}{(1+\gamma)^2 + 3\varphi/4} + \frac{\pi^2}{12(1-\nu^2)} \frac{h^2}{l^2} \frac{(1+\gamma)^2 + 3/4[1 + 2\gamma/(1+\nu)]\varphi}{1 + 3\varphi/4(1-\nu^2)} \right] \quad (3.17)$$

переходящую при $\varphi=0$ в известную формулу Мизеса.

Кручение. Найдем критическое напряжение круговой цилиндрической оболочки, подверженной действию крутящих моментов M на краях оболочки. Имеем

$$\begin{aligned} \sigma_x = \sigma_y = 0, \quad \tau_{xy} = \frac{M}{2\pi R h} = \tau, \quad \sigma_i = \tau\sqrt{3} \\ \alpha_1 = \alpha_5 = D, \quad \alpha_2 = \alpha_4 = 0, \quad \alpha_3 = 2kD, \quad k = \frac{1 + \nu + 3/2\nu\varphi}{1 + \nu + 3/2\varphi} \quad (3.18) \\ \beta_1 = \beta_5 = \frac{1}{Eh}, \quad \beta_2 = \beta_4 = 0, \quad \beta_3 = \frac{2(1 + 3/2\varphi)}{Eh} \end{aligned}$$

Уравнения (1.1) — (1.2) с учетом (3.18) удовлетворяются выражениями:

$$w = w_0 \sin\left(\frac{m\pi x}{l} - \frac{ny}{R}\right), \quad F = F_0 \sin\left(\frac{m\pi x}{l} - \frac{ny}{R}\right) \quad (3.19)$$

Тогда критическое касательное напряжение отыскивается из формулы

$$\tau = \frac{1}{2} E \left[\frac{\sqrt{\gamma}}{n^2} \frac{1}{(1+\gamma)^2 + 3\gamma\varphi} + \frac{1}{12(1-\nu^2)} \frac{h^2}{R^2} \frac{n^2}{\gamma\sqrt{\gamma}} (1 + 2k\gamma + \gamma^2) \right] \quad (3.20)$$

При $n=2$ круговое поперечное сечение цилиндрической оболочки обращается в эллиптическое:

$$\tau = \frac{1}{2} E \left[\frac{1}{4} \frac{\sqrt{\gamma}}{(1+\gamma)^2 + 3\gamma\varphi} + \frac{1}{3(1-\nu^2)} \frac{h^2}{R^2} \frac{1 + 2k\gamma + \gamma^2}{\gamma\sqrt{\gamma}} \right] \quad (3.21)$$

Отсюда в случае упругой задачи ($k = \varphi = 0$) получим при $\gamma \gg 1$ формулу Донелла

$$\tau_* = k_4 E \left(\frac{h}{R}\right)^{3/2}, \quad k_4 = \frac{2}{3\sqrt{6}} \frac{1}{(1-\nu^2)^{3/4}} \quad (3.22)$$

Поступила 18 IX 1957

Институт механики
АН СССР

ЛИТЕРАТУРА

1. Григлюк Э. И. О выпучивании тонких оболочек за пределом упругости. Известия ОТН АН СССР, № 10, стр. 2—11, 1957.
2. Качанов Л. М. К вопросу об устойчивости упруго-пластического равновесия. Вестник Ленинградского университета, № 19, стр. 114—132, 1956.
3. Тимошенко С. П. Устойчивость упругих систем. Изд. 2. Гостехтеоретиздат. М., 1955.