

С. А. Амбарцумян, академик АН Армянской ССР, и А. А. Хачатрян

**Некоторые задачи безмоментной теории оболочек,
 изготовленных из разномодульного материала**

(Представлено 9/IX 1966)

1. Тонкостенная оболочка постоянной толщины h отнесена к криволинейной ортогональной системе координат α, β, γ . Причем α и β совпадают с линиями кривизны, а γ — с внешней нормалью срединной поверхности оболочки.

Считается, что отличными от нуля являются только напряжения $\sigma_\alpha, \sigma_\beta, \tau_{\alpha\beta}$, которые не зависят от γ , т. е. они равномерно распределены по толщине оболочки

$$\sigma_\alpha = \frac{T_\alpha}{h}, \quad \sigma_\beta = \frac{T_\beta}{h}, \quad \tau_{\alpha\beta} = \frac{S}{h}, \quad (1.1)$$

где T_α, T_β, S — внутренние тангенциальные силы на единицу длины соответствующей координатной линии.

Принимается, что оболочка изготовлена из разномодульного материала с упругими характеристиками E^+, ν^+ (при растяжении в любом направлении) и E^-, ν^- (при сжатии в любом направлении).

Как известно (1, 2), в разномодульной теории упругости чисто геометрические и чисто статические уравнения и соотношения совпадают с соответствующими уравнениями и соотношениями классической теории упругости. Приведем те уравнения и соотношения классической безмоментной теории оболочек, которые будут использованы в последующем.

Уравнения равновесия

$$\begin{aligned} \frac{\partial B T_\alpha}{\partial \alpha} - \frac{\partial B}{\partial \alpha} \cdot T_\beta + \frac{\partial A S}{\partial \beta} + \frac{\partial A}{\partial \beta} \cdot S &= - A B X, \\ \frac{\partial A T_\beta}{\partial \beta} - \frac{\partial A}{\partial \beta} T_\alpha + \frac{\partial B S}{\partial \alpha} + \frac{\partial B}{\partial \alpha} \cdot S &= - A B Y, \\ k_1 T_\alpha + k_2 T_\beta &= Z, \end{aligned} \quad (1.2)$$

где $X(\alpha, \beta), Y(\alpha, \beta), Z(\alpha, \beta)$ — компоненты внешней поверхностной

нагрузки; $k_1 = 1/R_1$, $k_2 = 1/R_2$ — главные кривизны и R_1 , R_2 — главные радиусы кривизны срединной поверхности; A , B — коэффициенты первой квадратичной формы срединной поверхности.

Геометрические соотношения

$$\begin{aligned}\varepsilon_\alpha &= \frac{1}{A} \frac{\partial u}{\partial \alpha} + \frac{v}{AB} \frac{\partial A}{\partial \beta} + k_1 w, \\ \varepsilon_\beta &= \frac{1}{B} \frac{\partial v}{\partial \beta} + \frac{u}{AB} \frac{\partial B}{\partial \alpha} + k_2 w, \\ \omega &= \frac{A}{B} \frac{\partial}{\partial \beta} \left(\frac{u}{A} \right) + \frac{B}{A} \frac{\partial}{\partial \alpha} \left(\frac{v}{B} \right),\end{aligned}\quad (1.3)$$

где ε_α , ε_β , ω — компоненты тангенциальной деформации; $u(\alpha, \beta)$, $v(\alpha, \beta)$, $w(\alpha, \beta)$ — тангенциальные и нормальное перемещения.

Как и в случае плоской задачи разномодульной теории упругости (2), закон упругости для рассматриваемой безмоментной оболочки записывается следующим образом

$$\begin{aligned}\varepsilon_\alpha &= \frac{1}{h} [a_{11} T_\alpha + a_{12} T_\beta + (a_{22} - a_{11}) m_1^2 T_2], \\ \varepsilon_\beta &= \frac{1}{h} [a_{11} T_\beta + a_{12} T_\alpha + (a_{22} - a_{11}) m_2^2 T_2], \\ \omega &= \frac{2}{h} [a_{11} - a_{12}] S + (a_{22} - a_{11}) m_1 m_2 T_2,\end{aligned}\quad (1.4)$$

где a_{ik} — коэффициенты упругости, причем $a_{11} = 1/E^+$, $a_{22} = 1/E^-$, $a_{12} = -\nu^+/E^+ = -\nu^-/E^-$; $T_2/h = \sigma_2$ — главное сжимающее напряжение, соответствующее главному направлению x_2 (см. схему); m_i — направляющие косинусы главного направления x_2 .

	x_1	x_2	$x_3 = \gamma$
α	l_1	m_1	$n_1 = 0$
β	l_2	m_2	$n_2 = 0$
γ	$l_3 = 0$	$m_3 = 0$	$n_3 = 1$

В этой схеме x_1 , x_2 , x_3 — главные направления напряжений и деформаций в данной точке (x_3 — совпадает с γ), l_i , m_i , n_i — направляющие косинусы.

Не останавливаясь на выводах, приведем некоторые формулы, необходимые нам в дальнейшем (2)

$$\frac{m_2}{m_1} = k = \frac{1}{2S} [(T_\alpha - T_\beta) + \sqrt{(T_\alpha - T_\beta)^2 + 4S^2}], \quad (1.5)$$

$$m_1^2 = \frac{1}{1+k^2}, \quad m_2^2 = \frac{k^2}{1+k^2}, \quad m_1 \cdot m_2 = \frac{k}{1+k^2}, \quad (1.6)$$

$$\left. \begin{matrix} T_1 \\ T_2 \end{matrix} \right\} = \frac{1}{2} [(T_\alpha + T_\beta) \pm \sqrt{(T_\alpha - T_\beta)^2 + 4S^2}]. \quad (1.7)$$

Отметим, что закон упругости (1.4) записан для случая, когда $T_1 > 0$, $T_2 < 0$. А это будет иметь место при выполнении неравенства

$$S^2 - T_x T_z > 0 \quad (1.8)$$

Ниже приведем решение некоторых конкретных задач.

2. Круговая цилиндрическая оболочка длиной l и радиуса R , закрепленная одним торцом, подвергается растяжению с одновременным кручением усилиями T_0 и S_0 , приложенными на другом торце.

Заменим $\alpha \rightarrow x$ (по образующей), $\beta \rightarrow \theta$ (по дуге окружности) и примем $A = 1$, $B = R$. В рассматриваемой задаче все расчетные величины не зависят от θ . Граничные условия задачи будут

$$u = 0, \quad v = 0 \quad \text{при } x = 0, \quad (2.1)$$

$$T_x = T_0, \quad S = S_0 \quad \text{при } x = l, \quad (2.2)$$

Из уравнения равновесия (1.2) с учетом

$$X = Y = Z = 0, \quad (2.3)$$

при граничных условиях (2.2) находим

$$T_x = T_0, \quad T_\theta = 0, \quad S = S_0. \quad (2.4)$$

Отметим, что здесь во всех точках оболочки неравенство (1.8) выполняется.

Подставляя (2.4) в (1.5) и (1.7), получим

$$k = -\frac{1}{2S_0} (T_0 + \sqrt{T_0^2 + 4S_0^2}), \quad T_z = \frac{1}{2} (T_0 - \sqrt{T_0^2 + 4S_0^2}). \quad (2.5)$$

Далее, пользуясь формулами (1.3), (1.4), (1.6) и (2.5), после интегрирования получаемых дифференциальных уравнений относительно перемещений и удовлетворения граничным условиям (2.1) для компонент перемещения получим

$$u = \frac{x}{2h} \left[(a_{11} + a_{22}) T_0 - (a_{22} - a_{11}) \frac{T_0^2 + 2S_0^2}{\sqrt{T_0^2 + 4S_0^2}} \right],$$

$$v = \frac{xS_0}{h} \left[(a_{11} + a_{32} - 2a_{12}) - (a_{22} - a_{11}) \frac{T_0}{\sqrt{T_0^2 + 4S_0^2}} \right], \quad (2.6)$$

$$w = \frac{R}{h} \left[a_{12} T_0 - (a_{22} - a_{11}) \frac{S_0^2}{\sqrt{T_0^2 + 4S_0^2}} \right].$$

3. Усеченная круговая коническая оболочка, закрепленная одним торцом ($r = r_1$), подвергается внутреннему давлению интенсивностью q с одновременным кручением тангенциальным усилием S_0 , приложенным на другом торце ($r = r_2$).

Направим α по образующей с началом ее отсчета от торца $r = r_1$. Тогда для срединной поверхности рассматриваемой оболочки имеем

$$A = 1, \quad B = r, \quad k_1 = 0, \quad k_2 = \frac{\cos \varphi}{r}, \quad \alpha = \frac{r - r_1}{\sin \varphi}, \quad \frac{dr}{d\alpha} = \sin \varphi, \quad (3.1)$$

где φ — угол между образующей и осью оболочки.

В этой задаче также все расчетные величины не зависят от β .

Граничные условия задачи таковы

$$u = 0, v = 0 \text{ при } r = r_1, \quad (3.2)$$

$$T_2 = 0, S = S_0 \text{ при } r = r_2. \quad (3.3)$$

Из уравнения равновесия (1.2), с учетом

$$X = Y = 0, Z = q \quad (3.4)$$

и (3.1) при граничных условиях (3.3), находим

$$T_2 = \frac{q(r^2 - r_2^2)}{2r \cos \varphi}, \quad T_3 = \frac{qr}{\cos \varphi}, \quad S = \frac{r_2^2}{r^2} \cdot S_0. \quad (3.5)$$

Принимая $r_2 > r_1$, нетрудно заметить, что здесь также во всех точках оболочки неравенство (1.8) выполняется.

Подставляя (3.5) в (1.5) и (1.7), получим

$$k = \frac{r}{2r_2^2 S_0} \left[\frac{q(r^2 + r_2^2)}{2 \cos \varphi} - \sqrt{\frac{q^2(r^2 + r_2^2)^2}{4 \cos^2 \varphi} + \frac{4r_2^4}{r^2} S_0^2} \right],$$

$$T_2 = \frac{1}{2r} \left[\frac{q^2(3r^2 - r_2^2)}{2 \cos \varphi} - \sqrt{\frac{q^2(r^2 + r_2^2)^2}{4 \cos^2 \varphi} + \frac{4r_2^4}{r^2} S_0^2} \right]. \quad (3.6)$$

Пользуясь формулами (1.2), (1.4), (1.6) и (3.5), после интегрирования получаемых уравнений и удовлетворения граничным условиям (3.2) для компонент перемещения получим

$$u = \frac{1}{2h \sin \varphi} \left\{ \frac{(a_{11} + a_{22})q}{2 \cos \varphi} \left[\frac{1}{2}(r^2 - r_1^2) - r_2^2 \ln \frac{r}{r_1} \right] + \frac{a_{12}q}{\cos \varphi} (r^2 - r_1^2) - \right.$$

$$\left. - \frac{a_{22} - a_{11}}{2} \int_{r_1}^r \frac{\frac{q^2}{2 \cos^2 \varphi} (r_2^4 - r^4) + \frac{4r_2^4}{r^2} S_0^2}{\sqrt{\frac{q^2 r^2}{4 \cos^2 \varphi} \cdot (r^2 + r_2^2)^2 + 4r_2^4 S_0^2}} dr \right\}, \quad (3.7)$$

$$v = \frac{S_0 r_2^2 r}{2h \sin \varphi} \left\{ (a_{11} + a_{22} - 2a_{12}) \left(\frac{1}{r_1^2} - \frac{1}{r^2} \right) - \right.$$

$$\left. - \frac{a_{22} - a_{11}}{\cos \varphi} \cdot q \int_{r_1}^r \frac{(3r^2 - r_2^2) dr}{r^3 \sqrt{\frac{q^2 r^2}{4 \cos^2 \varphi} (r^2 + r_2^2)^2 + 4r_2^4 S_0^2}} \right\},$$

$$w = -u \operatorname{tg} \varphi + \frac{r}{2h \cos \varphi} \left\{ \frac{a_{11} + a_{22}}{\cos \varphi} \cdot qr - \frac{a_{12}q(r_2^2 - r^2)}{r \cos \varphi} - \right.$$

$$\left. \begin{aligned} & - \frac{a_{22} - a_{11}}{2} \cdot \frac{\frac{q^2 r^2}{\cos^2 \varphi} (r^2 + r_2^2) + \frac{4r_2^4}{r^2} S_0^2}{\sqrt{\frac{q^2 r^2}{4\cos^2 \varphi} (r^2 + r_2^2)^2 + 4r_2^4 S_0^2}} \end{aligned} \right\}$$

Как видно из (3.7), в формулах для перемещений содержатся интегралы, которые в общем случае не могут быть выражены через элементарные функции. Однако для конкретных значений, входящих в эти формулы параметров, указанные интегралы могут быть вычислены известными приближенными методами интегрирования.

Отметим, что из полученных в этом пункте результатов предельным переходом ($\varphi \rightarrow 0$) можно получить соответствующие результаты цилиндрической оболочки.

Обозначив $r = r_1 = r_2 = R$ и заменив α через x , после выполнения предельного перехода для цилиндрической оболочки получим

$$T_x = 0, \quad T_\beta = qR, \quad S = S_0; \quad (3.8)$$

$$u = \frac{x}{h} \left[a_{12} qR - (a_{22} - a_{11}) \frac{S_0^2}{\sqrt{q^2 R^2 + 4S_0^2}} \right], \quad (3.9)$$

$$v = \frac{xS_0}{h} \left[(a_{11} + a_{22} - 2a_{12}) - (a_{22} - a_{11}) \frac{qR}{\sqrt{q^2 R^2 + 4S_0^2}} \right],$$

$$w = \frac{R}{2h} \left[(a_{11} + a_{22}) qR - (a_{22} - a_{11}) \frac{q^2 R^2 + 2S_0^2}{\sqrt{q^2 R^2 + 4S_0^2}} \right].$$

4. Оболочка в виде сферического пояса, закрепленная одним торцом ($\theta = \theta_1$), подвергается внутреннему давлению интенсивностью q с одновременным кручением тангенциальным усилием S_0 , приложенным на другом торце ($\theta = \theta_2$).

Будем пользоваться географическими координатами, заменив α, β соответственно через θ (долгота) и φ (широта). При этом имеем

$$A = R, \quad B = R \sin \theta, \quad k_1 = k_2 = \frac{1}{R}. \quad (4.1)$$

Эта задача также обладает осесимметрией, поэтому все расчетные величины не зависят от φ .

Граничные условия задачи таковы

$$u = 0, \quad v = 0 \quad \text{при} \quad \theta = \theta_1 \quad (4.2)$$

$$T_\theta = 0, \quad S = S_0 \quad \text{при} \quad \theta = \theta_2. \quad (4.3)$$

Из уравнения равновесия (1.2), с учетом

$$X = Y = 0, \quad Z = q \quad (4.4)$$

и (4.1) при граничных условиях (4.3), находим

$$T_\theta = \frac{qR}{2} \left(1 - \frac{\sin^2 \theta_2}{\sin^2 \theta} \right), \quad T_\varphi = \frac{qR}{2} \left(1 + \frac{\sin^2 \theta_2}{\sin^2 \theta} \right), \quad S = \frac{\sin^2 \theta_2}{\sin^2 \theta} \cdot S_0, \quad (4.5)$$

Нетрудно установить, что при напряженном состоянии оболочки, определяемом формулами (4.5), неравенство (1.8) выполняется во всех точках оболочки, если

$$\sin^4 \theta_2 \geq \frac{q^2 R^2}{q^2 R^2 + 4S_0^2} \quad (4.6)$$

В связи с этим будем рассматривать лишь такие оболочки, для которых во всех точках выполняется условие (4.6).

Подставляя (4.5) в (1.5) и (1.7), получим

$$k = \frac{1}{2S_0} \left(qR - \sqrt{q^2 R^2 + 4S_0^2} \right),$$

$$T_2 = \frac{1}{2} \left(qR - \frac{\sin^2 \theta_2}{\sin^2 \theta} \sqrt{q^2 R^2 + 4S_0^2} \right). \quad (4.7)$$

Пользуясь формулами (1.3), (1.4), (1.6) и (4.7), после интегрирования получаемых дифференциальных уравнений и удовлетворения граничным условиям (4.2), для компонент перемещения получим

$$\frac{u}{qR} = -\frac{v}{2S_0} = \frac{R}{4h} \left[(a_{11} + a_{22} - 2a_{12}) \left(\frac{\cos \theta}{\sin^2 \theta} - \frac{\cos \theta_1}{\sin^2 \theta_1} + \ln \frac{\operatorname{tg} \frac{\theta_1}{2}}{\frac{\theta}{2}} \right) \sin^2 \theta_2 - \right. \\ \left. - (a_{22} - a_{11}) \frac{2qR}{\sqrt{q^2 R^2 + 4S_0^2}} \ln \frac{\operatorname{tg} \frac{\theta_1}{2}}{\frac{\theta}{2}} \right] \sin \theta. \quad (4.8)$$

$$w = \frac{qR^2}{4h} \left[4a_{12} + (a_{11} + a_{22} - 2a_{12}) \left[1 + \sin^2 \theta_2 + \left(\frac{\cos \theta_1}{\sin^2 \theta_1} - \ln \frac{\operatorname{tg} \frac{\theta_1}{2}}{\frac{\theta}{2}} \right) \times \right. \right. \\ \left. \times \cos \theta \sin^2 \theta_2 \right] - (a_{22} - a_{11}) \left[\frac{qR}{\sqrt{q^2 R^2 + 4S_0^2}} \left(1 - \cos \theta \ln \frac{\operatorname{tg} \frac{\theta_1}{2}}{\frac{\theta}{2}} \right) + \right. \\ \left. \left. + \frac{\sqrt{q^2 R^2 + 4S_0^2}}{qR} \frac{\sin^2 \theta_2}{\sin^2 \theta} \right] \right]$$

Տարամոդուլ նյութից պատրաստված քաղանթների անմոմենտ տեսության մի քանի խնդիրներ

Դիտարկված են բարակապատ թաղանթներ, որոնք պատրաստված են ձգման և սեղման դեպքում առաձգականության տարրեր մոդուլներ ունեցող նյութից: Բերված են այդպիսի նյութից պատրաստված թաղանթների անմոմենտ տեսության անհրաժեշտ հավասարումները: Հուծված են հետևյալ խնդիրները՝

1) մի եզրով ամրացված կլոր գլանալին թաղանթը մյուս եզրում կիրառված ուժերի ազդեցության տակ ենթարկվում է միաժամանակյա ձգման և ոլորման:

2) մի եզրով ամրացված կլոր հատած կոնական թաղանթը գտնվելով ներքին ձնշման տակ միաժամանակ ոլորվում է մյուս եզրում կիրառված շոշափող ուժերով:

3) մի եզրով ամրացված գնդային գոտու ձև ունեցող թաղանթը գտնվելով ներքին ձնշման տակ միաժամանակ ոլորվում է մյուս եզրով կիրառված շոշափող ուժերով:

Դիտարկված խնդիրներում ստացված են բանաձևեր լարումների և տեղափոխումների որոշման համար:

Л И Т Е Р А Т У Р А — Կ Ր Ա Կ Ա Ն Ո Ւ Թ Յ Ո Ւ Ն

¹ С. А. Амбарцумян, А. А. Хачатрян, Основные управления теории упругости для материалов, разносопротивляющихся растяжению и сжатию, Механика твердого тела, 2, 1966. ² С. А. Амбарцумян, Известия АН АрмССР, Механика, т. XIX, № 2 (1966).