

УДК 539.3:534.1

АСИМПТОТИЧЕСКИЙ АНАЛИЗ ЗАДАЧИ О СВОБОДНЫХ
КОЛЕБАНИЯХ ЦИЛИНДРИЧЕСКОЙ ОБОЛОЧКИ,
КОНТАКТИРУЮЩЕЙ С УПРУГОЙ СРЕДОЙ

БЕРГМАН Р. М., ЛАТИФОВ Ф. С.

(Баку)

Рассмотрена задача о свободных колебаниях упругой замкнутой круговой цилиндрической оболочки бесконечной длины, уложенной в бесконечную изотропную упругую среду. Считается, что жесткость материала среды значительно меньше жесткости материала оболочки.

В предположении, что изменяемость напряженно-деформированного состояния велика, проведен асимптотический анализ частот и форм колебаний.

1. Уравнения движения оболочки примем в виде [1]:

$$\begin{aligned} L_{11}(u) + L_{12}(v) + L_{13}(w) + \frac{1-v^2}{Eh} q_x - \frac{\rho(1-v^2)}{E} \frac{\partial^2 u}{\partial t^2} &= 0 \\ L_{21}(u) + L_{22}(v) + L_{23}(w) + \frac{1-v^2}{Eh} q_\varphi - \frac{\rho(1-v^2)}{E} \frac{\partial^2 v}{\partial t^2} &= 0 \\ L_{31}(u) + L_{32}(v) + L_{33}(w) - \frac{1-v^2}{Eh} q_r - \frac{1-v^2}{2E} \left(\frac{\partial q_x}{\partial x} + \frac{1}{R} \frac{\partial q_\varphi}{\partial \varphi} \right) + \\ &+ \frac{\rho(1-v^2)}{E} \frac{\partial^2 w}{\partial t^2} = 0 \end{aligned} \quad (1.1)$$

Здесь L_{ij} — известные операторы для цилиндрических оболочек [1], u , v , w — продольное, окружное и радиальное перемещения оболочки; E — модуль Юнга, ρ — плотность материала оболочки, R , h — радиус и толщина оболочки, ν — коэффициент Пуассона, q_x , q_φ , q_r — компоненты контактного давления со стороны упругой среды на оболочку, t — время.

Движение упругой среды описывается уравнениями [2]:

$$\begin{aligned} (\lambda_s + 2\mu_s) \frac{\partial \theta}{\partial r} - \frac{2\mu_s}{r} \frac{\partial \omega_x}{\partial \varphi} + 2\mu_s \frac{\partial \omega_\varphi}{\partial x} - \rho_s \frac{\partial^2 U}{\partial t^2} &= 0 \\ (\lambda_s + 2\mu_s) \frac{1}{r} \frac{\partial \theta}{\partial \varphi} - 2\mu_s \frac{\partial \omega_r}{\partial x} + 2\mu_s \frac{\partial \omega_x}{\partial r} - \rho_s \frac{\partial^2 V}{\partial t^2} &= 0 \\ (\lambda_s + 2\mu_s) \frac{\partial \theta}{\partial x} - \frac{2\mu_s}{r} \frac{\partial}{\partial r} (r\omega_\varphi) + \frac{2\mu_s}{r} \frac{\partial \omega_r}{\partial \varphi} - \rho_s \frac{\partial^2 W}{\partial t^2} &= 0 \end{aligned} \quad (1.2)$$

Здесь U , V , W — перемещения среды, λ_s , μ_s — коэффициенты Лямэ, ρ_s — плотность материала среды, x , r , φ — продольная, радиальная и окружная координаты.

Объемное расширение θ и компоненты вращения ω_x , ω_φ , ω_r определяются из выражений

$$\theta = \frac{\partial W}{\partial r} + \frac{W}{r} + \frac{1}{r} \frac{\partial V}{\partial \varphi} + \frac{\partial U}{\partial x}, \quad 2\omega_x = \frac{1}{r} \left[\frac{\partial(rV)}{\partial r} - \frac{\partial W}{\partial \varphi} \right] \quad (1.3)$$

$$2\omega_\varphi = \frac{\partial W}{\partial x} - \frac{\partial V}{\partial r}, \quad 2\omega_r = \frac{1}{r} \frac{\partial U}{\partial \varphi} - \frac{\partial V}{\partial x}$$

Уравнения движения оболочки и упругой среды дополняются контактными условиями на внешней поверхности оболочки, т. е. при $r=R+h/2$:

$$U = u + \frac{h}{2} \frac{\partial w}{\partial x}, \quad V = v + \frac{h}{2} \left(\frac{1}{R} \frac{\partial w}{\partial \varphi} - \frac{v}{R} \right), \quad W = w \quad (1.4)$$

$$\sigma_{rx} = -q_x, \quad \sigma_{rr} = -q_r, \quad \sigma_{r\varphi} = -q_\varphi$$

где напряжения σ_{rx} , $\sigma_{r\varphi}$, σ_{rr} определяются через перемещения известным образом (см., например, [2]):

$$\sigma_{rx} = \mu_s \left(\frac{\partial W}{\partial x} + \frac{\partial V}{\partial r} \right), \quad \sigma_{rr} = \lambda_s \theta + 2\mu_s \frac{\partial W}{\partial r} \quad (1.5)$$

$$\sigma_{r\varphi} = \mu_s \left[\frac{1}{r} \frac{\partial W}{\partial \varphi} + r \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{V}{r} \right) \right]$$

2. Решение уравнений (1.1) будем искать в виде

$$u = A \cos n\varphi \sin kx \sin pt, \quad v = B \sin n\varphi \cos kx \sin pt, \quad (2.1)$$

$$w = C \cos n\varphi \cos kx \sin pt$$

Здесь $2n$ — число полуволи в окружном направлении, p — круговая частота, π/k — длина полуволи вдоль образующей, A , B , C — постоянные.

Решение уравнений (1.2), согласно [2], для бесконечного упругого цилиндра имеет вид

$$U = \left[-A_1 \frac{\delta}{R} K_n(\varepsilon\alpha^*) - \frac{C_1 \beta^{*2}}{R} K_n(\varepsilon\beta^*) \right] \cos n\varphi \sin kx \sin pt$$

$$V = \left[-\frac{A_1 n}{\varepsilon R} K_n(\varepsilon\alpha^*) - \frac{C_1 \delta n}{\varepsilon R^2} K_n(\varepsilon\beta^*) - \frac{B_1}{n} \frac{\partial K_n(\varepsilon\beta^*)}{\partial r} \right] \sin n\varphi \cos kx \sin pt \quad (2.2)$$

$$W = \left[A_1 \frac{\partial K_n(\varepsilon\alpha^*)}{\partial r} + \frac{C_1 \delta}{R} \frac{\partial K_n(\varepsilon\beta^*)}{\partial r} + \frac{B_1}{\varepsilon R} K_n(\varepsilon\beta^*) \right] \sin pt \cos n\varphi \cos kx$$

$$\alpha^* = \left[\delta^2 - \frac{(1-\nu_s - 2\nu_s^2) \rho_s^* \lambda}{(1-\nu^2)(1-\nu_s) E_s^*} \right]^{1/2}, \quad \beta^* = \left[\delta^2 - \frac{2(1-\nu_s) \rho_s^* \lambda}{(1-\nu^2) E_s^*} \right]^{1/2}$$

$$\varepsilon = \frac{r}{R}, \quad \rho_s^* = \frac{\rho_s}{\rho h_*}, \quad E_s^* = \frac{E_s}{E h_*}, \quad \delta = kR, \quad h_* = \frac{h}{R}, \quad \lambda = \frac{(1-\nu^2) \rho R^2 p^2}{E}$$

где K_n — модифицированная функция Бесселя n -го порядка второго рода, ν_s — коэффициент Пуассона упругой среды, A_1 , B_1 , C_1 — постоянные (учтено, что $h_* \ll 1$).

Будем сначала считать, что в выражениях в квадратных скобках для α^* и β^* можно пренебречь вторыми слагаемыми. Это предположение означает, что не учитываются инерционные члены в уравнениях движения упругой среды (1.2). Кроме того, будем считать, что

$$E_s^* \sim h_*^\alpha (\alpha \geq 0), \quad n \sim h_*^{-c} (0 < c < 1) \quad (2.3)$$

Первое предположение (2.3) означает, что жесткость материала оболочки намного больше жесткости упругой среды, а второе — что напряженное состояние обладает большой изменчивостью в окружном направлении.

Число случаев, когда материалы оболочки и упругой среды удовлетворяют неравенству $\rho_s^*/E_s^* \ll 1$, весьма незначительно. Однако указанное отношение имеет порядок единицы для многих сочетаний материалов оболочки и среды, например для свинца и древесины, стали и древесины и др. [3, 4]. В дальнейшем пренебрегаем вторыми слагаемыми в квадратных скобках для выражений α^* и β^* в (2.2), когда одновременно выполняются соотношения

$$\rho_s^*/E_s^* \sim O(1), \quad \lambda \ll \delta^2 \quad (2.4)$$

В силу предположения относительно вида α^* и β^* получаем, что $\alpha^* = \beta^*$, следовательно, соответствующие решения из (2.2) становятся непригодными. Поэтому решения системы (1.2) примем, как и в статье [5], в форме ($A_s, B_s, C_s = \text{const}$):

$$U = \left[\left(-\varepsilon \delta \frac{\partial K_n(\varepsilon \delta)}{\partial r} - 4(1-\nu_s) \frac{\delta}{R} K_n(\varepsilon \delta) \right) A_s + \frac{\delta}{R} K_n(\varepsilon \delta) B_s \right] \cos n\varphi \sin kx \sin pt \quad (2.5)$$

$$V = \left[-\frac{n}{\varepsilon R} K_n(\varepsilon \delta) B_s - \frac{\partial K_n(\varepsilon \delta)}{\partial r} C_s \right] \sin n\varphi \sin kx \sin pt$$

$$W = \left[-\frac{\delta^2 \varepsilon}{R} K_n(\varepsilon \delta) A_s + \frac{\partial K_n(\varepsilon \delta)}{\partial r} B_s + \frac{n}{R} K_n(\varepsilon \delta) C_s \right] \cos kx \cos n\varphi \sin pt$$

Подчиним решения (2.5) контактными условиям (1.4) и подставим найденные компоненты контактного давления q_x, q_φ, q_r вместе с выражениями (2.1) в систему (1.1); в результате получим частотное уравнение

$$\det \|a_{ij}\| = 0 \quad (i, j=1, 2, 3) \quad (2.6)$$

$$\begin{aligned} a_{11} &= \lambda - \delta^2 - \frac{1}{2}(1-\nu) n^2 + \kappa \Delta^{-1} E_s^* \{ \delta^3 K_n'' + (5-4\nu_s) \delta^2 K_n' \} (\delta^2 K_n'^2 - n^2 K_n^2) - \delta^5 K_n K_n'^2 \\ a_{12} &= \frac{1}{2}(1+\nu) n \delta + \kappa \Delta^{-1} E_s^* \{ n \delta^4 K_n K_n'^2 - n \delta^3 K_n^2 [\delta K_n'' + (5+4\nu_s) K_n'] + \\ &\quad + 4(1-\nu_s) n \delta^3 K_n' K_n^2 \} (1 - \frac{1}{2} h_*) \\ a_{13} &= \nu \delta + \kappa \Delta^{-1} E_s^* \{ \delta^4 [\delta K_n'' + (5-4\nu_s) K_n'] (\frac{1}{2} \delta h_* K_n'^2 - K_n K_n') - \\ &\quad - \delta^3 [\delta^2 - 2(1-\nu_s) h_* n^2 - n^2] K_n^2 K_n' - \delta^4 [\frac{1}{2} h_* \delta^2 + \frac{1}{2} h_* n^2 + 8(1-\nu_s) K_n K_n'^2 + \\ &\quad + 2\delta^5 K_n'^3 - 4(1-\nu_s) n^2 \delta^2 K_n^3 \} \\ a_{21} &= \frac{1}{2}(1+\nu) n \delta + \kappa \Delta^{-1} E_s^* n \delta^3 K_n [\delta K_n'^2 - K_n K_n' - \delta K_n'' K_n] \\ a_{22} &= \lambda - n^2 - \frac{1}{2}(1-\nu) \delta^2 + \kappa \Delta^{-1} E_s^* \{ \delta^4 K_n'' [\delta K_n'^2 - \delta K_n^2 + 4(1-\nu_s) K_n K_n'] - \\ &\quad - \delta^3 [n^2 + 4(1-\nu_s)] K_n K_n'^2 - \delta^2 [4(1-\nu_s) n^2 - n - \delta^2] K_n' K_n^2 + 4(1-\nu_s) n \delta K_n^3 - \delta^4 K_n'^3 \} (1 - \frac{1}{2} h_*) \\ a_{23} &= -n [1 + \frac{1}{2} h_*^2 (n^2 + \delta^2)] + \kappa \Delta^{-1} E_s^* \{ \delta^2 K_n'' [\delta K_n K_n' + 4(1-\nu_s) K_n^2 - \frac{1}{2} h_* \delta^2 K_n'^2 - \\ &\quad - 2h_* \delta (1-\nu_s) K_n K_n'] n \delta + n \delta^2 [\delta^2 + (1-2\nu_s) h_* n^2 - h_* \delta^2 + 4(1-\nu_s) n^2] K_n^2 K_n' + \\ &\quad + n \delta^3 [\frac{1}{2} \delta^2 h_* + \frac{1}{2} n^2 h_* - (7-8\nu_s) + 2h_* (1-\nu_s)] K_n'^2 K_n + n \delta^4 (\frac{1}{2} h_* - 2) K_n'^3 + \\ &\quad + 4(1-\nu_s) n^3 \delta (1-h_*) K_n^3 \} \\ a_{31} &= -\nu \delta + \kappa E_s^* \Delta^{-1} \{ 2\delta^5 K_n'' K_n' K_n - 2\delta^5 K_n'^3 + 4(1-\nu_s) n^2 \delta^2 K_n^3 - \\ &\quad - 2(1-2\nu_s) \delta^4 K_n K_n'^2 - \frac{1}{2} h_* \delta a_{11}^* + \frac{1}{2} n h_* a_{21}^* \} \\ a_{32} &= n [1 + \frac{1}{2} h_*^2 (n^2 + \delta^2)] + \kappa E_s^* \Delta^{-1} \{ 4(1-\nu_s) n \delta^3 K_n^3 + 2n \delta K_n'^3 - 8(1-\nu_s) n \delta^2 K_n^2 K_n' + \\ &\quad + 2(3-4\nu_s) n \delta^3 K_n'^2 K_n - 2n \delta^3 K_n'' K_n [\delta K_n' + 4(1-\nu_s) K_n] - \frac{1}{2} h_* \delta a_{12}^* + \frac{1}{2} n a_{22}^* h_* \} (1 - \frac{1}{2} h_*) \\ a_{33} &= 1 - \lambda - \frac{1}{2} h_*^2 (n^2 + \delta^2) - \kappa \Delta^{-1} E_s^* \{ 2\delta^2 K_n'' [\frac{1}{2} \delta^4 h_* K_n' K_n + \frac{1}{2} h_* \delta^2 n^2 K_n K_n' + \\ &\quad + 2(1-\nu_s) h_* n^2 \delta K_n - \delta^3 K_n'^2 - 4(1-\nu_s) \delta^2 K_n K_n'] - \\ &\quad - \delta^3 [(1-2\nu_s) h_* \delta^2 - 2\delta^2 - 2n^2 + 3n^2 h_*] K_n K_n'^2 + \\ &\quad + \delta^2 [2(1-2\nu_s) \delta^2 - 2n^2 + 4n^2 h_* (1-\nu_s) + 8n^2 (1-\nu_s)] K_n^2 K_n' - \\ &\quad - 8(1-\nu_s) n^2 \delta K_n^3 - (n^2 + \delta^2) h_* \delta^4 K_n'^3 - \frac{1}{2} h_* \delta a_{13}^* + \frac{1}{2} n h_* a_{23}^* \} \\ \Delta &= \delta^2 (n^2 + \delta^2) K_n^2 K_n' + 4(1-\nu_s) K_n^3 n^2 \delta - \delta^4 K_n^3 - 4(1-\nu_s) \delta^3 K_n'^2 K_n \end{aligned}$$

$$\kappa = \frac{1-\nu^2}{2(1+\nu_s)}, \quad a_{ij}^* = (a_{ij} - F_{ij}) \frac{\Delta}{\kappa E_s^*}, \quad F_{ij} = a_{ij}|_{E_s^*=0} \quad (i, j=1, 2, 3)$$

В (2.6) $K_n = K_n(\delta)$, а через K_n' и K_n'' обозначено

$$K_n' = \left. \frac{dK_n(kr)}{d(kr)} \right|_{r=R}, \quad K_n'' = \left. \frac{d^2K_n(kr)}{d(kr)^2} \right|_{r=R}$$

3. При анализе частотного уравнения воспользуемся следующими асимптотическими разложениями для функции K_n'/K_n , когда $n \gg 1$

$$K_n'/K_n \approx -n/\delta \quad (3.1)$$

$$\frac{K_n'}{K_n} \approx -\frac{\delta}{a} \varphi_1, \quad \varphi_1 = 1 + \frac{n^2(a^2+n^2)^{-1/2}}{a}, \quad a^2 = n^2 + \delta^2 \quad (3.2)$$

$$K_n''/K_n \approx -1 \quad (3.3)$$

Формула (3.1), согласно [6], приемлема для случая $n \gg \delta$; формулы (3.2), (3.3) верны [7], если $n \sim \delta$ и $n \ll \delta$ соответственно.

Применяя формулы (3.2) к элементам a_{ij} определителя (2.6), приходим к следующему приближенному частотному уравнению:

$$\begin{aligned} & \lambda^{3-1/2} (3-\nu) (n^2+\delta^2) \lambda^{2+1/2} (1-\nu) (n^2+\delta^2)^2 \lambda - \\ & -^{1/12} (1-\nu) h_*^2 (n^2+\delta^2)^{4-1/2} (1-\nu^2) (1+\nu) \delta^4 - \\ & - \kappa (1-\nu) \varphi_1 E_s^* (n^2+\delta^2) (n+\delta) = 0 \end{aligned} \quad (3.4)$$

Если же $0 < \delta \ll n$, то согласно (3.1) приходим к такому частотному уравнению

$$\begin{aligned} & \lambda^{3-1/2} (3-\nu) n^2 \lambda^{2+1/2} (1-\nu) n^4 \lambda^{-1/12} (1-\nu) h_*^2 n^8 - \\ & -^{1/2} (1-\nu^2) (1+\nu) \delta^4 - \kappa (1-\nu) \varphi_1 E_s^* n^5 = 0 \end{aligned} \quad (3.5)$$

Если $\delta \gg n$, то используя формулы (3.3), получаем из (2.6) следующее упрощенное уравнение:

$$\begin{aligned} & \lambda^{3-1/2} (3-\nu) \delta^2 \lambda^{2+1/2} (1-\nu) \delta^4 \lambda^{-1/12} (1-\nu) h_*^2 \delta^8 - \\ & -^{1/2} (1-\nu^2) (1+\nu) \delta^4 - \kappa (1-\nu) \varphi_1 E_s^* \delta^5 = 0 \end{aligned} \quad (3.6)$$

Корни уравнения (3.4) с погрешностью порядка

$$O(\max[h_*^2(n^2+\delta^2)]; \delta^4(n^2+\delta^2)^{-3}; h_*^\alpha(n^2+\delta^2)^{-1}(n+\delta)]$$

имеют вид

$$\begin{aligned} & \lambda_1 = n^2 + \delta^2, \quad \lambda_2 = ^{1/2} (1-\nu^2) (n^2 + \delta^2) \\ & \lambda_3 = \frac{h_*^2}{6} (n^2 + \delta^2)^2 + \frac{(1-\nu^2) \delta^4}{(n^2 + \delta^2)^2} + 2\kappa \varphi_1 E_s^* (n + \delta) \end{aligned} \quad (3.7)$$

Из формул (3.7) следует, что корни λ_1 и λ_2 не удовлетворяют условиям (2.4) и поэтому здесь не рассматриваются. Нетрудно убедиться, что корни λ_3 соответствуют квазипоперечные колебания оболочки [8]. Слагаемое $\kappa(1-\nu)\varphi_1(n^2+\delta^2)E_s^*(n+\delta)$, связанное с упругой средой, которое появилось за счет соответствующих членов элемента a_{33} определителя (2.6), может существенно влиять на рассматриваемую частоту в зависимости от величин δ , α , c .

Приближенные значения корней уравнений (3.5) и (3.6) получаются из формул (3.7), если пренебречь в круглых скобках либо δ по сравнению с n (для уравнения (3.5)), либо n по сравнению с δ (для уравнения (3.6)), причем, как и для корней уравнений (3.4), величины λ_1 и λ_2 не удовлетворяют условиям (2.4), а корню λ_3 соответствуют квазипоперечные колебания.

Из формулы (3.7) для λ_3 видно, что с увеличением α влияние упругой среды на колебания оболочки уменьшается и при $\alpha > 2$ им можно пренебречь. При $\alpha = 2$ упругая среда оказывает влияние на колебания оболочки в области минимально возможной частоты. Если принять, что $\delta \sim h_*^d (-1 < d < 1/2)$, то из (3.4)–(3.7) следует, что при фиксированном δ упругая среда влияет на частоты колебаний оболочки, лишь когда $\alpha \leq 5/4 + 3/2d$. При этом, как и в случае модели винклеровского основания [9], она не понижает порядки минимальных по n при фиксировании δ частот колебаний оболочки.

4. Предположим, что в квадратных скобках в выражениях для α^* и β^* в (2.2) можно пренебречь первым слагаемым. Это означает, что влияние инерции упругой среды на колебания оболочки существенно. Неравенство, указывающее диапазон изменения λ для рассматриваемого случая, будет приведено ниже.

Принимая решение в виде (2.2), аналогично приходим к частотному уравнению

$$\det \| b_{ij} \| = 0 \quad (i, j=1, 2, 3) \quad (4.1)$$

в элементы b_{ij} которого входят бесселевы функции K_n с аргументами α^* и β^* . В силу сделанных предположений α^* и β^* являются комплексными величинами. Поэтому для проведения анализа уравнения (4.1) удобно ввести следующие параметры:

$$\begin{aligned} \alpha^* &= \left\{ i^2 \left[\frac{(1-v_s - 2v_s^2)\lambda \rho_s^*}{(1-v^2)(1-v_s)E_s^*} - \delta^2 \right] \right\}^{1/2} = i\bar{\alpha}^* \\ \beta^* &= \left\{ i^2 \left[\frac{2(1-v_s)\rho_s^*\lambda}{(1-v^2)E_s^*} - \delta^2 \right] \right\}^{1/2} = i\bar{\beta}^* \quad (i^2 = -1) \end{aligned} \quad (4.2)$$

Принимая, как и в (2.3), асимптотическое равенство для n , получаем, что при

$$0 < \bar{x} < n \quad (x^* = i\bar{x}), \quad (i^2 = -1) \quad (4.3)$$

для функции $K_n(x^*)$ можно использовать следующее асимптотическое представление [7]:

$$\begin{aligned} K_n(x^*) &= K_n(i\bar{x}) = \frac{i\pi}{2} \exp\left(\frac{in\pi}{2}\right) H_n^{(1)}[\bar{x} \exp(i\pi)] = -\frac{i\pi}{2} \exp\left(-\frac{in\pi}{2}\right) H_n^{(2)}(\bar{x}) = \\ &= -\frac{i\pi}{2} \exp\left(-\frac{in\pi}{2}\right) \sqrt{\frac{2}{\pi}} \frac{i}{\sqrt{n^2 - \bar{x}^2}} \exp\left(-\sqrt{n^2 - \bar{x}^2}\right) \left(\frac{n + \sqrt{n^2 - \bar{x}^2}}{\bar{x}}\right)^n \end{aligned} \quad (4.4)$$

где $H_n^{(j)}(x^*)$ — функции Ханкеля ($j=1, 2$).

Отметим, что функции $H_n^{(j)}(\bar{x})$ ($j=1, 2$) имеют переходную точку при $\bar{x}=n$, при переходе через которую они превращаются из осциллирующих на бесконечности в экспоненциально изменяющиеся. Это означает, что энергия не излучается от оболочки в упругую среду. Поэтому на интервале $(n, +\infty)$ анализ частотного уравнения (4.1) интереса не представляет.

Применяя формулу (4.4) к элементам b_{ij} определителя (4.1), приходим к следующему приближенному частотному уравнению:

$$\begin{aligned} & \lambda^{3-1/2}(3-\nu)n^2\bar{A}_1\lambda^{2+1/2}(1-\nu)n^4\bar{A}_2\lambda - \\ & - \bar{A}_3[1/12(1-\nu)h_*^2n^8+1/2(1-\nu)\kappa E_*^*n^{5+1/2}(1-\nu)^2(1+\nu)\delta^4]=0 \\ & \bar{A}_1 = \frac{1+B^*}{1+A^*}, \quad \bar{A}_2 = \frac{1+C^*}{1+A^*}, \quad \bar{A}_3 = \frac{1}{1+A^*} \quad (4.5) \\ & A^* = \left(\kappa^* - \frac{5}{4}B^\vee\right) \frac{\rho_s^*}{n} + \kappa B^\vee \left(\frac{3}{8}\kappa B^\vee - \frac{\kappa A^\vee}{4} - \frac{5\kappa^*}{4}\right) \frac{\rho_s^{*2}}{n^2} + \\ & + \frac{3}{8}\kappa^2 B^{\vee 2} \left(\kappa^* + \frac{\kappa A^\vee}{2}\right) \frac{\rho_s^{*3}}{n^3} \\ & B^* = \left[\kappa^* - \frac{4-\nu}{2(3-\nu)}\kappa B^\vee\right] \frac{\rho_s^*}{n} - \kappa B^\vee \left[\frac{4-\nu}{2(3-\nu)}\kappa^* + \frac{1-\nu}{4(3-\nu)}\kappa A^\vee\right] \frac{\rho_s^{*2}}{n^2} \\ & C^* = \kappa^* \frac{\rho_s^*}{n}, \quad A^\vee = \frac{1-\nu_s-2\nu_s^2}{(1-\nu^2)(1-\nu_s)}, \quad B^\vee = \frac{2(1-\nu_s)}{1-\nu^2} \\ & \kappa^* = \kappa(1-\lambda_s/2\mu_s)A^\vee \end{aligned}$$

Из выражения для A^* , B^* , C^* видно, что при $\rho_s^* \ll n$ плотность упругой среды на частоты колебаний существенного влияния не оказывает. В этом случае приближенно получается частотное уравнение (3.5). Отметим, что два относительно больших корня уравнения (4, 5), вообще говоря, выходят из рамок рассматриваемого диапазона изменения λ , так как для λ должно выполняться двойное «сильное» неравенство

$$E_*^*\delta^2/\rho_s^* \ll \lambda \ll E_*^*n^2/\rho_s^* \quad (4.6)$$

Левое неравенство в (4.6) вытекает из предположения о виде выражения κ^* и β^* в (2.2), а правое — из условия (4.3). Будем здесь считать, что соотношение материалов оболочки и упругой среды таково, что $E_*^*/\rho_s^* \ll 1$. Этому неравенству удовлетворяет большое число пар материалов оболочки и среды, например сталь и резина, алюминий и резина, сталь и полускальный грунт и др. [3, 4, 10].

Уравнение (4.5) имеет лишь один действительный корень λ , удовлетворяющий неравенству (4.6), который приближенно выражается так:

$$\lambda \approx \left[\frac{h_*^2 n^4}{6} + \kappa E_*^* n + \frac{1-\nu^2}{n^4} \delta^4 \right] \frac{1}{1+C^*} \quad (4.7)$$

Считаем, что степень малости величины E_*^*/ρ_s^* такова, что для корня (4.7) выполняется неравенство (4.6). Учитывая, что $1+C^* > 1$, нетрудно показать, что такому λ соответствуют квазипоперечные колебания оболочки [8].

Из формулы (4.7) видно, что частоты собственных колебаний растут с увеличением жесткости и уменьшением плотности материала упругой среды. Из формул (4.5) и (4.7) следует, что если $\rho_s^* \gg n$, то порядок минимальной (при фиксированном δ) частоты понижается по сравнению с порядком соответствующей частоты оболочки, не связанной со средой.

ЛИТЕРАТУРА

1. Власов В. З. Избранные труды. Т. 1. М.: Изд-во АН СССР, 1962. 212 с.
2. Ляв А. Математическая теория упругости. М.-Л.: Главн. ред. общетехн. лит-ры и номогр., 1935, 301 с.

3. Карякин Н. И., Быстров К. Н., Киреев П. С. Краткий справочник по физике. М.: Высшая школа, 1964. 568 с.
4. Беллев Н. М. Сопротивление материалов. М.: Физматгиз, 1962. 828 с.
5. Колгунов М. А., Васильев Ю. Н., Черных В. А. Упругость и прочность цилиндрических тел. М.: Высшая школа, 1975. 55 с.
6. Бейтмен Г., Эрдейи А. Высшие трансцендентные функции. М.: Наука, 1966. 100 с.
7. Янке Е., Емде Ф., Лёш Ф. Специальные функции. М.: Наука, 1977. 223 с.
8. Гольденвейзер А. Л. Качественный анализ свободных колебаний упругой тонкой оболочки. — ПММ, 1966, т. 30, вып. 1, с. 96.
9. Бергман Р. М., Киясбейли Т. Н. Свободные колебания подземного газопровода большого диаметра при наличии переменного винклеровского радиального действия. — Изв. АН АзербССР. Сер. физ.-техн. и матем. наук, 1976, № 6, с. 87.
10. Справочник по проектированию магистральных трубопроводов. Л.: Недра, 1977. 140 с.

Поступила в редакцию
10.X.1979