

**ОДНА ВАРИАЦИОННАЯ ФОРМУЛА ДЛЯ ИССЛЕДОВАНИЯ ТОНКОСТЕННЫХ УПРУГИХ ОБОЛОЧЕК В ПОСЛЕКРИТИЧЕСКОЙ СТАДИИ**

**Н. А. Алумяэ**

(Таллин)

В заметке указывается функционал, в котором функциональными аргументами являются неизвестные в основных уравнениях нелинейной теории упругих оболочек и пластинок, а именно, нормальная компонента вектора перемещения срединной поверхности оболочки  $v$  и функция напряжения  $\varphi$ . Функционал этот имеет стационарное значение, если  $v$  и  $\varphi$  удовлетворяют основным дифференциальным уравнениям и крайевым условиям краевой задачи о равновесии тонкостенных упругих оболочек в послекритической стадии.

При этом крайевые условия относительно тангенциальных компонент вектора перемещения играют в функционале роль естественных крайевых условий краевой задачи, а не роль существенных крайевых условий, как в вариационной формуле Лагранжа. При приближенном определении состояний равновесия в послекритической стадии это обстоятельство часто может оправдать применение указанного в заметке вариационного метода вместо метода Галеркина, рекомендуемого В. З. Власовым в монографии<sup>[1]</sup>.

В качестве примера к нижеизложенной вариационной формуле рассматривается поведение кругоцилиндрической панели под действием касательных напряжений в начальной части послекритической стадии.

**1. Основные соотношения.** Пусть будет  $T_{(c)}^{ij}$  — критическое значение тензора тангенциальных сил безмоментного начального напряженного состояния,  $T_{(c)}^{ij} + t^{ij}$  — тензор тангенциальных сил начального напряженного состояния, при котором существует еще по крайней мере одно состояние равновесия, характеризующее тангенциальными усилиями  $T_{(c)}^{ij} + t^{ij} + S^{ij}$  и моментами  $M^{ij}$ . Деформацию срединной поверхности при переходе от состояния  $T_{(c)}^{ij} + t^{ij}$  в состояние  $T_{(c)}^{ij} + t^{ij} + S^{ij}$ ,  $M^{ij}$  опишем вектором перемещения  $v_i$ ,  $v$  и тензорами деформации  $\varepsilon_{ij}$ ,  $\mu_{ij}$ .

Предположим, что поле перемещений  $v_i$ ,  $v$  принадлежит к типу «местной потери устойчивости»; кроме того, примем, что всюду на контуре срединной поверхности  $v = 0$ . Далее, предположим, что начальное напряженное состояние создается путем заданных на контуре смещений и поверхностной нагрузки, которая будет гидростатического вида. При этих предположениях применимы для исследования послекритической стадии следующие упрощенные соотношения:

$$2\varepsilon_{ij} = \nabla_i v_j + \nabla_j v_i - 2b_{ij}v + \nabla_i v \nabla_j v, \quad \mu_{ij} = -\nabla_{ij} v \quad (1.1)$$

$$\nabla_\alpha S^{\alpha i} = 0, \quad c_{\alpha\beta} S^{\alpha\beta} = 0 \quad (1.2)$$

$$S^{\alpha\beta} b_{\alpha\beta} + (T_{(c)}^{\alpha\beta} + t^{\alpha\beta} + S^{\alpha\beta}) \nabla_{\alpha\beta} v + \nabla_{\alpha\beta} M^{\alpha\beta} = 0 \quad (1.3)$$

$$c^{\alpha\gamma} c^{\beta\delta} (2b_{\alpha\beta} \nabla_{\gamma\delta} v + \nabla_{\alpha\beta} v \nabla_{\gamma\delta} v + 2\nabla_{\gamma\delta} \varepsilon_{\alpha\beta}) = 0 \quad (1.4)$$

причем

$$S^{ij} = BE^{ij\alpha\beta} \varepsilon_{\alpha\beta}, \quad M^{ij} = DE^{ij\alpha\beta} \mu_{\alpha\beta} \quad (1.5)$$

$$B = \frac{Et}{1-\nu^2}, \quad D = B \frac{t^2}{12}, \quad E^{ijmn} = a^{im} a^{jn} + \nu c^{im} c^{jn} \quad (1.6)$$

Здесь  $E$  — модуль Юнга,  $\nu$  — коэффициент Пуассона,  $t$  — толщина оболочки. Через  $a_{ij}$ ,  $b_{ij}$  обозначены коэффициенты первой и второй квадратичных форм срединной поверхности, через  $c_{ij}$  — компоненты дискриминантного тензора первой квадратичной формы.

Уравнения (1.2) тождественно удовлетворяются, если

$$S^{ij} = c^{i\alpha} c^{j\beta} \nabla_{\alpha\beta} \varphi \quad (1.7)$$

где  $\varphi$  — функция напряжения. Теперь уравнения (1.3), (1.4) получают вид:

$$B' \nabla_{\alpha\beta}^{\dots\alpha\beta} \varphi + c^{\alpha\gamma} c^{\beta\rho} (b_{\alpha\beta} + \frac{1}{2} \nabla_{\alpha\beta} v) \nabla_{\gamma\rho} v = 0 \quad (1.8)$$

$$- c^{\alpha\gamma} c^{\beta\rho} (b_{\alpha\beta} + \nabla_{\alpha\beta} v) \nabla_{\gamma\rho} \varphi - (T_{(c)}^{\alpha\beta} + t^{\alpha\beta}) \nabla_{\alpha\beta} v + D \nabla_{\beta\alpha}^{\dots\alpha\beta} v = 0 \quad (1.9)$$

где  $B' = 1/Et$ .

Для представления краевых условий, принадлежащих к дифференциальным уравнениям (1.8), (1.9), мы прибегаем к принципу возможных перемещений.

**2. Вариационная формула Лагранжа.** Состояние равновесия  $T_{(c)}^{ij} + t^{ij} + S^{ij}$ ,  $M^{ij}$  отличается от всех ему близких геометрически возможных состояний тем, что функционал

$$\Pi = \frac{1}{2} \iint_G \{ (T_{(c)}^{\alpha\beta} + t^{\alpha\beta}) \nabla_{\alpha} v \nabla_{\beta} v + S^{\alpha\beta} \varepsilon_{\alpha\beta} + M^{\alpha\beta} \mu_{\beta\alpha} \} \sqrt{a} dx^1 dx^2 \quad (2.1)$$

имеет стационарное значение

$$\delta\Pi = \iint_G \{ (T_{(c)}^{\alpha\beta} + t^{\alpha\beta}) \nabla_{\alpha} v \nabla_{\beta} \delta v + S^{\alpha\beta} \delta\varepsilon_{\alpha\beta} + M^{\alpha\beta} \delta\mu_{\beta\alpha} \} \sqrt{a} dx^1 dx^2 = 0 \quad (2.2)$$

Здесь  $G$  — область интегрирования — распространяется на всю срединную поверхность оболочки.

Учитывая, что  $\delta v = 0$  всюду на контуре срединной поверхности и условия (1.2), (1.3) в состоянии равновесия соблюдены, приходим к выводу, что в состоянии равновесия

$$\oint_g (S^{\alpha\beta} \delta v_{\alpha} - M^{\alpha\beta} \nabla_{\alpha} \delta v) c_{\beta\sigma} dx^{\sigma} = 0 \quad (2.3)$$

где  $g$  — контур, ограничивающий срединную поверхность. Отсюда в каждом частном случае нетрудно получить краевые условия в развернутом виде. Отметим, что согласно предположениям раздела 1 краевые условия будут однородными.

Выражая  $S^{ij}$ ,  $\varepsilon_{ij}$  в (2.1) через функцию напряжения  $\varphi$ , а  $M^{ij}$  через  $v$ , найдем

$$\Pi = \frac{1}{2} \iint_G \{ (T_{(c)}^{\alpha\beta} + t^{\alpha\beta}) \nabla_{\alpha} v \nabla_{\beta} v + B' P^{\alpha\beta\gamma\rho} \nabla_{\alpha\beta} \varphi \nabla_{\gamma\rho} \varphi + DE^{\alpha\beta\gamma\rho} \nabla_{\alpha\beta} v \nabla_{\gamma\rho} v \} \sqrt{a} dx^1 dx^2 \quad (2.4)$$

где

$$P_{ijmn} = a^{im} a^{jn} - \nu c^{im} c^{jn} \quad (2.5)$$

причем в сравнение в функционале  $\Pi$  допускаются такие функции  $\varphi$ , которые удовлетворяют уравнению (1.8) и геометрическим краевым условиям относительно тангенциальных перемещений  $v_i$ .

Здесь необходимо отметить, что выполнение последнего условия в некоторых случаях затруднительно потому, что не  $v_i$ , а ковариантные производные  $v_i$  выражаются через функцию напряжения  $\varphi$ . Наоборот, выполнение естественных краевых условий относительно  $S^{ij}$  сравнительно проще.

В следующем разделе будет указан функционал, в условиях стационарности которого роли существенных и естественных краевых условий относительно  $S^{ij}$ ,  $v_i$  меняются по сравнению с вариационной формулой Лагранжа.

**3. Вариационная формула, соответствующая основным нелинейным уравнениям.** Образует функционал

$$P = \frac{1}{2} \iint_G \{ (T_{(c)}^{\alpha\beta} + t^{\alpha\beta}) \nabla_\alpha v \nabla_\beta v + DE^{\alpha\beta\gamma\rho} \nabla_{\alpha\beta} v \nabla_{\gamma\rho} v - B' P^{\alpha\beta\gamma\rho} \nabla_{\alpha\beta} \varphi \nabla_{\gamma\rho} \varphi - c^{\alpha\gamma} c^{\beta\rho} (2b_{\alpha\beta} + \nabla_{\alpha\beta} v) v \nabla_{\gamma\rho} \varphi \} \sqrt{a} dx^1 dx^2 \quad (3.1)$$

и допускаем в функционале (3.1) в сравнение функции  $v$ , удовлетворяющие геометрическим краевым условиям относительно  $v$ , и функции  $\varphi$ , удовлетворяющие статическим краевым условиям относительно тангенциальных усилий  $S^{ij}$ . Тогда среди всех значений функционала (3.1), которые он может принимать при допустимых функциях  $v, \varphi$ , стационарное значение отличается тем, что соответствующие ему функции  $v, \varphi$  представляют решение краевой задачи о равновесии тонкостенной упругой оболочки в послекритической стадии.

В самом деле, после несложных выкладок можем представить первую вариацию функционала (3.1) в виде

$$\begin{aligned} \delta P = & \oint_g (-v_\alpha c^{\alpha\gamma} c^{\beta\rho} \nabla_{\gamma\rho} \delta\varphi - M^{\alpha\beta} \nabla_\alpha \delta v) c_{\beta\sigma} dx^\sigma + \iint_G \{ - (T_{(c)}^{\alpha\beta} + t^{\alpha\beta}) \nabla_{\alpha\beta} v + \\ & + D \nabla_{\alpha\beta} \dots^{\alpha\beta} v - c^{\alpha\gamma} c^{\beta\rho} (b_{\alpha\beta} + \nabla_{\alpha\beta} v) \nabla_{\gamma\rho} \varphi \} \delta v \sqrt{a} dx^1 dx^2 - \\ & - \iint_G \{ B' \nabla_{\alpha\beta} \dots^{\alpha\beta} \varphi + c^{\alpha\gamma} c^{\beta\rho} (b_{\alpha\beta} + \frac{1}{2} \nabla_{\alpha\beta} v) \nabla_{\gamma\rho} v \} \delta\varphi \sqrt{a} dx^1 dx^2 \end{aligned} \quad (3.2)$$

На основании фундаментальной леммы вариационного исчисления первая вариация функционала (3.1) обращается в нуль, если функции  $\varphi$  и  $v$  удовлетворяют системе дифференциальных уравнений (1.8), (1.9) и контурный интеграл

$$\oint_g (-v_\alpha c^{\alpha\gamma} c^{\beta\rho} \nabla_{\gamma\rho} \delta\varphi - M^{\alpha\beta} \nabla_\alpha \delta v) c_{\beta\sigma} dx^\sigma \quad (3.3)$$

исчезает. По ввиду однородности краевых условий контурный интеграл (3.3) по существу повторяет краевые условия (2.3), полученные из принципа возможных перемещений, только роли естественных и существенных краевых условий относительно  $S^{ij}$ ,  $v_i$  меняются местами.

Следовательно, в случае состояния равновесия контурный интеграл (3.3) также обращается в нуль.

Таким образом, условие стационарности функционала (3.1) относительно вариации допустимых функций  $\varphi, v$  является условием состояния равновесия тонкостенной упругой оболочки в послекритической стадии.

Впрочем, из изложенного здесь также следует, что применение метода Галеркина для интегрирования уравнений (1.8), (1.9) можно обосновывать с помощью функционала  $P$  по (3.1).

Следуя рассуждениям Я. И. Перельмана<sup>[2]</sup>, убеждаемся, что алгоритм Галеркина вытекает прямо из (3.2), т. е. из условия стационарности функционала  $P$ :

$$\delta P = 0 \quad (3.4)$$

Следует еще коснуться физической стороны вариационной формулы (3.4). Как известно, по принципу возможных перемещений в функционале (2.1) допускаются в сравнение геометрически возможные состояния, а по обобщенному вариационному принципу Кастильяно<sup>[3]</sup> в соответствующем функционале — статически возможные состояния. В то же время сравниваемые в функционале (3.1) состояния, повидимому, таких физически очевидных признаков не имеют.

**4. Определение критической нагрузки.** Пусть тензор  $t^{ij}$  имеет бесконечно малое значение. По определению критической нагрузки тогда и функции  $v$  и  $\varphi$  имеют бесконечно малые значения. Отбрасывая в функционале (3.1) члены высшего порядка малости, приходим к условию стационарности функционала

$$P_{(c)} = \frac{1}{2} \iint_G \{ T_{(c)}^{\alpha\beta} \nabla_\alpha v \nabla_\beta v + DE^{\alpha\beta\gamma\rho} \nabla_{\alpha\beta} v \nabla_{\gamma\rho} v - B' P^{\alpha\beta\gamma\rho} \nabla_{\alpha\beta} \varphi \nabla_{\gamma\rho} \varphi - 2c^{\alpha\gamma} c^{\beta\rho} b_{\alpha\beta} v \nabla_{\gamma\rho} \varphi \} \sqrt{a} dx^1 dx^2 \quad (4.1)$$

определяющему критическое значение тензора тангенциальных сил начального напряженного состояния  $T_{(c)}^{\alpha\beta}$ , если в функционале (4.1) допустить в сравнение функции  $v$ , удовлетворяющие геометрическим краевым условиям относительно  $v$ , и функции  $\varphi$ , удовлетворяющие статическим краевым условиям относительно  $S^{ij}$ .

Пусть начальное напряженное состояние определяется параметром  $T$ . Определяемое из условия (4.1) методом Ритца приближенное критическое значение  $T_{(c)}^*$  может быть по своему абсолютному значению больше или меньше, чем точное значение  $T_{(c)}$ . Такая неопределенность оценки критической нагрузки объясняется тем, что, как следует из физических соображений, при фиксированном  $v$  вместе с расширением класса сравниваемых функций для  $\varphi$  значение  $|T_{(c)}^*|$  увеличивается, а при фиксированном  $\varphi$  значение  $|T_{(c)}^*|$  уменьшается с расширением класса сравниваемых функций для  $v$ .

**5. Примеры.** Выпучивание квадратной плоской пластинки под действием касательных напряжений. Предположим, что пластинка свободно оперта на ребра, которые имеют большую продольную жесткость, но малую жесткость на изгиб в плоскости пластинки. Тогда состояние равновесия с выпученной стенкой  $v, \varphi$ , определяемое из условия стационарности функционала (3.1), должно удовлетворять следующим существенным относительно функционала (3.1) краевым условиям:

$$\begin{aligned} v = 0, \quad \varphi,_{yy} = 0 \quad \text{при} \quad x = 0, \quad x = a \\ v = 0, \quad \varphi,_{xx} = 0 \quad \text{при} \quad y = 0, \quad y = a \end{aligned} \quad (5.1)$$

Ищем решение в виде

$$v = \sum_{\alpha, \beta} A_{\alpha\beta} \sin \frac{\alpha\pi x}{a} \sin \frac{\beta\pi y}{a}, \quad \varphi = \sum_{\alpha, \beta} F_{\alpha\beta} \sin \frac{\alpha\pi x}{a} \sin \frac{\beta\pi y}{a} - \tau xy \quad (5.2)$$

В послекритической стадии нас интересует прежде всего зависимость  $\tau$  от величины заданных на краях пластинки смещений или, что равносильно этому, от величины также возможного (хотя бы и неустойчивого) начального напряженного состояния  $S = S_{(c)} + s$ , где  $S_{(c)}$  — критическое значение начального напряженного состояния  $T^{12} = S$ ,  $T^{11} = 0$ ,  $T^{22} = 0$ .

Определяем относительную жесткость пластинки  $j = (s - \tau) / s$  в послекритической стадии при малых перемещениях. Воспользуемся разложениями

$$v = sv^{(1)} + s^3 v^{(3)} + \dots \quad \varphi = s^2 \varphi^{(2)} + s^4 \varphi^{(4)} + \dots \quad (5.3)$$

Отметим, что  $v^{(1)}$  определяется с точностью до амплитуды при разыскании критической нагрузки  $S_{(c)}$ , а  $\varphi^{(2)}$  выражается через  $v^{(1)}$  по условиям стационарности функционала (3.1) относительно  $F_{ij}$ ,  $\tau$ . Зависимость пока неопределенной амплитуды коэффициентов  $A_{ij}$  в  $v^{(1)}$  получим из соотношения

$$\int_0^a \int_0^a \{ 2v,_{xy}^{(1)} + v,_{xy}^{(1)} \varphi,_{yy}^{(2)} + v,_{yy}^{(1)} \varphi,_{xx}^{(2)} - 2v,_{xy}^{(1)} \varphi,_{xy}^{(2)} \} v^{(1)} dx dy = 0 \quad (5.4)$$

Удерживая в вычислениях только члены  $A_{11}$ ,  $A_{22}$ ,  $A_{31}$ ,  $A_{13}$ ,  $A_{33}$ ,  $F_{11}$ ,  $F_{22}$ ,  $F_{13}$ ,  $F_{31}$ ,  $F_{33}$ ,  $\tau$ , найдем, что  $j = 0.844$ . Таким образом, жесткость пластинки после выпучивания стенки уменьшается весьма мало.

Выпучивание квадратной весьма пологой цилиндрической панели под действием касательных напряжений.

Предположим, что из квадратной пластинки образована цилиндрическая панель с радиусом  $R$ , которая имеет те же условия закрепления, что и плоская пластинка в предыдущем примере. Тогда можно искать решение поперекну в виде (5.2).

Так как поле перемещений существенным образом зависит от параметра  $a/\pi\sqrt{\lambda R}$ , где  $\lambda^2 = t^2/12(1-\nu^2)$ , то при изложенном методе решения задачи необходимо ограничиться только некоторыми дискретными значениями  $a/\pi\sqrt{\lambda R} = \kappa$ . Пусть размеры панели удовлетворяют отношению  $\kappa = 1$ . При обычных значениях  $\lambda$  такую оболочку можно назвать весьма пологой. Вместе с тем этот пример показывает различие в работе в послекритической стадии плоской пластинки и слегка искривленной панели при том же основном напряженном состоянии  $T^{11} = 0$ ,  $T^{22} = 0$ ,  $T^{12} = S$ . Удерживая в вычислениях опять члены  $A_{11}$ ,  $A_{22}$ ,  $A_{31}$ ,  $A_{33}$ ,  $A_{13}$ ,  $F_{11}$ ,  $F_{22}$ ,  $F_{13}$ ,  $F_{31}$ ,  $F_{33}$ , найдем, что

$$S_{(c)} = \pm 9.65 Et \frac{\lambda}{R} \quad (5.5)$$

Если бы эта панель была плоская, то числовой коэффициент в этой формуле оказался бы равным  $\pm 9.42$ . Таким образом, легкое искривление пластинки увеличивало критическую нагрузку примерно на 2%.

Однако практически указанное увеличение не может быть использовано, так как механическая диаграмма послекритической стадии касается в критической точке диаграммы докритической стадии, т. е. диаграммы начального состояния равновесия, подобно диаграмме центрально сжатой кругоцилиндрической трубы<sup>[4]</sup>. Поэтому состояния равновесия с выпученной стенкой существуют уже в докритической стадии, и это обуславливает внезапную потерю устойчивости начального состояния равновесия перед достижением критической нагрузки.

В самом деле, полученные при разыскании критической нагрузки  $S_{(c)}$  функции  $v = v^{(1)}$ ,  $\varphi = \varphi^{(1)}$  удовлетворяют условию

$$\int_0^a \int_0^a (\nu_{,xx}^{(1)} \varphi_{,yy}^{(1)} + \nu_{,yy}^{(1)} \varphi_{,xx}^{(1)} - 2\nu_{,xy}^{(1)} \varphi_{,xy}^{(1)}) v^{(1)} dx dy \neq 0 \quad (5.6)$$

и поэтому  $v$ ,  $\varphi$  надо разложить по степеням  $s$  так:

$$v = sv^{(1)} + s^2v^{(2)} + \dots, \quad \varphi = s\varphi^{(1)} + s^2\varphi^{(2)} + \dots \quad (5.7)$$

Неопределенная амплитуда функций  $v^{(1)}$ ,  $\varphi^{(1)}$  определяется из соотношения

$$\int_0^a \int_0^a \left( \frac{4}{3} \nu_{,xy}^{(1)} + \nu_{,xx}^{(1)} \varphi_{,yy}^{(1)} + \nu_{,yy}^{(1)} \varphi_{,xx}^{(1)} - 2\nu_{,xy}^{(1)} \varphi_{,xy}^{(1)} \right) v^{(1)} dx dy = 0 \quad (5.8)$$

Так как  $s$  может принимать и положительные и отрицательные значения, то в одном из них мы обязательно получим состояния равновесия с выпученной стенкой при докритическом значении параметра нагрузки, близкие к начальному состоянию равновесия.

Состояние равновесия  $v^{(1)}$ ,  $\varphi^{(1)}$  определяет еще относительную кривизну  $r$  механической диаграммы послекритической стадии в критической точке. Пусть

$$\tau = s^2 \tau^{(2)} + s^3 \tau^{(3)} + \dots$$

Тогда  $r$  определяем произведением

$$r = \frac{1}{V^2} \tau^{(2)} S_{(c)}.$$

В нашем примере  $r = 1.362$ .

Выясним, как изменяется поведение панели в начальной части послекритической стадии, если кривизна панели увеличивается.

Выпучивание квадратной пологой цилиндрической панели под действием касательных напряжений. Предположим, что условия закрепления пластинки будут такими же, как в предыдущих примерах, так что решения можно искать в виде (5.2), а параметр  $\chi = a / \pi V \lambda R = 5$ .

Если в предыдущих примерах поле перемещений при потере устойчивости не носило характера, свойственного «местной» потере устойчивости пологих оболочек, то в данном примере, как показывают вычисления, этот вид деформации уже появляется. Действительно, в случае плоской пластинки, а также в случае весьма пологой панели в выражении  $v^{(1)}$  наибольшими будут коэффициенты  $A_{11}$ , но при  $\chi = 5$  — уже  $A_{12}$  (при предположении, что линии  $x = \text{const}$  окружности), самая форма потери устойчивости будет кососимметричная:  $v(x, y) = -v(a - x, a - y)$ .

Удерживая при вычислении  $S_{(c)}$  в (5.2) члены с коэффициентами  $A_{12}, A_{23}, A_{31}, A_{11}, A_{32}, F_{12}, F_{23}, F_{34}, F_{14}, F_{32}$ , находим

$$S_{(c)} = \pm 0.106 Et \frac{\lambda}{R} \quad (5.9)$$

Так как при кососимметричной деформации интеграл в левой части (5.6) равен нулю, то применяем следующие разложения:

$$A_{ij} = \varepsilon A_{ij}^{(1)} + \varepsilon^2 A_{ij}^{(2)} + \dots, \quad F_{ij} = \varepsilon F_{ij}^{(1)} + \varepsilon^2 F_{ij}^{(2)} + \dots$$

$$\tau = \varepsilon^2 \tau^{(2)} + \varepsilon^4 \tau^{(4)} + \dots \quad (5.10)$$

где

$$\pm \varepsilon^2 = s \quad (5.11)$$

Знак в последнем равенстве определяется из условия

$$\int_0^a \int_0^a \{ \pm 2v_{,xy}^{(1)} + v_{,xx}^{(1)} \varphi_{,yy}^{(2)} + v_{,yy}^{(1)} \varphi_{,xx}^{(2)} - 2v_{,xy}^{(1)} \varphi_{,xy}^{(2)} +$$

$$+ 2(v_{,xy}^{(2)} \varphi_{,yy}^{(1)} + v_{,yy}^{(2)} \varphi_{,xx}^{(1)} - 2v_{,xy}^{(2)} \varphi_{,xy}^{(1)}) \} v^{(1)} dx dy = 0 \quad (5.12)$$

Отметим, что коэффициенты  $A_{ij}^{(1)}, F_{ij}^{(1)}$  в  $v^{(1)}, \varphi^{(1)}$  определяются, как известно, до некоторого множителя при разыскании критической нагрузки  $S_{(c)}$ . Этот неизвестный множитель будет также определен из (5.12).

Функции  $v^{(2)}, \varphi^{(2)}$  — симметричные, т. е. в коэффициентах  $A_{ij}^{(2)}, F_{ij}^{(2)}$  сумма  $i + j$  есть четное число. Для определения интересующих нас величин были найдены коэффициенты  $A_{ij}^{(2)}, F_{ij}^{(2)}$  в области  $1 \leq i \leq 4, 1 \leq j \leq 6$ .

Вычисление показало, что при положительном  $S_{(c)}$  (это ограничение, очевидно, не существенное) возможно выпучивание оболочки только при отрицательных значениях  $s$ ; при этом в начальной части послекритической стадии  $\tau = 0.460 s$ .

Таким образом, и в случае этого примера существуют уже при докритических значениях параметры нагрузка состояния равновесия с выпученной стенкой.

Поступила в редакцию  
16 II 1950

Институт механики АН СССР  
Институт строительства и архитектуры  
АН Эстонской ССР

#### ЛИТЕРАТУРА

1. Власов В. З. Общая теория оболочек. Гостехиздат. М. — Л. 1949.
2. Перельман Я. П. Метод Б. Г. Галеркина в вариационном исчислении и в теории упругости. ПММ. 1941. Т. V. Вып. 3.
3. Алумяэ Н. А. Применение обобщенного вариационного принципа Кастильяно к исследованию послекритической стадии тонкостенных упругих оболочек. ПММ. 1950. Т. XIV. Вып. 1.
4. Tsien H., Kármán Th. The buckling of thin cylindrical shells under axial compression; Journ. Aeronaut. Sci. 1941. Vol. 8. No. 8.