

УДК 539.3

УСТОЙЧИВОСТЬ ОБОЛОЧЕК ТЕТРАГОНАЛЬНОЙ СТРУКТУРЫ ИЗ КОМПОЗИЦИОННОГО МАТЕРИАЛА, ОБТЕКАЕМОЙ СВЕРХЗВУКОВЫМ ПОТОКОМ ГАЗА

Немеребаев М.Н., Рахманова Ж.С., Немеребаева А.М.

*Таразский инновационно-гуманитарный университет, Тараз,
e-mail: nemerebayev@mail.ru*

Рассмотрена динамическая устойчивость сетчатой оболочки из композиционного материала в сверхзвуковом потоке газа. Задача рассматривалась в традиционной постановке в рамках поршневой теории. Показано изменение критической скорости флаттера от угла.

Ключевые слова: задача, оболочка, теория, скорость, динамика, структура, поверхность

STABILITY OF SHELLS OF THE TETRAGONAL STRUCTURE FROM COMPOSITE MATERIAL, STREAMLINED BY HYPERSONIC OF GAS

Nemerebayev M., Rakhmanova Z.S., Nemerebayeva A.M.

Taraz Innovative Humanitarian University, Taraz, e-mail: nemerebayev@mail.ru

Dynamic stability of reticulated shell from composite material in hypersonic stream of gas is considered in this work. A task was examined in the traditional raising within the framework of piston theory. The change of critical speed of flatter from the corner is shown in the article.

Keywords: task, shell, theory, speed, dynamics, structure, surface

Расчет сетчатых и подкрепленных оболочек как систем, имеющих сложную структуру, вызывает вычислительные и принципиальные трудности. Их разрешение на основе уточнения классической теории оболочек с применением новых модельных представлений и подходов, совершенствования методов и методик расчета является одной из самых актуальных проблем меха-

ники оболочечных конструкций и представляет несомненный практический интерес.

Рассмотрим круговую сетчатую цилиндрическую оболочку бесконечной длины, закрытую непроницаемой плёнкой и обтекаемую сверхзвуковым потоком газа с невозмущённой скоростью u , направленной вдоль образующих оболочек, т.е. по координатом α (рис. 1).

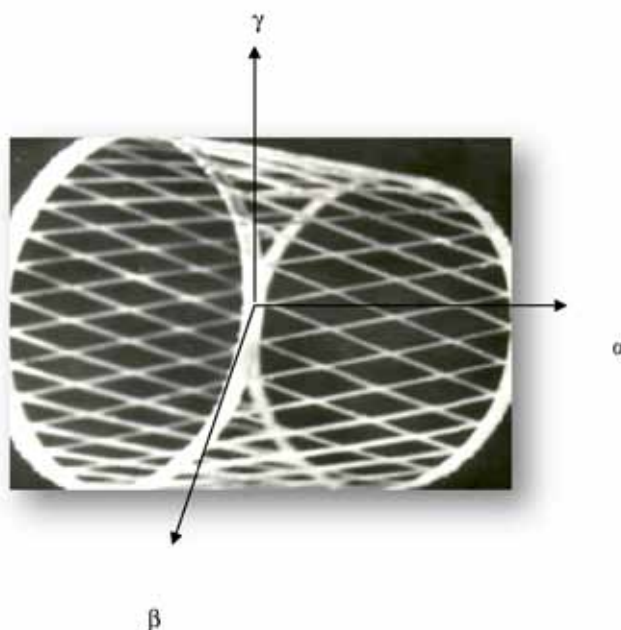


Рис. 1. Цилиндрическая сетчатая оболочка из КМ

Предполагая, что давление газа P на обтекаемую поверхность оболочки через плёнку может быть вычислено при помощи приближённой формулы поршневой теории [1]

$$P = P_0 \left(1 + \frac{\aleph - 1}{2} \frac{\vartheta}{c_0} \right) \frac{2\aleph}{\aleph - 1}, \quad (1)$$

где P_0 – давление невозмущённого потока газа; ϑ – нормальная составляющая скорости потока газа, обтекающего поверхность оболочки; c_0 – скорость звука в невозмущённом газе; $\aleph$ – показатель политропы.

Следуя работам [2,3], будем считать, что $u \leq c_0$ и, разложив уравнение (1) в ряд по формуле бинома Ньютона для малых возмущений, в первом приближении с учетом

$$C_0^2 = \aleph \frac{P_0}{\rho_0},$$

будем иметь:

$$P = \frac{P_0 \aleph}{C_0} \vartheta = \rho_0 C_0 \vartheta. \quad (2)$$

Рассмотрим линеаризованное течение газа вдоль оболочки, по которой распространяются упругие волны. В этом случае:

$$\vartheta = \frac{\partial \omega}{\partial t} + u \frac{\partial \omega}{\partial \alpha} \quad (3)$$

и следовательно, по формуле избыточного давления

$$P = \frac{\aleph P_0}{C_0} \left(\frac{\partial \omega}{\partial t} + u \frac{\partial \omega}{\partial \alpha} \right) \quad (4)$$

Кроме того, примем во внимание линейное демпфирование ε .

Тогда получим следующие динамические уравнения для цилиндрической сетчатой оболочки, обтекаемой сверхзвуковым потоком газа α направлении α .

$$\begin{aligned} & \left[C_{11} \frac{\partial^4}{\partial \alpha^4} + 6C_{12} \frac{\partial^4}{\partial \alpha^2 \partial \beta^2} + C_{22} \frac{\partial^4}{\partial \beta^4} \right] \left[A_{22} \frac{\partial^4}{\partial \alpha^4} + (2A_{12} + A_{66}) \frac{\partial^4}{\partial \alpha^2 \partial \beta^2} + A_{11} \frac{\partial^4}{\partial \alpha^4} \right] \Phi + \frac{1}{R} \frac{\partial^4 \Phi}{\partial \alpha^4} + \\ & + \left[\frac{2}{a} \frac{\rho h \delta \partial^2}{\partial t^2} + \frac{4}{a} \frac{\rho h \delta \varepsilon \partial}{\partial t} + \frac{\aleph P_0}{C_0} \frac{\partial}{\partial t} + \frac{\aleph P_0}{C_0} u \frac{\partial}{\partial \alpha} \right] \times \\ & \times \left[A_{22} \frac{\partial^4}{\partial \alpha^4} + (2A_{12} + A_{66}) \frac{\partial^4}{\partial \alpha^2 \partial \beta^2} + A_{11} \frac{\partial^4}{\partial \alpha^4} \right] \Phi = 0, \end{aligned} \quad (5)$$

где α – расстояние между осями стержней, и согласно [4] принимаем:

$$\begin{aligned} C_{11} &= \frac{2}{a} EI_y (\cos \varphi)^4 \\ C_{12} &= \frac{2}{a} EI_y (\cos \varphi \sin \varphi)^2 \\ C_{22} &= \frac{2}{a} EI_y (\sin \varphi)^4 \\ A_{11} &= \frac{B_{22}}{B_{11} B_{22} - B_{12}^2}; \quad A_{66} = \frac{1}{B_{33}}; \\ A_{22} &= \frac{B_{11}}{B_{11} B_{22} - B_{12}^2}; \quad A_{12} = \frac{B_{12}}{B_{11} B_{22} - B_{12}^2}; \\ B_{11} &= \frac{2}{a} \left[EF (\cos \varphi)^4 + \frac{12EI_z}{l^2} (\sin \varphi)^2 (\cos \varphi)^2 \right]; \\ B_{12} &= \frac{2}{a} \left[EF - \frac{12EI_z}{l^2} \right] (\sin \varphi)^2 (\cos \varphi)^2; \\ B_{22} &= \frac{2}{a} \left[EF (\sin \varphi)^4 + \frac{12EI_z}{l^2} (\sin \varphi)^2 (\cos \varphi)^2 \right]. \end{aligned} \quad (6)$$

$$B_{33} = \frac{2}{a} EF (\cos \varphi \sin \varphi)^2.$$

Решение уравнения (5) ищем в виде волн, распространяющихся по поверхности оболочки:

$$\Phi(\alpha, \beta, t) = \Phi_0 e^{i(\omega t - k^2 + \frac{n}{R}\beta)}, \quad (8)$$

где Φ_0 – некоторая комплексная постоянная;

ω – частота колебаний оболочки: $k = \frac{\pi}{\lambda}$ –

волновое число; λ – целое число волн в окружности поперечного сечения оболочки; n – длина полуволны в направлении образующей оболочки.

Подставляя значения (8) в исходное уравнение (5), придём к следующему характерному уравнению:

$$\omega^2 - i\omega(2\varepsilon + \mu) - \Omega_{kn}^2 + ik\delta u = 0, \quad (9)$$

$$\text{где } \mu = \frac{\aleph P_0 a}{2C_0 \rho h \delta}.$$

А для квадрата частоты собственных поперечных колебаний оболочки Ω_{kn}^2 имеем:

$$\Omega_{kn}^2 = \frac{a}{2\rho h \delta} \left(D_{kn} + \frac{1}{R^2} \frac{k^2}{T_{kn}} \right). \quad (10)$$

Здесь принято:

$$\begin{aligned} D_{kn} &= C_{11} k^4 + 6C_{12} k^2 \frac{n^2}{R^2} + C_{22} \frac{n^4}{R^4} \\ T_{kn} &= A_{22} k^4 + (2A_{12} + A_{66}) k^2 \frac{n^2}{R^2} + A_{11} \frac{n^4}{R^4} \end{aligned} \quad (11)$$

Если мнимая часть частоты колебаний отрицательна ($I_{m\omega} < 0$), то движение оболочки устойчиво [1,5].

Если же мнимая часть колебаний ($I_{m\omega} > 0$) положительная, то невозмущённое движение устойчиво лишь по отношению к малым возмущениям.

Таким образом, из условия $I_{m\omega} \geq 0$, для скоростей невозмущённого потока газа, при некотором невозмущённом движении оболочки устойчиво, получим неравенство:

$$U \leq V \left(1 + \frac{2\varepsilon}{\mu} \right), \quad (12)$$

где $V = \frac{\Omega}{k}$ является фазовой скоростью распространения упругих волн в оболочке. Тогда:

$$V^2 = \frac{a}{2\rho h \delta} \left(\frac{D_{kn}}{k^2} + \frac{1}{R^2} \frac{k^2}{T_{nk}} \right) \quad (13)$$

Второй член последнего уравнения представляет собой конструктивное демпфирование.

Из неравенства (12) для критической скорости получим

$$\bar{U} = V \left(1 + \frac{2\varepsilon}{\mu} \right). \quad (14)$$

Как видно из (6), коэффициенты упругости C_{ik} и B_{ik} зависят от угла φ .

В силу этого, из (12) и (13) следует, что критическая скорость невозмущённого потока зависит от распространения стержней в теле оболочки.

Если же устойчивость теряется по не-симметричной форме, то учитывая, что n^2 мало по сравнению $m^2 = kR$, членами $\frac{n^2 C_{ik}}{m^2 C_{11}}$, $\frac{n^2 A_{ik}}{m^2 A_{22}}$ можно пренебречь.

Тогда критическая скорость, принимающая минимальное значение вблизи m и n , удовлетворяет уравнение

$$C_{11} m^2 A_{22} m^2 - R^2 A_{22} m = 0. \quad (15)$$

В этом случае для критической скорости получим следующую формулу:

$$\bar{U}_{\min} = \frac{\sqrt{a}}{\sqrt{2}} \frac{1}{R\sqrt{\rho h \delta}} \sqrt{C_{11} m^2 + \frac{R^2}{A_{22} m^2}}. \quad (16)$$

Однако наибольший интерес представляют значения аргументов k и n , вблизи которых критическая скорость принимает минимальное значение.

Рассмотрим случай, при котором имеет место симметричная форма потери устойчивости ($n = 0$) и критическая скорость принимает минимальное значение при

$$k^2 = \frac{1}{R\sqrt{C_{11} A_{22}}}.$$

В этом случае для скорости получим:

$$\bar{U}_{\min} = \sqrt{\frac{a}{\rho h \delta R^2}} \sqrt[4]{\frac{C_{11}}{A_{22}}} \left(1 + \frac{2\varepsilon}{\mu} \right) \quad (17)$$

Для большей наглядности представим зависимость критической скорости от угла φ графически. Для этого преобразуем вы-

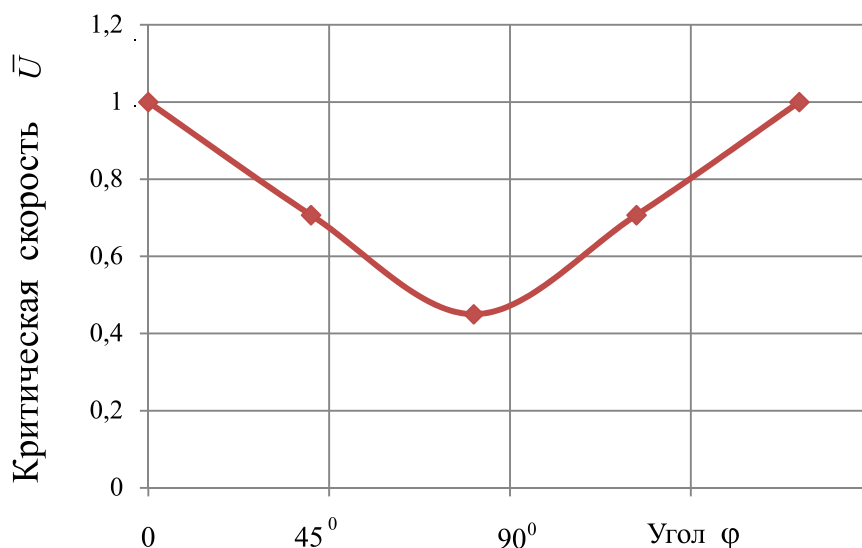


Рис. 2. Зависимость критической скорости от угла φ

ражение (17) с учётом (15) и (6,7), считая $\varepsilon = 0$

$$\bar{U} = \sqrt{\frac{1}{1 + \frac{4\delta^2 (\sin^4 \varphi)}{a^2}}} \quad (18)$$

Результат расчета приведен на рис. 2. Как видно из рисунка, критическая скорость флаттера может меняться зависимо- сти от угла φ

Список литературы

1. Амбарцумян С.А. Общая теория анизотропных оболочек. Главная. – М.: Наука, 1974. – 448 с.
2. Вольмир А.С. Устойчивость деформированных систем. – М.: Наука, 1967. – 984с.
3. Вольмир А.С. Об устойчивости цилиндрических оболочек при динамическом нагружении // ДАН. – 1953, т. 123, № 5. – С. 806–808.
4. Немеребаев М., Бекмуратов М.М., Немеребаева А. Параметрические колебания сетчатой оболочки из композиционных материалов // IX Международная научно-практическая конференция «Актуальные проблемы науки XXI века» (30.04.2016 г.) 3 часть. – М., 2016. – С. 22–27.
5. Болотин В.В. Динамическая устойчивость упругих систем. – М.: Гостехиздат, 1956. – 600 с.