

К ОБЩЕЙ ТЕОРИИ АНИЗОТРОПНЫХ ОБОЛОЧЕК

С. А. Амбарцумян

(Ереван)

1. Рассмотрим тонкую анизотропную оболочку постоянной толщины h . Пусть материал оболочки подчиняется обобщенному закону Гука и в каждой точке имеет лишь одну плоскость упругой симметрии, параллельную срединной поверхности оболочки.

За координатную поверхность принимаем срединную поверхность оболочки, которая отнесена к криволинейным ортогональным координатам α и β , совпадающим с линиями главной кривизны координатной поверхности. Пусть γ представляет расстояние по нормали от точки (α, β) срединной поверхности до точки (α, β, γ) оболочки. Предполагаем:

(а) нормальный к координатной поверхности линейный элемент оболочки после деформации не меняет своей длины;

(б) нормальные напряжения¹ σ_γ малы по сравнению с напряжениями σ_α , σ_β и $\tau_{\alpha\beta}$;

(в) касательные напряжения $\tau_{\alpha\gamma}$ и $\tau_{\beta\gamma}$ по толщине оболочки изменяются по закону квадратной параболы [13].

Здесь, будучи более строгими в формулировках гипотез [2,5], предположения (а) и (б) можно сформулировать так:

а) приближенно считаем $e_{\gamma\gamma} = 0$;

б) напряжения σ_γ не оказывают существенного влияния на величины деформаций $e_{\alpha\alpha}$ и $e_{\beta\beta}$ и могут быть пренебрежены в соответствующих уравнениях обобщенного закона Гука.

2. В силу предположения (в) для касательных напряжений $\tau_{\alpha\gamma}$ и $\tau_{\beta\gamma}$ имеем

$$\begin{aligned}\tau_{\alpha\gamma} &= \frac{X^+ - X^-}{2} + \frac{\gamma}{h} (X^+ + X^-) + \frac{1}{2} \left(\gamma^2 - \frac{h^2}{4} \right) \varphi(\alpha, \beta) \\ \tau_{\beta\gamma} &= \frac{Y^+ - Y^-}{2} + \frac{\gamma}{h} (Y^+ + Y^-) + \frac{1}{2} \left(\gamma^2 - \frac{h^2}{4} \right) \psi(\alpha, \beta)\end{aligned}\quad (2.1)$$

где $X^+(\alpha, \beta)$, $Y^+(\alpha, \beta)$ и $X^-(\alpha, \beta)$ и $Y^-(\alpha, \beta)$ — компоненты в осях подвижного трехгранника (по направлениям соответственно положительных касательных к линиям $\beta = \text{const}$, $\alpha = \text{const}$) векторов интенсивности поверхностных нагрузок, приложенных соответственно на внешних поверхностях $\gamma = 1/2 h$ и $\gamma = -1/2 h$, $\varphi(\alpha, \beta)$, $\psi(\alpha, \beta)$ — неизвестные функции. Подставляя значения касательных напряжений $\tau_{\alpha\gamma}$ и $\tau_{\beta\gamma}$ из (2.1) в соот-

¹ Здесь и в дальнейшем принимаются известные обозначения теории оболочек [1, 2, 3, 4].

ветствующие уравнения обобщенного закона Гука^[6], для деформаций сдвига $e_{\alpha\gamma}$ и $e_{\beta\gamma}$ получим

$$\begin{aligned} e_{\alpha\gamma} &= X + \frac{\gamma}{h} X' + \frac{1}{2} \left(\gamma^2 - \frac{h^2}{4} \right) \Phi_1(\alpha, \beta) \\ e_{\beta\gamma} &= Y + \frac{\gamma}{h} Y' + \frac{1}{2} \left(\gamma^2 - \frac{h^2}{4} \right) \Phi_2(\alpha, \beta) \end{aligned} \quad (2.2)$$

Здесь введены следующие обозначения:

$$\begin{aligned} X &= \frac{1}{2} [a_{55} (X^+ - X^-) + a_{45} (Y^+ - Y^-)] \\ Y &= \frac{1}{2} [a_{44} (Y^+ - Y^-) + a_{45} (X^+ - X^-)] \end{aligned} \quad (2.3)$$

$$\begin{aligned} X' &= a_{55} (X^+ + X^-) + a_{45} (Y^+ + Y^-) \\ Y' &= a_{44} (Y^+ + Y^-) + a_{45} (X^+ + X^-) \end{aligned} \quad (2.4)$$

$$\Phi_1 = a_{55}\varphi + a_{45}\psi, \quad \Phi_2 = a_{44}\psi + a_{45}\varphi \quad (2.5)$$

где a_{ik} — упругие постоянные ^[6].

Из уравнений трехмерной теории упругости для компонент деформаций имеем ^[1]

$$e_{\alpha\alpha} = \frac{1}{H_1} \frac{\partial u_\alpha}{\partial \alpha} + \frac{1}{H_1 H_2} \frac{\partial H_1}{\partial \beta} u_\beta + \frac{1}{H_1} \frac{\partial H_1}{\partial \gamma} u_\gamma \quad (2.6)$$

$$e_{\beta\beta} = \frac{1}{H_2} \frac{\partial u_\beta}{\partial \beta} + \frac{1}{H_2} \frac{\partial H_2}{\partial \gamma} u_\gamma + \frac{1}{H_1 H_2} \frac{\partial H_2}{\partial \alpha} u_\alpha$$

$$e_{\gamma\gamma} = \frac{\partial u_\gamma}{\partial \gamma} \quad (2.7)$$

$$e_{\alpha\beta} = \frac{H_1}{H_2} \frac{\partial}{\partial \beta} \left(\frac{1}{H_1} u_\alpha \right) + \frac{H_2}{H_1} \frac{\partial}{\partial \alpha} \left(\frac{1}{H_2} u_\beta \right) \quad (2.8)$$

$$e_{\beta\gamma} = H_2 \frac{\partial}{\partial \gamma} \left(\frac{1}{H_2} u_\beta \right) + \frac{1}{H_2} \frac{\partial}{\partial \beta} u_\gamma \quad (2.9)$$

$$e_{\gamma\alpha} = \frac{1}{H_1} \frac{\partial}{\partial \alpha} u_\gamma + H_1 \frac{\partial}{\partial \gamma} \left(\frac{1}{H_1} u_\alpha \right)$$

$$H_1 = A(1 + k_1\gamma), \quad H_2 = B(1 + k_2\gamma) \quad (2.10)$$

$A = A(\alpha, \beta)$, $B = B(\alpha, \beta)$ — коэффициенты первой квадратичной формы срединной поверхности, $k_1 = k_1(\alpha, \beta)$, $k_2 = k_2(\alpha, \beta)$ — главные кривизны срединной поверхности, $u_\alpha = u_\alpha(\alpha, \beta, \gamma)$, $u_\beta = u_\beta(\alpha, \beta, \gamma)$, $u_\gamma = u_\gamma(\alpha, \beta, \gamma)$ — компоненты перемещения какой-либо точки (α, β, γ) оболочки на направления касательных к координатным линиям.

Из (2.7) в силу предположения (а) получим

$$\frac{\partial u_\gamma}{\partial \gamma} = 0, \quad u_\gamma = u_\gamma(\alpha, \beta) = w(\alpha, \beta) \quad (2.11)$$

Значит, как и во всех существующих теориях расчета тонких оболочек, перемещение u_γ какой-либо точки оболочки не зависит от координаты γ . Это перемещение для всех точек данного нормального элемента оболочки имеет постоянное значение, равное нормальному перемещению $w = w(\alpha, \beta)$ соответствующей точки срединной поверхности оболочки.

Подставляя выражения $e_{\alpha\gamma}$, $e_{\beta\gamma}$, H_1 , H_2 и u_γ соответственно из (2.2), (2.10) и (2.11) в уравнения (2.9), получим дифференциальные уравнения относительно компонент перемещений u_α и u_β . Интегрируя эти уравнения и учитывая, что $u_\alpha = u(\alpha, \beta)$ и $u_\beta = v(\alpha, \beta)$ при $\gamma = 0$, получим

$$u_\alpha = (1 + k_1\gamma)u - \frac{\gamma}{A} \frac{\partial w}{\partial \alpha} - \gamma \left(1 + \gamma \frac{k_1}{2}\right) \frac{h^2}{8} \Phi_1 + \\ + \gamma^3 \left(1 + \gamma \frac{k_1}{4}\right) \frac{1}{6} \Phi_1 + \gamma \left(1 + \gamma \frac{k_1}{2}\right) X + \gamma^2 \left(1 + \gamma \frac{k_1}{3}\right) \frac{1}{2h} X' \quad (2.12)$$

$$u_\beta = (1 + k_2\gamma)v - \frac{\gamma}{B} \frac{\partial w}{\partial \beta} - \gamma \left(1 + \gamma \frac{k_2}{2}\right) \frac{h^2}{8} \Phi_2 + \\ + \gamma^3 \left(1 + \gamma \frac{k_2}{4}\right) \frac{1}{6} \Phi_2 + \gamma \left(1 + \gamma \frac{k_2}{2}\right) Y + \gamma^2 \left(1 + \gamma \frac{k_2}{3}\right) \frac{1}{2h} Y'$$

где $u = u(\alpha, \beta)$, $v = v(\alpha, \beta)$ — тангенциальные перемещения соответствующей точки срединной поверхности.

При выводе формул (2.12) ограничивались точностью γk_i , т. е. всюду, когда бывало очевидно, отбрасывали $(\gamma k_i)^2$ по сравнению с единицей.

Формулы (2.12) показывают, что в отличие от известных теорий тонких оболочек [1, 2, 5, 7] здесь, как и в работах [8, 9], тангенциальные перемещения u_α и u_β какой-либо точки оболочки, удаленной от срединной поверхности по нормали на расстояние γ , зависят от γ нелинейно.

В силу (2.12) деформации $e_{\alpha\alpha}$, $e_{\beta\beta}$ и $e_{\alpha\beta}$ могут быть представлены в виде многочлена по степеням γ , а именно

$$e_{\alpha\alpha} = \varepsilon_1 + \gamma \kappa_1 + \gamma^2 \eta_1 + \gamma^3 \theta_1 + \gamma^4 \xi_1 \\ e_{\beta\beta} = \varepsilon_2 + \gamma \kappa_2 + \gamma^2 \eta_2 + \gamma^3 \theta_2 + \gamma^4 \xi_2 \quad (2.13) \\ e_{\alpha\beta} = \omega + \gamma \tau + \gamma^2 \nu + \gamma^3 \lambda + \gamma^4 \zeta$$

Подставляя значения u_α , u_β , u_γ соответственно из (2.12) и (2.11) в соотношения (2.6) и (2.8) и полученные при этом значения деформаций $e_{\alpha\alpha}$, $e_{\beta\beta}$ и $e_{\alpha\beta}$ сравнивая с соответствующими выражениями (2.13), для коэффициентов разложений получим

$$\varepsilon_1 = \varepsilon_1^\circ = \frac{1}{A} \frac{\partial u}{\partial \alpha} + \frac{1}{AB} \frac{\partial A}{\partial \beta} v + k_1 w \quad (2.14)$$

$$\varepsilon_2 = \varepsilon_2^\circ = \frac{1}{B} \frac{\partial v}{\partial \beta} + \frac{1}{AB} \frac{\partial B}{\partial \alpha} u + k_2 w \quad (2.15)$$

$$\omega = \omega^\circ = \frac{A}{B} \frac{\partial}{\partial \beta} \left(\frac{u}{A}\right) + \frac{B}{A} \frac{\partial}{\partial \alpha} \left(\frac{v}{B}\right) \quad (2.16)$$

$$\kappa_1 = \kappa_1^\circ - \frac{h^2}{8} \left(\frac{1}{A} \frac{\partial \Phi_1}{\partial \alpha} + \frac{1}{AB} \frac{\partial A}{\partial \beta} \Phi_2\right) + \frac{1}{A} \frac{\partial X}{\partial \alpha} + \frac{1}{AB} \frac{\partial A}{\partial \beta} Y \quad (2.17)$$

$$\kappa_2 = \kappa_2^\circ - \frac{h^2}{8} \left(\frac{1}{B} \frac{\partial \Phi_2}{\partial \beta} + \frac{1}{AB} \frac{\partial B}{\partial \alpha} \Phi_1\right) + \frac{1}{B} \frac{\partial Y}{\partial \beta} + \frac{1}{AB} \frac{\partial B}{\partial \alpha} X \quad (2.18)$$

$$\tau = \tau^\circ - \frac{h^2}{8} \left[\frac{A}{B} \frac{\partial}{\partial \beta} \left(\frac{\Phi_1}{A}\right) + \frac{B}{A} \frac{\partial}{\partial \alpha} \left(\frac{\Phi_2}{B}\right)\right] + \left[\frac{A}{B} \frac{\partial}{\partial \beta} \left(\frac{X}{A}\right) + \frac{B}{A} \frac{\partial}{\partial \alpha} \left(\frac{Y}{B}\right)\right] \quad (2.19)$$

$$\xi_1 = \frac{1}{24} \frac{1}{A} \frac{\partial k_1}{\partial \alpha} \Phi_1 + \frac{1}{6} \frac{1}{AB} \frac{\partial A}{\partial \beta} \left(\frac{k_2}{4} - k_1 \right) \Phi_2 - \frac{1}{8} \frac{1}{A} k_1 \frac{\partial \Phi_1}{\partial \alpha} \quad (2.26)$$

$$\xi_2 = \frac{1}{24} \frac{1}{B} \frac{\partial k_2}{\partial \beta} \Phi_2 + \frac{1}{6} \frac{1}{AB} \frac{\partial B}{\partial \alpha} \left(\frac{k_1}{4} - k_2 \right) \Phi_1 - \frac{1}{8} \frac{1}{B} k_2 \frac{\partial \Phi_2}{\partial \beta} \quad (2.27)$$

$$\begin{aligned} \zeta = & \frac{1}{B} \left[\frac{1}{24} \frac{\partial}{\partial \beta} (k_1 \Phi_1) - \frac{1}{6} k_2 \frac{\partial \Phi_1}{\partial \beta} + \frac{1}{8} \frac{1}{A} \frac{\partial A}{\partial \beta} k_1 \Phi_1 \right] + \\ & + \frac{1}{A} \left[\frac{1}{24} \frac{\partial}{\partial \alpha} (k_2 \Phi_2) - \frac{1}{6} k_1 \frac{\partial \Phi_2}{\partial \alpha} + \frac{1}{8} \frac{1}{B} \frac{\partial B}{\partial \alpha} k_2 \Phi_2 \right] \end{aligned} \quad (2.28)$$

В формулах (2.17) — (2.19), как обычно для параметров, характеризующих изменения кривизны и кручение срединной поверхности оболочки, имеем [2,5]

$$\kappa_1^\circ = -\frac{1}{A} \frac{\partial}{\partial \alpha} \left(\frac{1}{A} \frac{\partial w}{\partial \alpha} - \frac{u}{R_1} \right) - \frac{1}{AB} \frac{\partial A}{\partial \beta} \left(\frac{1}{B} \frac{\partial w}{\partial \beta} - \frac{v}{R_2} \right) \quad (2.29)$$

$$\kappa_2^\circ = -\frac{1}{B} \frac{\partial}{\partial \beta} \left(\frac{1}{B} \frac{\partial w}{\partial \beta} - \frac{v}{R_2} \right) - \frac{1}{AB} \frac{\partial B}{\partial \alpha} \left(\frac{1}{A} \frac{\partial w}{\partial \alpha} - \frac{u}{R_1} \right) \quad (2.30)$$

$$\begin{aligned} \tau^\circ = & -\frac{2}{AB} \left(\frac{\partial^2 w}{\partial \alpha \partial \beta} - \frac{1}{A} \frac{\partial A}{\partial \beta} \frac{\partial w}{\partial \alpha} - \frac{1}{B} \frac{\partial B}{\partial \alpha} \frac{\partial w}{\partial \beta} \right) + \\ & + \frac{2}{R_1} \left(\frac{1}{B} \frac{\partial u}{\partial \beta} - \frac{1}{AB} \frac{\partial A}{\partial \beta} u \right) + \frac{2}{R_2} \left(\frac{1}{A} \frac{\partial v}{\partial \alpha} - \frac{1}{AB} \frac{\partial B}{\partial \alpha} v \right) \end{aligned} \quad (2.31)$$

Здесь $R_1 = R_1(\alpha, \beta)$, $R_2 = R_2(\alpha, \beta)$ — главные радиусы кривизны срединной поверхности.

Рассматривая разложения (2.13), замечаем, что они внешне похожи на аналогичные разложения, использованные в работе [1], однако здесь мы имеем лишь внешнее сходство. Дело в том, что в работе [1] при определении деформаций $e_{\alpha\alpha}$, $e_{\beta\beta}$ и $e_{\alpha\beta}$ пользуются разложением по степеням γ , одновременно сохраняя гипотезу недеформируемых нормалей [1, 2].

В настоящей же работе, как и в работах [8, 9], соотношения (2.13) получаются в силу исходных предположений предлагаемой теории.

На основании (2.13) и исходного предположения (б) из обобщенного закона Гука для напряжений $\sigma_{\alpha\alpha}$, $\sigma_{\beta\beta}$ и $\tau_{\alpha\beta}$ получим

$$\begin{aligned} \sigma_{\alpha\alpha} = & B_{11}\varepsilon_1 + B_{12}\varepsilon_2 + B_{16}\omega + \gamma(B_{11}\kappa_1 + B_{12}\kappa_2 + \\ & + B_{16}\tau) + \gamma^2(B_{11}\eta_1 + B_{12}\eta_2 + B_{16}\nu) + \gamma^3(B_{11}\theta_1 + \\ & + B_{12}\theta_2 + B_{16}\lambda) + \gamma^4(B_{11}\xi_1 + B_{12}\xi_2 + B_{16}\zeta) \end{aligned} \quad (2.32)$$

$$\begin{aligned} \sigma_{\beta\beta} = & B_{22}\varepsilon_2 + B_{12}\varepsilon_1 + B_{26}\omega + \gamma(B_{22}\kappa_2 + B_{12}\kappa_1 + \\ & + B_{26}\tau) + \gamma^2(B_{22}\eta_2 + B_{12}\eta_1 + B_{26}\nu) + \gamma^3(B_{22}\theta_2 + \\ & + B_{12}\theta_1 + B_{26}\lambda) + \gamma^4(B_{22}\xi_2 + B_{12}\xi_1 + B_{26}\zeta) \end{aligned} \quad (2.33)$$

$$\begin{aligned} \tau_{\alpha\beta} = & B_{16}\varepsilon_1 + B_{26}\varepsilon_2 + B_{66}\omega + \gamma(B_{16}\kappa_1 + B_{26}\kappa_2 + B_{66}\tau) + \\ & + \gamma^2(B_{16}\eta_1 + B_{26}\eta_2 + B_{66}\nu) + \gamma^3(B_{16}\theta_1 + B_{26}\theta_2 + B_{66}\lambda) + \\ & + \gamma^4(B_{16}\xi_1 + B_{26}\xi_2 + B_{66}\zeta) \end{aligned} \quad (2.34)$$

где постоянные B_{ik} через упругие постоянные a_{ik} выражаются следующим образом [10, 11]:

$$\begin{aligned} B_{11} = & \frac{a_{22}a_{66} - a_{26}^2}{\Omega}, \quad B_{12} = \frac{a_{16}a_{26} - a_{12}a_{66}}{\Omega}, \quad B_{16} = \frac{a_{12}a_{26} - a_{22}a_{16}}{\Omega} \\ B_{22} = & \frac{a_{11}a_{66} - a_{16}^2}{\Omega}, \quad B_{66} = \frac{a_{11}a_{22} - a_{12}^2}{\Omega}, \quad B_{26} = \frac{a_{12}a_{16} - a_{11}a_{26}}{\Omega} \quad (2.35) \\ \Omega = & (a_{11}a_{22} - a_{12}^2)a_{66} + 2a_{12}a_{16}a_{26} - a_{11}a_{26}^2 - a_{22}a_{16}^2 \end{aligned}$$

Напряжения $\sigma_{\alpha\alpha}$, $\sigma_{\beta\beta}$, $\tau_{\alpha\beta}$, $\tau_{\alpha\gamma}$, $\tau_{\beta\gamma}$ вызывают внутренние силы (T_1 , T_2 , S_1 , S_2 , N_1 , N_2) и моменты (M_1 , M_2 , H), которые должны удовлетворять следующим уравнениям статики [1, 2, 5]:

$$\begin{aligned} \frac{\partial}{\partial\alpha}(BT_1) - T_2 \frac{\partial B}{\partial\alpha} + \frac{\partial}{\partial\beta}(AS_2) + S_1 \frac{\partial A}{\partial\beta} + ABk_1N_1 &= -ABX^* \\ \frac{\partial}{\partial\beta}(AT_2) - T_1 \frac{\partial A}{\partial\beta} + \frac{\partial}{\partial\alpha}(BS_1) + S_2 \frac{\partial B}{\partial\alpha} + ABk_2N_2 &= -ABY^* \\ -(k_1T_1 + k_2T_2) + \frac{1}{AB} \left[\frac{\partial}{\partial\alpha}(BN_1) + \frac{\partial}{\partial\beta}(AN_2) \right] &= -Z^* \\ \frac{\partial}{\partial\alpha}(BH) + H \frac{\partial B}{\partial\alpha} + \frac{\partial}{\partial\beta}(AM_2) - M_1 \frac{\partial A}{\partial\beta} - ABN_2 &= 0 \\ \frac{\partial}{\partial\beta}(AH) + H \frac{\partial A}{\partial\beta} + \frac{\partial}{\partial\alpha}(BM_1) - M_2 \frac{\partial B}{\partial\alpha} - ABN_1 &= 0 \\ S_1 - S_2 + k_1H - k_2H &= 0 \end{aligned} \quad (2.36)$$

Здесь

$$X^* = X^*(\alpha, \beta), \quad Y^* = Y^*(\alpha, \beta), \quad Z^* = Z^*(\alpha, \beta)$$

— компоненты вектора интенсивности заданной внешней поверхностной нагрузки, отнесенные к срединной поверхности оболочки [7]:

$$P^* = P^+ \left(1 + \frac{h}{2R_1}\right) \left(1 + \frac{h}{2R_2}\right) + P^- \left(1 - \frac{h}{2R_1}\right) \left(1 - \frac{h}{2R_2}\right) \quad (2.37)$$

где под P надо подразумевать X , Y , Z .

Внутренние усилия, входящие в (2.36), определяются обычным способом [1, 2, 10]. Не вдаваясь в подробности, приведем наиболее простые соотношения упругости, которые тождественно удовлетворяют шестому уравнению равновесия:

$$\begin{aligned} T_1 = C_{11} \left(\varepsilon_1 + \frac{h^2}{12} \eta_1 + \frac{h^4}{80} \xi_1 \right) + C_{12} \left(\varepsilon_2 + \frac{h^2}{12} \eta_2 + \frac{h^4}{80} \xi_2 \right) + \\ + C_{16} \left(\omega + \frac{h^2}{12} \lambda + \frac{h^4}{80} \zeta \right) \end{aligned} \quad (2.38)$$

$$\begin{aligned} T_2 = C_{22} \left(\varepsilon_2 + \frac{h^2}{12} \eta_2 + \frac{h^4}{80} \xi_2 \right) + C_{12} \left(\varepsilon_1 + \frac{h^2}{12} \eta_1 + \frac{h^4}{80} \xi_1 \right) + \\ + C_{26} \left(\omega + \frac{h^2}{12} \lambda + \frac{h^4}{80} \zeta \right) \end{aligned} \quad (2.39)$$

$$\begin{aligned} S_1 = C_{16} \left(\varepsilon_1 + \frac{h^2}{12} \eta_1 + \frac{h^4}{80} \xi_1 \right) + C_{26} \left(\varepsilon_2 + \frac{h^2}{12} \eta_2 + \frac{h^4}{80} \xi_2 \right) + \\ + C_{66} \left(\omega + \frac{h^2}{12} \lambda + \frac{h^4}{80} \zeta \right) + k_2 \left[C_{16} \left(\frac{h^2}{12} \alpha_1 + \frac{h^4}{80} \theta_1 \right) + C_{26} \left(\frac{h^2}{12} \alpha_2 + \frac{h^4}{80} \theta_2 \right) + \right. \\ \left. + C_{66} \left(\frac{h^2}{12} \tau + \frac{h^4}{80} \lambda \right) \right] \end{aligned} \quad (2.40)$$

$$\begin{aligned} S_2 = C_{26} \left(\varepsilon_2 + \frac{h^2}{12} \eta_2 + \frac{h^4}{80} \xi_2 \right) + C_{16} \left(\varepsilon_1 + \frac{h^2}{12} \eta_1 + \frac{h^4}{80} \xi_1 \right) + \\ + C_{66} \left(\omega + \frac{h^2}{12} \lambda + \frac{h^4}{80} \zeta \right) + k_1 \left[C_{26} \left(\frac{h^2}{12} \alpha_2 + \frac{h^4}{80} \theta_2 \right) + C_{16} \left(\frac{h^2}{12} \alpha_1 + \frac{h^4}{80} \theta_1 \right) + \right. \\ \left. + C_{66} \left(\frac{h^2}{12} \tau + \frac{h^4}{80} \lambda \right) \right] \end{aligned} \quad (2.41)$$

$$M_1 = D_{11} \left(x_1 + \frac{3h^2}{20} \theta_1 \right) + D_{12} \left(x_2 + \frac{3h^2}{20} \theta_2 \right) + D_{16} \left(\tau + \frac{3h^2}{20} \lambda \right) \quad (2.42)$$

$$M_2 = D_{22} \left(x_2 + \frac{3h^2}{20} \theta_2 \right) + D_{12} \left(x_1 + \frac{3h^2}{20} \theta_1 \right) + D_{26} \left(\tau + \frac{3h^2}{20} \lambda \right) \quad (2.43)$$

$$H_1 = H_2 = H = D_{16} \left(x_1 + \frac{3h^2}{20} \theta_1 \right) + D_{26} \left(x_2 + \frac{3h^2}{20} \theta_2 \right) + D_{66} \left(\tau + \frac{3h^2}{20} \lambda \right) \quad (2.44)$$

$$N_1 = \frac{h}{2} (X^+ - X^-) - \frac{h^3}{12} \varphi(\alpha, \beta) \quad (2.45)$$

$$N_2 = \frac{h}{2} (Y^+ - Y^-) - \frac{h^3}{14} \psi(\alpha, \beta) \quad (2.46)$$

В этих формулах для жесткостей растяжения — сжатия (C_{ik}) и изгиба (D_{ik}) имеем

$$C_{ik} = hB_{ik}, \quad D_{ik} = \frac{h^3}{12} B_{ik} \quad (2.47)$$

Укажем, что во всех соотношениях упругости при подстановке значений $\epsilon_1 \dots \zeta$ с достаточно высокой точностью [7] могут быть отброшены все члены, содержащие X и Y .

Из соотношений (2.14) — (2.16), исключая перемещения срединной поверхности u, v, w , при этом используя (2.29), (2.30), получим

$$k_2 x_1^\circ + k_1 x_2^\circ + \frac{1}{AB} \frac{\partial}{\partial \alpha} \left\{ \frac{1}{A} \left[B \frac{\partial \epsilon_2}{\partial \alpha} + \frac{\partial B}{\partial \alpha} (\epsilon_2 - \epsilon_1) - \frac{A}{2} \frac{\partial \omega}{\partial \beta} - \frac{\partial A}{\partial \beta} \omega \right] \right\} + \frac{1}{AB} \frac{\partial}{\partial \beta} \left\{ \frac{1}{B} \left[A \frac{\partial \epsilon_1}{\partial \beta} + \frac{\partial A}{\partial \beta} (\epsilon_1 - \epsilon_2) - \frac{B}{2} \frac{\partial \omega}{\partial \alpha} - \frac{\partial B}{\partial \alpha} \omega \right] \right\} = 0 \quad (2.48)$$

Уравнение (2.48) является третьим соотношением неразрывности деформаций срединной поверхности оболочки. Как и следовало ожидать, оно ничем не отличается от соответствующего соотношения классической теории тонких оболочек [2,5]. Остальные два соотношения неразрывности деформаций срединной поверхности в настоящей работе нас не будут интересовать.

Уравнения (2.14) — (2.31), (2.36), (2.38) — (2.46) в своей совокупности составляют полную систему уравнений теории оболочек. Полную систему уравнений, как известно [1,2,5], можно составить различными способами. Ввиду чрезвычайной громоздкости в общем случае произвольной оболочки здесь полная система будет приведена лишь для одного конкретного типа оболочки.

При решении конкретных краевых задач к разрешающим дифференциальным уравнениям оболочки, как обычно, присоединяются граничные условия [1,2,3].

3. Не вдаваясь в подробности, приведем некоторые возможные варианты граничных условий.

Свободный край. Под этим термином будем подразумевать такой край оболочки ($\alpha = \text{const}$), для которого имеем

$$M_1 = 0, \quad H = 0, \quad S_1 = 0, \quad T_1 = 0, \quad N_1 = 0 \quad (3.1)$$

Шарнирно опертый край. Под этим термином будем подразумевать такой край оболочки ($\alpha = \text{const}$), для которого имеем

$$M_1 = 0, \quad T_1 = 0, \quad w = 0, \quad v = 0, \quad B_{11}\theta_1 + B_{12}\theta_2 + B_{16}\lambda = 0 \quad (3.2)$$

Шарнирно закрепленный край. Здесь подразумевается такой край оболочки ($\alpha = \text{const}$), для которого имеем

$$M_1 = 0, \quad u = 0, \quad v = 0, \quad w = 0, \quad \psi = 0 \quad (3.3)$$

Заделанный край. В этом случае будем подразумевать такой край оболочки ($\alpha = \text{const}$), для которого имеем

$$u = 0, \quad v = 0, \quad w = 0, \quad \psi = 0$$

$$\frac{1}{A} \frac{\partial w}{\partial \alpha} - k_1 u + \frac{h^2}{8} \Phi_1 = 0 \quad (3.4)$$

Безусловно возможны и другие варианты граничных условий.

Аналогичным образом могут быть выписаны и граничные условия для края $\beta = \text{const}$.

В заключение этого номера укажем, что вопрос граничных условий требует специальных исследований.

Рассматривая результаты, приведенные в первых трех номерах этой работы, замечаем, что в частном случае, когда $a_{44} = 0$, $a_{55} = 0$, $a_{45} = 0$, получаются исходные соотношения и уравнения теории анизотропных оболочек, которая опирается на гипотезу недеформируемых нормалей.

4. Рассмотрим круговую цилиндрическую оболочку с радиусом кривизны R . Полагаем, что координатные линии: α — направлены вдоль образующей, β — по дуге поперечного сечения срединной поверхности. Пусть оболочка несет лишь нормально приложенную нагрузку.

Для такой оболочки имеем

$$A = \text{const}, \quad B = \text{const}, \quad k_1 = 0, \quad k_2 = \frac{1}{R} \quad (4.1)$$

Для коэффициентов разложений (2.13) имеем

$$\varepsilon_1 = \frac{1}{A} \frac{\partial u}{\partial \alpha}, \quad \varepsilon_2 = \frac{1}{B} \frac{\partial v}{\partial \beta} + \frac{1}{R} w, \quad \omega = \frac{1}{B} \frac{\partial u}{\partial \beta} + \frac{1}{A} \frac{\partial v}{\partial \alpha} \quad (4.2)$$

$$\kappa_1 = -\frac{1}{A^2} \frac{\partial^2 w}{\partial \alpha^2} - \frac{h^2}{8} \frac{1}{A} \frac{\partial \Phi_1}{\partial \alpha} \quad (4.3)$$

$$\kappa_2 = -\frac{1}{B^2} \frac{\partial^2 w}{\partial \beta^2} + \frac{1}{R} \frac{1}{B} \frac{\partial v}{\partial \beta} - \frac{h^2}{8} \frac{1}{B} \frac{\partial \Phi_2}{\partial \beta}$$

$$\tau = -\frac{2}{AB} \frac{\partial^2 w}{\partial \alpha \partial \beta} + \frac{2}{R} \frac{1}{A} \frac{\partial v}{\partial \alpha} - \frac{h^2}{8} \left(\frac{1}{B} \frac{\partial \Phi_1}{\partial \beta} + \frac{1}{A} \frac{\partial \Phi_2}{\partial \alpha} \right)$$

$$\eta_1 = 0, \quad \eta_2 = \frac{1}{R} \frac{1}{B^2} \frac{\partial^2 w}{\partial \beta^2} + \frac{h^2}{16} \frac{1}{R} \frac{1}{B} \frac{\partial \Phi_2}{\partial \beta} \quad (4.4)$$

$$\nu = \frac{1}{R} \frac{1}{AB} \frac{\partial^2 w}{\partial \alpha \partial \beta} + \frac{h^2}{16} \frac{1}{R} \left(2 \frac{1}{B} \frac{\partial \Phi_1}{\partial \beta} - \frac{1}{A} \frac{\partial \Phi_2}{\partial \alpha} \right)$$

$$\theta_1 = \frac{1}{6A} \frac{\partial \Phi_1}{\partial \alpha}, \quad \theta_2 = \frac{1}{6B} \frac{\partial \Phi_2}{\partial \beta}, \quad \lambda = \frac{1}{6B} \frac{\partial \Phi_1}{\partial \beta} + \frac{1}{6A} \frac{\partial \Phi_2}{\partial \alpha} \quad (4.5)$$

$$\xi_1 = 0, \quad \xi_2 = -\frac{1}{8B} \frac{1}{R} \frac{\partial \Phi_2}{\partial \beta}, \quad \zeta = -\frac{1}{6R} \left(\frac{1}{B} \frac{\partial \Phi_1}{\partial \beta} + \frac{1}{4A} \frac{\partial \Phi_2}{\partial \alpha} \right) \quad (4.6)$$

Уравнения равновесия примут вид:

$$\begin{aligned} \frac{1}{A} \frac{\partial T_1}{\partial \alpha} + \frac{1}{B} \frac{\partial S_2}{\partial \beta} &= 0, & \frac{1}{A} \frac{\partial H}{\partial \alpha} + \frac{1}{B} \frac{\partial M_2}{\partial \beta} - N_2 &= 0 \\ \frac{1}{B} \frac{\partial T_2}{\partial \beta} + \frac{1}{A} \frac{\partial S_1}{\partial \alpha} + \frac{1}{R} N_2 &= 0, & \frac{1}{B} \frac{\partial H}{\partial \beta} + \frac{1}{A} \frac{\partial M_1}{\partial \alpha} - N_1 &= 0 \quad (4.7) \\ \frac{1}{A} \frac{\partial N_1}{\partial \alpha} + \frac{1}{B} \frac{\partial N_2}{\partial \beta} - \frac{1}{R} T_2 &= -Z \end{aligned}$$

Подставляя значения $\varepsilon_1, \dots, \zeta$ из (4.2) — (4.6) в формулы (2.38) — (2.46), получим значения внутренних усилий, выраженные через искомые функции u, v, w, φ, ψ .

Подставляя полученные значения внутренних усилий в уравнения равновесия (4.7), найдем разрешающую систему пяти дифференциальных уравнений относительно пяти искомого функций u, v, w и φ, ψ ;

$$\begin{aligned} \nabla_1(C_{ik})u + \nabla_6(C_{ik})v + \left\{ C_{12} \frac{1}{A} \frac{\partial}{\partial \alpha} + C_{26} \frac{1}{B} \frac{\partial}{\partial \beta} + \right. \\ \left. + \frac{h^2}{12} \left[(C_{12} + C_{66}) \frac{1}{AB^2} \frac{\partial^3}{\partial \alpha \partial \beta^2} + C_{16} \frac{1}{A^2 B} \frac{\partial^3}{\partial \alpha^2 \partial \beta} + C_{26} \frac{1}{B^3} \frac{\partial^3}{\partial \beta^3} \right] \right\} \frac{w}{R} + \\ + Q_4(C_{ik}, a_{ik})\psi + Q_5(C_{ik}, a_{ik})\varphi = 0 \end{aligned} \quad (4.8)$$

$$\begin{aligned} \nabla_6(C_{ik})u + \nabla_2(C_{ik})v + \left\{ C_{22} \frac{1}{B} \frac{\partial}{\partial \beta} + C_{26} \frac{1}{A} \frac{\partial}{\partial \alpha} + \right. \\ \left. + \frac{h^2}{12} \left[C_{22} \frac{1}{B^3} \frac{\partial^3}{\partial \beta^3} - C_{16} \frac{1}{A^3} \frac{\partial^3}{\partial \alpha^3} + C_{26} \frac{1}{AB^2} \frac{\partial^3}{\partial \alpha \partial \beta^2} - C_{66} \frac{1}{A^2 B} \frac{\partial^3}{\partial \alpha^2 \partial \beta} \right] \right\} \frac{w}{R} + \\ + R_4(C_{ik}, a_{ik})\psi + R_5(C_{ik}, a_{ik})\varphi = 0 \end{aligned} \quad (4.9)$$

$$\begin{aligned} \left(C_{12} \frac{1}{A} \frac{\partial}{\partial \alpha} + C_{26} \frac{1}{B} \frac{\partial}{\partial \beta} \right) \frac{u}{R} + \left(C_{22} \frac{1}{B} \frac{\partial}{\partial \beta} + C_{26} \frac{1}{A} \frac{\partial}{\partial \alpha} \right) \frac{v}{R} + \\ + \left[C_{22} + \frac{h^2}{12} \left(C_{22} \frac{1}{B^2} \frac{\partial^2}{\partial \beta^2} + C_{26} \frac{1}{AB} \frac{\partial^2}{\partial \alpha \partial \beta} \right) \right] \frac{w}{R^2} + \\ + P_4(C_{ik}, a_{ik})\psi + P_5(C_{ik}, a_{ik})\varphi = Z \end{aligned} \quad (4.10)$$

$$\begin{aligned} \left(D_{22} \frac{1}{B^2} \frac{\partial^2}{\partial \beta^2} + 2D_{66} \frac{1}{A^2} \frac{\partial^2}{\partial \alpha^2} + 3D_{26} \frac{1}{AB} \frac{\partial^2}{\partial \alpha \partial \beta} \right) \frac{v}{R} - \\ - E_2(D_{ik})w - S_4(D_{ik}, a_{ik})\psi - S_5(D_{ik}, a_{ik})\varphi = 0 \end{aligned} \quad (4.11)$$

$$\begin{aligned} \left[D_{26} \frac{1}{B^2} \frac{\partial^2}{\partial \beta^2} + 2D_{16} \frac{1}{A^2} \frac{\partial^2}{\partial \alpha^2} + (2D_{66} + D_{12}) \frac{1}{AB} \frac{\partial^2}{\partial \alpha \partial \beta} \right] \frac{v}{R} - \\ - E_1(D_{ik})w - K_4(D_{ik}, a_{ik})\psi - K_5(D_{ik}, a_{ik})\varphi = 0 \end{aligned} \quad (4.12)$$

где введены следующие обозначения:

$$\begin{aligned} \nabla_1(C_{ik}) &= C_{11} \frac{1}{A^2} \frac{\partial^2}{\partial \alpha^2} + C_{66} \frac{1}{B^2} \frac{\partial^2}{\partial \beta^2} + 2C_{16} \frac{1}{AB} \frac{\partial^2}{\partial \alpha \partial \beta} \\ \nabla_2(C_{ik}) &= C_{22} \frac{1}{B^2} \frac{\partial^2}{\partial \beta^2} + C_{66} \frac{1}{A^2} \frac{\partial^2}{\partial \alpha^2} + 2C_{26} \frac{1}{AB} \frac{\partial^2}{\partial \alpha \partial \beta} \\ \nabla_6(C_{ik}) &= C_{16} \frac{1}{A^2} \frac{\partial^2}{\partial \alpha^2} + (C_{12} + C_{66}) \frac{1}{AB} \frac{\partial^2}{\partial \alpha \partial \beta} + C_{26} \frac{1}{B^2} \frac{\partial^2}{\partial \beta^2} \\ E_1(D_{ik}) &= D_{11} \frac{1}{A^3} \frac{\partial^3}{\partial \alpha^3} + 3D_{16} \frac{1}{A^2 B} \frac{\partial^3}{\partial \alpha^2 \partial \beta} + \\ &+ (D_{12} + 2D_{66}) \frac{1}{AB^2} \frac{\partial^3}{\partial \alpha \partial \beta^2} + D_{26} \frac{1}{B^3} \frac{\partial^3}{\partial \beta^3} \end{aligned}$$

$$E_2(D_{ik}) = D_{22} \frac{1}{B^3} \frac{\partial^3}{\partial \beta^3} + 3D_{26} \frac{1}{AB^2} \frac{\partial^3}{\partial \beta^2 \partial \alpha} + \\ + (D_{12} + 2D_{66}) \frac{1}{BA^2} \frac{\partial^3}{\partial \beta \partial \alpha^2} + D_{16} \frac{1}{A^3} \frac{\partial^3}{\partial \alpha^3}$$

$$P_i(C_{ik}, a_{ik}) = \left[(i-4) \frac{h^3}{12} - C_{26} \frac{3h^4}{640R^2} a_{4i} \right] \frac{1}{A} \frac{\partial}{\partial \alpha} + \\ + \left[\frac{h^4}{120R^2} \left(\frac{7}{16} C_{22} a_{4i} + C_{26} a_{i5} \right) - (i-5) \frac{h^3}{12} \right] \frac{1}{B} \frac{\partial}{\partial \beta}$$

$$R_i(C_{ik}, a_{ik}) = (i-5) \frac{h^3}{12R} + \frac{h^4}{120R} \left[\left(\frac{7}{16} C_{22} a_{4i} + C_{26} a_{i5} \right) \frac{1}{B^2} \frac{\partial^2}{\partial \beta^2} - \right. \\ \left. - \frac{9}{8} C_{26} a_{4i} \frac{1}{AB} \frac{\partial^2}{\partial \alpha \partial \beta} - \left(\frac{25}{16} C_{66} a_{4i} + C_{16} a_{i5} \right) \frac{1}{A^2} \frac{\partial^2}{\partial \alpha^2} \right]$$

$$Q_i(C_{ik}, a_{ik}) = \frac{h^4}{120R} \left[\left(\frac{7}{16} C_{12} a_{4i} - \frac{9}{16} C_{66} a_{4i} + C_{16} a_{i5} \right) \frac{\partial^2}{\partial \alpha \partial \beta} - \right. \\ \left. - \frac{9}{16} C_{16} a_{4i} \frac{1}{A^2} \frac{\partial^2}{\partial \alpha^2} + \left(\frac{7}{16} C_{26} a_{4i} + C_{66} a_{i5} \right) \frac{1}{B^2} \frac{\partial^2}{\partial \beta^2} \right]$$

$$S_i(D_{ik}, a_{ik}) = \frac{h^2}{10} \left[(D_{16} a_{i5} + D_{66} a_{4i}) \frac{1}{A^2} \frac{\partial^2}{\partial \alpha^2} + (2D_{26} a_{4i} + D_{66} a_{i5} + \right. \\ \left. + D_{12} a_{i5}) \frac{1}{AB} \frac{\partial^2}{\partial \alpha \partial \beta} + (D_{22} a_{4i} + D_{26} a_{i5}) \frac{1}{B^2} \frac{\partial^2}{\partial \beta^2} \right] - (i-5) \frac{h^3}{12}$$

$$K_i(D_{ik}, a_{ik}) = \frac{h^2}{10} \left[(D_{11} a_{i5} + D_{16} a_{4i}) \frac{1}{A^2} \frac{\partial^2}{\partial \alpha^2} + (2D_{16} a_{i5} + D_{66} a_{4i} + \right. \\ \left. + D_{12} a_{4i}) \frac{1}{AB} \frac{\partial^2}{\partial \alpha \partial \beta} + (D_{26} a_{4i} + D_{66} a_{i5}) \frac{1}{B^2} \frac{\partial^2}{\partial \beta^2} \right] + (i-4) \frac{h^3}{12}$$

Таким образом, задача расчета анизотропной цилиндрической оболочки свелась к решению системы пяти дифференциальных уравнений (4.8)–(4.12) относительно пяти искоемых функций. Имея значения u, v, w, φ, ψ , при помощи формул (2.32)–(2.34), (2.38)–(2.46) и (4.2)–(4.6) нетрудно найти значения внутренних усилий и напряжений.

Система уравнений (4.8)–(4.12) существенно упрощается в случае трансверсально изотропной оболочки [10]. Как известно, для трансверсально изотропного тела имеем

$$a_{16} = 0, \quad a_{26} = 0, \quad a_{45} = a_{54} = 0, \quad a_{44} = a_{55} = \frac{1}{G'} \\ B_{11} = B_{22} = \frac{E}{1-\mu^2}, \quad B_{12} = \mu B_{11}, \quad B_{66} = \frac{E}{2(1+\mu)} \quad (4.13)$$

где E — модуль упругости в плоскости изотропии, μ — коэффициент Пуассона, G' — модуль сдвига для плоскостей, нормальных к плоскости изотропии.

Считаем, что плоскость изотропии материала в каждой точке оболочки параллельна срединной поверхности оболочки.

Координаты α, β выбираются так, чтобы коэффициенты первой квадратичной формы имели следующие значения [1,2]:

$$A = 1, \quad B = R \quad (4.14)$$

В силу (4.13) и (4.14) система разрешающих уравнений упрощается и принимает следующий вид:

$$\frac{\partial^2 u}{\partial \alpha^2} + \frac{1-\mu}{2R^2} \frac{\partial^2 u}{\partial \beta^2} + \frac{1+\mu}{2R} \frac{\partial^2 v}{\partial \alpha \partial \beta} + \frac{\mu}{R} \frac{\partial w}{\partial \alpha} + \frac{(1+\mu)h^2}{24R^3} \frac{\partial^3 w}{\partial \alpha \partial \beta^2} +$$

$$+ \frac{23\mu-9}{3840} \frac{h^4}{R^2} a_{44} \frac{\partial^2 \psi}{\partial \alpha \partial \beta} + \frac{1-\mu}{240} \frac{h^4}{R^3} a_{44} \frac{\partial^2 \varphi}{\partial \beta^2} = 0 \quad (4.15)$$

$$\frac{1+\mu}{2R} \frac{\partial^2 u}{\partial \alpha \partial \beta} + \frac{1-\mu}{2} \frac{\partial^2 v}{\partial \alpha^2} + \frac{1}{R^2} \frac{\partial^2 v}{\partial \beta^2} + \frac{1}{R^2} \frac{\partial w}{\partial \beta} + \frac{h^2}{12R^4} \frac{\partial^3 w}{\partial \beta^3} -$$

$$- \frac{(1-\mu)h^2}{24R^3} \frac{\partial^3 w}{\partial \alpha^2 \partial \beta} + \frac{7h^4}{1920R^3} a_{44} \frac{\partial^2 \psi}{\partial \beta^2} - \frac{5(1-\mu)h^4}{768R} a_{44} \frac{\partial^2 \psi}{\partial \alpha^2} -$$

$$- \frac{(1-\mu^2)h^2}{12ER} \psi = 0 \quad (4.16)$$

$$\frac{\mu}{R} \frac{\partial u}{\partial \alpha} + \frac{1}{R^2} \frac{\partial v}{\partial \beta} + \frac{w}{R^2} + \frac{h^2}{12R^4} \frac{\partial^2 w}{\partial \beta^2} + \frac{7h^4}{1920R^3} a_{44} \frac{\partial \psi}{\partial \beta} +$$

$$+ \frac{(1-\mu^2)h^2}{12ER} \frac{\partial \psi}{\partial \beta} + \frac{(1-\mu^2)h^2}{12E} \frac{\partial \varphi}{\partial \alpha} = \frac{1-\mu^2}{Eh} Z \quad (4.17)$$

$$\frac{1-\mu}{R} \frac{\partial^2 v}{\partial \alpha^2} + \frac{1}{R^3} \frac{\partial^2 v}{\partial \beta^2} - \frac{1}{R} \frac{\partial^3 w}{\partial \alpha^2 \partial \beta} - \frac{1}{R^3} \frac{\partial^3 w}{\partial \beta^3} + \frac{1-\mu^2}{E} \psi -$$

$$- \frac{h^2}{10} a_{44} \left(\frac{1-\mu}{2} \frac{\partial^2 \psi}{\partial \alpha^2} + \frac{1}{R^2} \frac{\partial^2 \psi}{\partial \beta^2} + \frac{1+\mu}{2R} \frac{\partial^2 \varphi}{\partial \alpha \partial \beta} \right) = 0 \quad (4.18)$$

$$\frac{1}{R^2} \frac{\partial^2 v}{\partial \alpha \partial \beta} - \frac{1}{R^2} \frac{\partial^3 w}{\partial \alpha \partial \beta^2} - \frac{\partial^3 w}{\partial \beta^3} -$$

$$- \frac{h^2}{10} a_{44} \left(\frac{1+\mu}{2R} \frac{\partial^2 \psi}{\partial \alpha \partial \beta} + \frac{\partial^2 \varphi}{\partial \alpha^2} + \frac{1-\mu}{2} \frac{1}{R^2} \frac{\partial^2 \varphi}{\partial \beta^2} \right) + \frac{1-\mu^2}{E} \varphi = 0 \quad (4.19)$$

Для примера рассмотрим задачу горизонтальной трубы, свободно опертой по торцам и изготовленной из трансверсально изотропного материала. Труба целиком наполнена жидкостью удельным весом γ . Собственным весом материала трубы пренебрегаем [7,12].

Отсчитывая угол β от нижней точки трубы, принимаем

$$u = \sum_m \sum_n A_{mn} \cos n\beta \cos \frac{m\pi\alpha}{l}, \quad \varphi = \sum_m \sum_n D_{mn} \cos n\beta \cos \frac{m\pi\alpha}{l}$$

$$v = \sum_m \sum_n B_{mn} \sin n\beta \sin \frac{m\pi\alpha}{l}, \quad \psi = \sum_m \sum_n E_{mn} \sin n\beta \sin \frac{m\pi\alpha}{l}$$

$$w = \sum_m \sum_n C_{mn} \cos n\beta \sin \frac{m\pi\alpha}{l}, \quad (4.20)$$

Выбранные искомые функции удовлетворяют условиям опирания по торцам $\alpha=0$, $\alpha=l$ и условиям периодичности с периодом 2π по переменной β . Действующая нагрузка (радиально направленное давление жидкости)

$$q = R\gamma(1 + \cos \beta) \quad (4.21)$$

может быть представлена в виде двойного ряда:

$$Z = \sum_m \sum_n q_{mn} \cos n\beta \sin \frac{m\pi\alpha}{l} \quad (4.22)$$

при этом для коэффициентов q_{mn} имеем [7,12]

$$q_{mn} = 0, \quad q_{m0} = \frac{4\gamma R}{m\pi}, \quad q_{m1} = \frac{4\gamma R}{m\pi} \quad (4.23)$$

Ввиду быстрой сходимости рядов по $m = 1, 3, 5$, в дальнейшем будем ограничиваться лишь первым членом разложения.

Подставляя значения u, v, w, φ, ψ из (4.20), а значения из z (4.22) в соответствующие уравнения системы (4.15) — (4.19), для каждой пары значений m и n получим систему пяти уравнений относительно пяти искомых коэффициентов $A_{mn}, B_{mn}, C_{mn}, D_{mn}, E_{mn}$. В частном случае, когда $n = 0$, эти системы существенно упрощаются.

Рассмотрим численный пример, приведенный в работах [7,12]; пусть $a = 50$ см, $l = 25$ см, $h = 7$ см, $\mu = 0.3$. При этих размерах рассмотрим три случая, когда отношение E к G' , E/G' равны соответственно 2.6, 5.0 и 10.

В случае $E/G' = 2.6$, как нетрудно заметить, имеем изотропную оболочку, а во втором и третьем случаях имеем трансверсально изотропные оболочки.

Значение коэффициентов C_{mn} нормального перемещения оболочки в виде отношений C_{mn}/N , где $N = 24\gamma R^3 l^2 / E\pi h$, даны в табл. 1. В последнем столбце приведены значения коэффициентов максимального нормального перемещения, т. е. значения коэффициентов при w в точке $\beta = 0$, $\alpha = 1/2l$.

Для сравнения в первой строчке табл. 1 приведены значения тех же коэффициентов C_{mn}/N , где $N = 24\gamma R^3 l^2 / E\pi h$, подсчитанные при помощи теории, опирающейся на гипотезу недеформируемых нормалей [7,12].

Рассматривая таблицу, замечаем, что результаты, полученные на основании теории, построенной на базе гипотезы недеформируемых нормалей, существенным образом отличаются от результатов, полученных на основании предлагаемой теории. Как видно, даже в случае изотропной оболочки погрешность классической теории (теории, которая опирается на гипотезу недеформируемых нормалей) достигает до 15%. В случае же трансверсально изотропных оболочек в зависимости от отношения E/G' эта погрешность для рассматриваемого примера оболочки может быть существенной. Например, при $E/G' = 10$ погрешность достигает до 35%.

Поступила 13 I 1958

ЛИТЕРАТУРА

1. В л а с о в В. З. Общая теория оболочек. Гостехиздат, 1949.
2. Г о л ь д е н в е й з е р А. Л. Теория упругих тонких оболочек. Гостехиздат, 1953.
3. А м б а р ц у м я н С. А. Расчет пологих цилиндрических оболочек, собранных из анизотропных слоев. Известия АН Арм. ССР, серия ФМЕИТ наук, т. IV, № 5, 1951.
4. А м б а р ц у м я н С. А. К вопросу расчета слоистых анизотропных оболочек. Известия АН Арм. ССР, серия ФМЕИТ наук, т. VI, № 3, 1953.
5. Н о в о ж и л о в В. В. Теория тонких оболочек. Судпромгиз, 1951.
6. Л е х н и ц к и й С. Г. Теория упругости анизотропного тела. Гостехиздат, 1950.
7. Л у р ь е А. И. Статика тонкостенных упругих оболочек. Гостехиздат, 1947.
8. А м б а р ц у м я н С. А. К расчету двухслойных ортотропных оболочек. Известия АН СССР, ОТН, № 7, 1957.
9. А м б а р ц у м я н С. А. О двух методах расчета двухслойных ортотропных оболочек. Известия АН Арм. ССР, серия ФМ наук, т. X, № 2, 1957.
10. Л е х н и ц к и й С. Г. Анизотропные пластинки. Гостехиздат, 1947.
11. А м б а р ц у м я н С. А. К теории анизотропных пологих оболочек. ПММ, т. XII, № 1, 1948.
12. Т и м о ш е н к о С. П. Пластинки и оболочки. Гостехиздат, 1948.
13. А м б а р ц у м я н С. А. К теории изгиба анизотропных пластинок. Известия АН СССР, ОТН, № 4, 1958.