

УРАВНЕНИЯ ТЕХНИЧЕСКОЙ ТЕОРИИ ДВИЖЕНИЯ СЛОИСТЫХ КОМПОЗИТНЫХ
ОБОЛОЧЕК С ПЕРЕМЕННЫМИ ПАРАМЕТРАМИ.

Ботогова М.Г.

The governing equations of free vibrations of thin composite laminated cylindrical shell with variable parameters are obtained.

Постановка задачи и основные гипотезы. Будем считать, что оболочка полая и составлена из N изотропных вязкоупругих слоев, характеризующихся переменной толщиной $h_k(\alpha_1, \alpha_2)$, модулем Юнга E_k , плотностью ρ_k , коэффициентом Пуассона ν_k , модулем поперечного сдвига G_k .

В качестве исходной поверхности примем срединную поверхность какого-то слоя, которую отнесем к криволинейным ортогональным координатам $\alpha_1 = Rs$, $\alpha_2 = R\theta$. Здесь R – радиус цилиндра исходной поверхности, θ , s – окружная и продольная координаты соответственно.

Введем следующие обозначения:

безразмерные жесткостные характеристики k -го слоя:

$$\gamma_k = \sum_{k=1}^N \frac{E_k h_k(\alpha_1, \alpha_2) \tilde{c}_k}{1 - \nu_k^2} \left(\sum_{k=1}^N \frac{E_k h_k(\alpha_1, \alpha_2) \tilde{c}_k}{1 - \nu_k^2} \right)^{-1}, \quad (1)$$

$$\tilde{c}_k = 1 - c_k, \quad c_k = \int_0^{+\infty} K_k(s) e^{-i\Omega s} ds,$$

где $K_k(s)$ – ядро релаксаций напряжений материала для k -го слоя;

приведенный коэффициент Пуассона

$$\nu(\alpha_1, \alpha_2) = \frac{\nu_k E_k h_k(\alpha_1, \alpha_2) \tilde{c}_k}{1 - \nu_k^2} \left(\sum_{k=1}^N \frac{E_k h_k(\alpha_1, \alpha_2) \tilde{c}_k}{1 - \nu_k^2} \right)^{-1}; \quad (2)$$

осредненный модуль упругости

$$E(\alpha_1, \alpha_2) = \frac{1 - \nu^2}{h(\alpha_1, \alpha_2)} \left(\sum_{k=1}^N \frac{E_k h_k(\alpha_1, \alpha_2) \tilde{c}_k}{1 - \nu_k^2} \right), \quad h(\alpha_1, \alpha_2) = \sum_{k=1}^N h_k(\alpha_1, \alpha_2). \quad (3)$$

Тогда из равенств (1)-(3) имеем

$$\frac{E_k h_k(\alpha_1, \alpha_2) \tilde{c}_k}{1 - \nu_k^2} = \frac{E(\alpha_1, \alpha_2) h(\alpha_1, \alpha_2)}{1 - \nu(\alpha_1, \alpha_2)^2} \gamma_k. \quad (4)$$

Будем считать, что выполняются гипотезы теории слоистых оболочек, сформулированные Э.И. Григолюком и Г.М. Куликовым [1]:

1. Поперечные касательные напряжения изменяются по толщине k -ого слоя оболочки по заданному закону $\sigma^{(k)}_{i3} = f_0(z)\mu_i^{(0)}(\alpha_1, \alpha_2) + f_k(z)\mu_i^{(k)}(\alpha_1, \alpha_2)$, где

$$f_0(z) = \frac{1}{h^2(\alpha_1, \alpha_2)}(z - \delta_0(\alpha_1, \alpha_2))(\delta_N(\alpha_1, \alpha_2) - z), \quad z \in [\delta_0(\alpha_1, \alpha_2), \delta_N(\alpha_1, \alpha_2)];$$

$$f_k(z) = \frac{1}{h_k^2(\alpha_1, \alpha_2)}(z - \delta_{k-1}(\alpha_1, \alpha_2))(\delta_k(\alpha_1, \alpha_2) - z); z \in [\delta_{k-1}(\alpha_1, \alpha_2), \delta_k(\alpha_1, \alpha_2)].$$

Здесь $\delta_k(\alpha_1, \alpha_2)$ – расстояние между исходной поверхностью и верхней границей k -ого слоя.

2. Нормальные напряжения, действующие на площадках, параллельных исходной поверхности, пренебрежимо малы по сравнению с другими компонентами тензора напряжений.

3. Тангенциальные перемещения распределены по толщине пакета слоев согласно обобщенной кинематической гипотезе Тимошенко:

$$u_i^{(k)}(\alpha_1, \alpha_2, z) = u_i(\alpha_1, \alpha_2) + z\Theta_i(\alpha_1, \alpha_2) + g(z)\Psi_i(\alpha_1, \alpha_2).$$

Функции $\mu_i^{(0)}$, $\mu_i^{(k)}$, Ψ_i определены в монографии [1].

4. Прогиб не зависит от поперечной координаты α_3 .

Вывод уравнения: Принимая во внимание принятые выше гипотезы, перемещения запишем в следующем виде [1]

$$u_i^{(k)} = u_i - zw_{,i} + g(z)\Psi_i,$$

$$\varepsilon_{ij} = e_{ij} + z\kappa_{ij} + g(z)\psi_{ij}; \quad \varepsilon_{i3} = f_0(z)\psi_i, \quad (5)$$

где

$$e_{ij} = \frac{1}{2}(u_{i,j} + u_{j,i}) + k_{ij}w,$$

$$\psi_{ij} = \frac{1}{2}(\Psi_{i,j} + \Psi_{j,i}), \quad \kappa_{ij} = -w_{,ij}, \quad i, j = 1, 2. \quad (6)$$

Здесь дифференцирование по координате α_i обозначено нижним индексом после запятой.

В теории упругих оболочек уравнения состояния имеют вид [1]:

$$\sigma_{ij} = \frac{E_k(\alpha_1, \alpha_2)}{1 - \nu_k^2} \Xi \varepsilon_{ij}, \quad (7)$$

$$\Xi \varepsilon_{ij} = (1 - \nu(\alpha_1, \alpha_2)) \varepsilon_{ij} + \nu(\alpha_1, \alpha_2) \delta_{ij} (\varepsilon_{11} + \varepsilon_{22}),$$

δ_{ij} – символ Кронекера ($\delta_{ii} = 1$; $\delta_{ij} = 0$, $i \neq j$).

Принимая во внимание вязкоупругие свойства материала, уравнения (7) могут быть переписаны в виде

$$\sigma_{ij} = \frac{E_k}{1-v_k^2} \Xi J_k(\varepsilon_{ij}), \quad (8)$$

$$J_k(z) = z - \int_0^t K_k(t-s)z(s)ds. \quad (9)$$

Удельные мембранные усилия и изгибающие моменты определяются стандартным способом [1]:

$$T_{ij} = \sum_{k=1}^N \frac{\delta_k(\alpha_1, \alpha_2)}{\delta_{k-1}(\alpha_1, \alpha_2)} \int \sigma_{ij} dz, \quad M_{ij} = \sum_{k=1}^N \frac{\delta_k(\alpha_1, \alpha_2)}{\delta_{k-1}(\alpha_1, \alpha_2)} \int z \sigma_{ij} dz. \quad (10)$$

В дополнение к классическим силам и моментам изотропной теории оболочек, обобщенные удельные силы Q_i и моменты L_{ij} можно представить следующим образом [1]:

$$Q_i = \sum_{k=1}^N \frac{\delta_k(\alpha_1, \alpha_2)}{\delta_{k-1}(\alpha_1, \alpha_2)} \int f_0(z) \sigma_{i3} dz, \quad L_{ij} = \sum_{k=1}^N \frac{\delta_k(\alpha_1, \alpha_2)}{\delta_{k-1}(\alpha_1, \alpha_2)} \int g(z) \sigma_{ij} dz. \quad (11)$$

Для исследования свободных колебаний положим $(T_{ij}, M_{ij}, L_{ij}, Q_i, \kappa_{ij}, \psi_{ij}) = e^{i\Omega t} (T'_{ij}, M'_{ij}, L'_{ij}, Q'_i, \kappa'_{ij}, \psi'_{ij})$. Далее штрих будет опущен.

Принимая во внимания уравнения (4), (5), (8), (10), (11), получим следующие выражения для усилий и моментов

$$T_{ij} = \frac{E(\alpha_1, \alpha_2) h(\alpha_1, \alpha_2)}{1-v^2(\alpha_1, \alpha_2)} \Xi e_{ij} + \frac{E(\alpha_1, \alpha_2) h^2(\alpha_1, \alpha_2)}{2(1-v^2(\alpha_1, \alpha_2))} (c_{13} \Xi \kappa_{ij} + c_{12} \Xi \psi_{ij}), \quad (12)$$

$$M_{ij} = \frac{1}{2} h c_{13} T_{ij} + \frac{E(\alpha_1, \alpha_2) h^3(\alpha_1, \alpha_2)}{12(1-v^2(\alpha_1, \alpha_2))} (\eta_3 \Xi \kappa_{ij} + \eta_2 \Xi \psi_{ij}), \quad (13)$$

$$L_{ij} = \frac{1}{2} h c_{12} T_{ij} + \frac{E(\alpha_1, \alpha_2) h^3(\alpha_1, \alpha_2)}{12(1-v^2(\alpha_1, \alpha_2))} (\eta_2 \Xi \kappa_{ij} + \eta_1 \Xi \psi_{ij}), \quad (14)$$

где

$$\frac{1}{12} h^3(\alpha_1, \alpha_2) \pi_{1k} = \frac{\delta_k(\alpha_1, \alpha_2)}{\delta_{k-1}(\alpha_1, \alpha_2)} \int g^2(z) dz, \quad \frac{1}{12} h^3(\alpha_1, \alpha_2) \pi_{2k} = \frac{\delta_k(\alpha_1, \alpha_2)}{\delta_{k-1}(\alpha_1, \alpha_2)} \int z g(z) dz,$$

$$\frac{1}{2} h^2(\alpha_1, \alpha_2) \pi_{3k} = \frac{\delta_k(\alpha_1, \alpha_2)}{\delta_{k-1}(\alpha_1, \alpha_2)} \int g(z) dz, \quad h(\alpha_1, \alpha_2) \xi_k = h_k(\alpha_1, \alpha_2), \quad h(\alpha_1, \alpha_2) \zeta_n = \delta_n(\alpha_1, \alpha_2),$$

$$c_{13} = \sum_{k=1}^N (\zeta_{k-1} + \zeta_k) \gamma_k, \quad c_{12} = \sum_{k=1}^N \xi_k^{-1} \pi_{3k} \gamma_k,$$

$$\eta_1 = \sum_{k=1}^N \xi_k^{-1} \pi_{1k} \gamma_k - 3c_{12}^2, \quad \eta_2 = \sum_{k=1}^N \xi_k^{-1} \pi_{2k} \gamma_k - 3c_{13}c_{12}, \quad \eta_3 = 4 \sum_{k=1}^N (\xi_k^2 + 3\zeta_{k-1}\zeta_k) \gamma_k - 3c_{13}^2.$$

Здесь $\pi_{1k}, \pi_{2k}, \pi_{3k}, c_{13}, c_{12}, \eta_1, \eta_2, \eta_3$ - функции, зависящие от α_1, α_2 .

Следуя [1], введем обобщенные перемещения \hat{u}_i и деформации \hat{e}_{ij}

$$\begin{aligned} e_{ij} &= \hat{e}_{ij} - \frac{1}{2}hc_{13}\kappa_{ij} - \frac{1}{2}hc_{12}\Psi_{ij}, \\ u_i &= \hat{u}_i - \frac{1}{2}hc_{13}w_{,i} - \frac{1}{2}hc_{12}\Psi_i. \end{aligned} \quad (15)$$

Тогда уравнение (12) можно переписать в виде

$$T_{ij} = \frac{Eh}{1-\nu^2} \Xi \hat{e}_{ij}. \quad (16)$$

Рассмотрим следующее преобразование [1]:

$$\hat{M}_{ij} = M_{ij} - \frac{1}{2}hc_{13}T_{ij}, \quad \hat{L}_{ij} = L_{ij} - \frac{1}{2}hc_{12}T_{ij}. \quad (17)$$

Из соотношений (12)-(14), (18) следуют формулы для приведенных удельных моментов

$$\hat{M}_{ij} = \frac{Eh^3}{12(1-\nu^2)} (\eta_3 \Xi \kappa_{ij} + \eta_2 \Xi \Psi_{ij}), \quad (18)$$

$$\hat{L}_{ij} = \frac{Eh^3}{12(1-\nu^2)} (\eta_2 \Xi \kappa_{ij} + \eta_1 \Xi \Psi_{ij}),$$

Уравнение для поперечных удельных сил может быть переписано как

$$Q_i = G\Psi_i, \quad (19)$$

$$G = \frac{\left[\sum_{k=1}^N \left(\lambda_k - \frac{\lambda_{k0}^2}{\lambda_{kk}} \right) \right]^2}{\sum_{k=1}^N \left(\lambda_k - \frac{\lambda_{k0}^2}{\lambda_{kk}} \right) \tilde{G}_k^{-1}} + \sum_{k=1}^N \frac{\lambda_{k0}^2}{\lambda_{kk}} \tilde{G}_k,$$

$$\lambda_k = \int_{\delta_{k-1}(\alpha_1, \alpha_2)}^{\delta_k(\alpha_1, \alpha_2)} f_0^2(z) dz, \quad \lambda_{kn} = \int_{\delta_{k-1}(\alpha_1, \alpha_2)}^{\delta_k(\alpha_1, \alpha_2)} f_k(z) f_n(z) dz \quad (n=0, k),$$

$$\tilde{G}_k = G_k \tilde{c}_k. \quad (20)$$

Величина $G_k = E_k / [2(1+\nu_k)]$ является модулем сдвига k -ого слоя.

Для вывода уравнений свободных колебаний воспользуемся вариационным принципом

$$\text{Гамильтона} \quad \int_{t_1}^{t_2} (\delta U - \delta T) dt = 0. \quad (21)$$

$\delta U, \delta T$ являются вариациями потенциальной и кинетической энергии соответственно. Выполняя обычную процедуру вычисления вариаций в (21) можно получить уравнения в терминах удельных напряжений и приведенных моментов:

$$T_{1i,1} + T_{2i,2} = 0, \quad (22)$$

$$\hat{L}_{1i,1} + \hat{L}_{2i,2} = Q_i, \quad i = 1, 2, \quad (23)$$

$$\hat{M}_{11,11} + 2\hat{M}_{12,12} + \hat{M}_{22,22} - \frac{1}{R_2(\alpha_2)} T_{22} + \Omega^2 \left(\sum_{k=1}^N \rho_k h_k \right) w = 0. \quad (24)$$

Используя выражения (5), (15) получим уравнения совместности деформаций

$$\hat{e}_{11,22} - 2\hat{e}_{12,12} + \hat{e}_{22,11} = R_2^{-1} w_{,11}. \quad (25)$$

Представим силовую функцию F таким образом, чтобы

$$T_{ij} = \delta_{ij} \Delta F - F_{,ij}. \quad (26)$$

Выражая обобщенные деформации \hat{e}_{ij} посредством силовой функции и подставив их в уравнение (25), получим уравнение

$$\begin{aligned} & \frac{1}{Eh} \Delta \Delta F + \frac{\partial^2 F}{\partial \alpha_2^2} \left(\frac{\partial^2}{\partial \alpha_2^2} \left(\frac{1}{Eh} \right) - \frac{\partial^2}{\partial \alpha_1^2} \left(\frac{\nu}{Eh} \right) \right) + \frac{\partial^2 F}{\partial \alpha_1^2} \left(\frac{\partial^2}{\partial \alpha_1^2} \left(\frac{1}{Eh} \right) - \frac{\partial^2}{\partial \alpha_2^2} \left(\frac{\nu}{Eh} \right) \right) + \\ & + 2 \frac{\partial^2 F}{\partial \alpha_2 \partial \alpha_1} \frac{\partial^2}{\partial \alpha_2 \partial \alpha_1} \left(\frac{1-\nu}{Eh} \right) = R_2^{-1} w_{,11}. \end{aligned} \quad (27)$$

ЛИТЕРАТУРА

1. Григолюк Э.И., Куликов Г.М. Многослойные армированные оболочки: Расчет пневматических шин. – М.: Машиностроение, 1988. – 287 с.
2. Матяш В.И. Колебания изотропных упруго-вязких оболочек//Механика полимеров. – 1971. – №1 – С. 157 – 163.