

радиального перемещения приведены на рис 1—5 для следующих значений параметров: $R/h = 100$, $k = 2$, $\alpha_0 = \beta_0 = 0,125$, $\xi = 100$; 1; 0,5; 0,25; 0,125 (кривые 1—5 соответственно). Отметим, что при $\xi = 100$ произведено

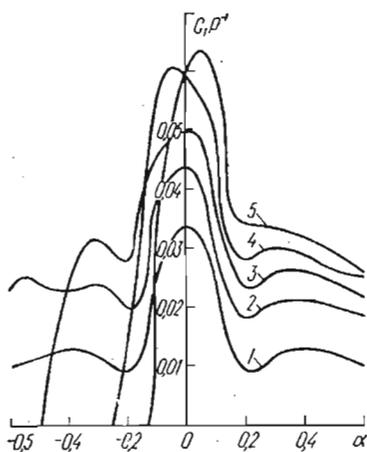


Рис. 4

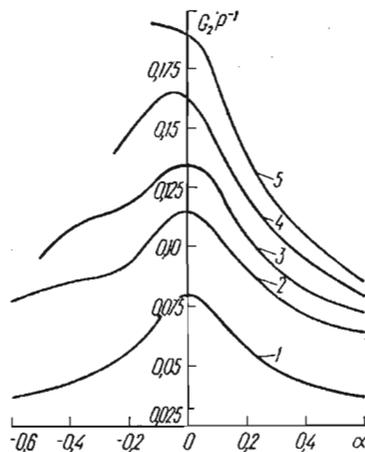


Рис. 5

сравнение с решением для бесконечно длинной оболочки, найденным на основе полных уравнений теории оболочек с разрешающим уравнением (1). Оно показало удовлетворительное совпадение результатов построенного здесь и точного решений. Влияние величины удаления нагрузки от свободного края достаточно отчетливо видно из представленных на рис. 1—5 кривых.

ЛИТЕРАТУРА

1. Власов В. З. Общая теория оболочек. М., Гостехиздат, 1949. 784 с.
2. Гольденвейзер А. Л. Теория упругих тонких оболочек. М., Гостехиздат, 1953. 544 с.
3. Тимошенко С. П., Войновский-Кригер С. Пластинки и оболочки. М., Физматгиз, 1963. 635 с.
4. Нерубайло Б. В. К расчету напряжений в цилиндрических оболочках, загруженных по линиям контура.— Прикл. механика, 1975, 11, № 2, с. 41—48.
5. Чернышев Г. Н. О контактных задачах в теории оболочек.— Тр. VII Всесоюз. конф. по теории оболочек и пластин. М., 1970, с. 898—903.

г. Москва

Поступила в редколлегию
15.IX 1976 г.

УДК 539.3;534.1

В. Г. Костенко

ЕДИНСТВЕННОСТЬ РЕШЕНИЯ ЗАДАЧИ О ВЗАИМОДЕЙСТВИИ УПРУГОЙ ОБОЛОЧКИ С АКУСТИЧЕСКИМИ СРЕДАМИ

Рассмотрим упругую изотропную оболочку V с гладкой границей $S = S_1 + S_2$, внешнюю к V неограниченную акустическую среду Ω_1 и акустический наполнитель Ω_2 оболочки V в процессе их взаимодействия, возникающего под действием внутренних источников колебаний и начального возмущенного состояния в момент $t = 0$.

Пусть $p_i(t, x)$ — избыточное давление, $v_i^{(n)}(t, x)$ — проекция смещения точки $x = (x_1, x_2, x_3)$ акустической среды Ω_i , $v_j(t, x)$ — проекция смещения точки x оболочки V на ось ox_i декартовой прямоугольной системы координат.

нат. Пусть, кроме того, $\varphi_i(t, x)$ — потенциал смещений точек среды Ω_i , т.е. $\frac{\partial \varphi_i}{\partial x_j} = v_j^{(i)}(t, x)$ ($i = 1, 2; j = 1, 2, 3$).

В акустической среде Ω_i при любом t имеют место зависимости [2]

$$\frac{\partial^2 v_j^{(i)}}{\partial t^2} = -c_i^2 \frac{\partial p_i}{\partial x_j}, \quad (1)$$

где $c_i^2 = \frac{1}{\rho_i c^2}$; ρ_i — плотность среды Ω_i ; c — скорость звука в жидкости.

Обозначим $\frac{\partial \varphi_i}{\partial t} = \psi_i(t, x)$ и предположим, что внутренние источники колебаний и начальное возмущенное состояние отсутствуют. Тогда при моделировании колебаний упругой изотропной оболочки V по линейной теории упругости возникает математическая задача: найти решения уравнений

$$\frac{1}{\beta_i^2} \frac{\partial^2 \psi_i}{\partial t^2} - \Delta \psi_i = 0 \text{ в } \Omega_i \quad (i = 1, 2), \quad (2)$$

$$\frac{\partial^2 \vec{v}}{\partial t^2} - \mu \Delta \vec{v} - (\lambda + \mu) \text{grad div } \vec{v} = 0 \text{ в } V, \quad (3)$$

удовлетворяющих начальным условиям

$$\psi_i = \frac{\partial \psi_i}{\partial t} = 0, \quad \vec{v} = \frac{\partial \vec{v}}{\partial t} = 0 \text{ при } t = 0; \quad (4)$$

условиям сопряжения (контакта) на S_i

$$\vec{\sigma}_n = \frac{1}{c_i^2} \frac{\partial \psi_i}{\partial t} \vec{n}, \quad \sigma_{12} = \sigma_{13} = \sigma_{23} = 0, \quad \vec{v} = \vec{v}^{(i)}; \quad (5)$$

условиям излучения на бесконечности

$$\lim_{r \rightarrow \infty} r \left(\frac{\partial \psi_1}{\partial r} - \frac{\partial \psi_1}{\partial t} \right) = 0. \quad (6)$$

Кроме того, искомые функции должны быть ограниченными в области определения. Здесь β_i — константа, которая определяется сжимаемостью и плотностью среды Ω_i ; λ, μ — константы Ляме; σ_{ks} — проекция напряжения на ось ox_s в точках элементарной площадки, перпендикулярной оси ox_k ($k, s = 1, 2, 3$); r — расстояние от начала координат до точки x ; $\vec{v}, \vec{v}^{(i)}$ — вектора смещений точек оболочки V и среды Ω_i .

Заметим, что (1) в среде Ω_i приводит к зависимостям

$$\frac{\partial^2 v_j^{(i)}}{\partial t^2} = \frac{\partial^2 \varphi_i}{\partial t^2 \partial x_j} = \frac{\partial^2 \psi_j}{\partial t \partial x_j} = -c_i^2 \frac{\partial p_i}{\partial x_j},$$

откуда следует, что

$$p_i(t, x) = -\frac{1}{c_i^2} \frac{\partial \psi_i}{\partial t} \quad (i = 1, 2). \quad (7)$$

Опишем сферу S_R достаточно большого радиуса R с центром в начале системы координат и пусть Ω_R — область с границей $S_R \cup S_1$. Тогда имеют место соотношения

$$\begin{aligned} & \frac{1}{2} \frac{\partial}{\partial t} \iiint_{\Omega_R} \left[\frac{1}{\beta_1^2} \left(\frac{\partial \psi_1}{\partial t} \right)^2 + \sum_{k=1}^3 \left(\frac{\partial \psi_1}{\partial x_k} \right)^2 \right] d\Omega_R = \\ & = \iint_{S_R} \frac{\partial \psi_1}{\partial t} \frac{\partial \psi_1}{\partial r} dS_R - \iint_{S_1} \frac{\partial \psi_1}{\partial t} \frac{\partial \psi_1}{\partial n} dS_1, \end{aligned} \quad (8)$$

$$\frac{1}{2} \frac{\partial}{\partial t} \iiint_{\Omega_2} \left[\frac{1}{\beta_2^2} \left(\frac{\partial \psi_2}{\partial t} \right)^2 + \sum_{k=1}^3 \left(\frac{\partial \psi_2}{\partial x_k} \right)^2 \right] d\Omega_2 = \iint_{S_2} \frac{\partial \psi_2}{\partial t} \frac{\partial \psi_2}{\partial n} dS_2. \quad (9)$$

Основная теорема энергии в теории упругости для системы (3) принимает вид [3]

$$\begin{aligned} \frac{\partial}{\partial t} \iiint_V \left\{ \frac{\rho}{2} \sum_{k=1}^3 \omega_k^2 + \mu \sum_{k,e=1}^3 \varepsilon_{ke}^2 + \frac{\lambda}{2} \left(\sum_{k=1}^3 \varepsilon_{kk} \right)^2 \right\} dV = \\ = \iint_{S_1} \sum_{k=1}^3 P_k \omega_k dS_1 - \iint_{S_2} \sum_{k=1}^3 P_k \omega_k dS_2, \end{aligned} \quad (10)$$

где $\omega_k = \frac{\partial v_k}{\partial t}$; ε_{ke} — тензор деформаций; $P_k = \sum_{e=1}^3 \sigma_{ek} \cos(n, x_e)$ — проекция напряжения в точках границы $S = S_1 \cup S_2$ оболочки V на ось ox_k ; n — внешняя нормаль к S_1 и внутренняя к S_2 ($k, e = 1, 2, 3$).

Умножив (8) на $\frac{1}{c_1^2}$, (9) на $\frac{1}{c_2^2}$ и сложив полученные результаты с (10), получим

$$\begin{aligned} \frac{\partial}{\partial t} J_R(t) = \iint_{S_1} \left(\sum_{k=1}^3 P_k \omega_k - \frac{1}{c_1^2} \frac{\partial \psi_1}{\partial t} \frac{\partial \psi_1}{\partial n} \right) dS_1 + \\ + \iint_{S_2} \left(\frac{1}{c_2^2} \frac{\partial \psi_2}{\partial t} \frac{\partial \psi_2}{\partial n} - \sum_{k=1}^3 P_k \omega_k \right) dS_2 + \frac{1}{c_1^2} \iint_{S_R} \frac{\partial \psi_1}{\partial t} \frac{\partial \psi_1}{\partial r} dS_R. \end{aligned} \quad (11)$$

Здесь

$$\begin{aligned} J_R(t) = \iiint_V \left[\frac{\rho}{2} \sum_{k=1}^3 \omega_k^2 + \mu \sum_{k,e=1}^3 \varepsilon_{ke}^2 + \frac{\lambda}{2} \left(\sum_{k=1}^3 \varepsilon_{kk} \right)^2 \right] dV + \\ + \frac{1}{2c_1^2} \iint_{\Omega_R} \left[\frac{1}{\beta_1^2} \left(\frac{\partial \psi_1}{\partial t} \right)^2 + \sum_{k=1}^3 \left(\frac{\partial \psi_1}{\partial x_k} \right)^2 \right] d\Omega_R + \frac{1}{2c_2^2} \iint_{\Omega_2} \left[\frac{1}{\beta_2^2} \left(\frac{\partial \psi_2}{\partial t} \right)^2 + \right. \\ \left. + \sum_{k=1}^3 \left(\frac{\partial \psi_2}{\partial x_k} \right)^2 \right] d\Omega_2. \end{aligned} \quad (12)$$

Учитывая выражение для P_k и условия сопряжения (5), получаем

$$\begin{aligned} \iint_{S_1} \left(\sum_{k=1}^3 P_k \omega_k - \frac{1}{c_1^2} \frac{\partial \psi_1}{\partial t} \frac{\partial \psi_1}{\partial n} \right) dS_1 = \\ = \iint_{S_1} \frac{1}{c_1^2} \frac{\partial \psi_1}{\partial t} \sum_{k=1}^3 \left(\omega_k - \frac{\partial \psi_1}{\partial x_k} \right) \cos(n, x_k) dS_1 = 0, \end{aligned}$$

так как на S_1

$$\omega_k = \frac{\partial v_k}{\partial t} = \frac{\partial v_k^{(1)}}{\partial t}, \quad \frac{\partial \psi_1}{\partial x_k} = \frac{\partial^2 \varphi_1}{\partial x_k \partial t} = \frac{\partial v_k^{(1)}}{\partial t}.$$

Аналогично

$$\iint_{S_2} \left(\frac{1}{c_2^2} \frac{\partial \psi_2}{\partial t} \frac{\partial \psi_2}{\partial n} - \sum_{k=1}^3 P_k \omega_k \right) dS_2 = 0.$$

Кроме того, из условий излучения (6) для достаточно больших r следует, что $\frac{\partial \psi_1}{\partial r} = \frac{\partial \psi_1}{\partial t} + o\left(\frac{1}{r}\right)$. В результате выражение (11) упрощается к виду

$$\frac{\partial}{\partial t} J_R(t) = \frac{1}{c_1^2} \iint_{S_R} \left(\frac{\partial \psi_1}{\partial t} \right)^2 dS_R + \frac{1}{c_1^2} \iint_{S_R} \frac{\partial \psi_1}{\partial t} o\left(\frac{1}{R}\right) dS_R. \quad (13)$$

Так как $\frac{\partial \psi_l}{\partial t} = O\left(\frac{1}{R}\right)$ при достаточно больших R , то второй интеграл в (13) справа стремится к нулю при $R \rightarrow \infty$. Убедимся, что тогда и первый интеграл в (13) справа также стремится к нулю при $R \rightarrow \infty$. Действительно, в противном случае правая часть (13) сохраняла бы знак для произвольных t и достаточно больших R , а левая, как легко проверить [1], оказалась бы знакопеременной.

Таким образом,

$$\frac{\partial}{\partial t} J(t) = \lim_{R \rightarrow \infty} \frac{\partial}{\partial t} J_R(t) = 0, \quad (14)$$

где $J(t)$ получаем из (12) заменой Ω_R на Ω_1 .

Интегрируя (14) по t в пределах от 0 до t , получаем

$$J(t) - J(0) = 0. \quad (15)$$

Но начальные условия (4) и выражения для тензора деформаций $\varepsilon_{ke} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial v_k}{\partial x_e} + \frac{\partial v_e}{\partial x_k} \right)$ дают $J(0) = 0$. Поэтому (15) сводится к $J(t) = 0$, откуда следует, что $\psi_l(t, x) = \frac{\partial \psi_l}{\partial t} = p_l(t, x) \equiv 0$ в Ω_l , $\vec{v}(t, x) \equiv 0$ в V .

По известной схеме отсюда получаем единственность решения задачи о взаимодействии гладкой упругой оболочки с акустическими средами, возникающего под воздействием внутренних источников колебаний с непрерывно распределенными плотностями и непрерывного начального возмущения в момент $t = 0$.

ЛИТЕРАТУРА

1. Купрадзэ В. Д. Методы потенциала в теории упругости. М., Физматгиз, 1963. 472 с.
2. Нигул У. К., Метсавээр Я. А., Векслер Н. Д., Кутсер М. Э. Эхо-сигналы от упругих объектов. Таллин, Изд-во АН ЭССР, 1974. 345 с.
3. Новацкий В. Теория упругости. М., «Мир», 1975. 872 с.

Львовский университет

Поступила в редколлегию
30.IV 1976 г.

УДК 533.6.013.42

Г. И. Калита

ГИДРОДИНАМИЧЕСКОЕ ДАВЛЕНИЕ В ЖИДКОСТИ, ВЫЗВАННОЕ КОЛЕБАНИЯМИ ЦИЛИНДРИЧЕСКОЙ ОБОЛОЧКИ

Рассмотрим задачу о движении идеальной жидкости, в которую погружена круговая цилиндрическая оболочка бесконечной длины при действии на оболочку некоторой заданной нагрузки. Колебания оболочки и движение жидкости будем считать установившимися.

Движение оболочки толщиной h в цилиндрической системе координат (r, θ) описывается уравнениями [1]

$$\begin{aligned} (k^2 + 1) \frac{\partial^2 v}{\partial \theta^2} + k^2 \frac{\partial^3 w}{\partial \theta^3} - \frac{\partial w}{\partial \theta} - \frac{\partial^2 v}{\partial \tau^2} &= 0, \\ k^2 \frac{\partial^3 v}{\partial \theta^3} - \frac{\partial v}{\partial \theta} + k^2 \frac{\partial^4 w}{\partial \theta^4} + w + \frac{\partial^2 w}{\partial \tau^2} - \frac{1 - \nu^2}{E} R^2 \bar{p} &= 0, \end{aligned} \quad (1)$$

где R — радиус кривизны срединной поверхности; \bar{p} — полное давление, действующее на оболочку; w, v — перемещения оболочки в нормальном и тангенциальном направлениях; $k^2 = \frac{h^2}{12R^2}$; $\tau = \frac{c_1 t}{R}$ — безразмерное время; $c_1^2 = \frac{E}{\rho_0(1 - \nu^2)}$; ρ_0 — плотность материала оболочки; E, ν — соответственно модуль Юнга и коэффициент Пуассона для материала оболочки.