

## Моделирование напряженно-деформированного состояния цилиндрической оболочки при воздействии ударной сосредоточенной нагрузки

© В.М. Дубровин, Т.А. Бутина

МГТУ им. Н.Э. Баумана, Москва, 105005, Россия

*На основании общей теории пологих оболочек решена задача оценки напряжений и деформаций цилиндрической ортотропной оболочки при действии ударной сосредоточенной нагрузки, направленной по нормали к поверхности оболочки. Первоначально задача решается путем выделения в зоне контакта элементарной площадки на срединной поверхности оболочки. Найдена главная часть решения и определены асимптотические формулы для перемещений и внутренних силовых факторов при условии, что зона контакта стремится к нулю.*

**Ключевые слова:** контактная сила удара, зона контакта, цилиндрическая оболочка, дифференциальный оператор, асимптотическое приближение.

Рассматривается задача по определению напряженно-деформированного состояния цилиндрической оболочки при воздействии ударной сосредоточенной силы, например при соударении оболочки с твердым телом небольших размеров. При этом предполагается, что:

вся энергия удара идет на получение деформаций;

изменение количества движения оболочки вследствие соударения мало;

при соударении вектор относительной скорости удара направлен по внешней нормали к поверхности оболочки;

твердое тело, участвующее в соударении, – шар радиуса  $r$  ( $r \ll R$ ,  $R$  – радиус оболочки).

При указанных предположениях контактная сила удара может быть определена из условия равенства кинетической энергии соударяющихся тел и работы контактной силы удара на упругих и упруго-пластических деформациях оболочки. Тогда справедливо соотношение [1–3]

$$\frac{mv_{\alpha}^2}{2} = P_W,$$

где  $m = \frac{m_1 m_2}{m_1 + m_2}$  – масса тел, участвующих в ударе;  $m_1, m_2$  – масса оболочки и шара соответственно;  $v_{\alpha}$  – проекция скорости соударе-

ния тел на направление внешней нормали к поверхности оболочки;  $P$  – контактная сила;  $w$  – упругая или упругопластическая деформация оболочки под действием контактной силы.

Поскольку  $m_1 \gg m_2$ , то  $m = m_2$  и

$$P = \frac{m_2 v_\alpha^2}{2w}. \quad (1)$$

Формула (1) позволяет определить контактную силу удара. При этом следует исходить из того, что в общем случае механические характеристики материала оболочки при ударном нагружении зависят от скорости соударения. Согласно [4–6], предел текучести металлов увеличивается с возрастанием скорости нагружения, приближаясь к пределу прочности, и зависит от статического предела текучести. В то же время предел прочности мало изменяется в зависимости от нагружения. Упругие характеристики не зависят от скорости нагружения.

При расчете величины контактной силы удара можно предположить, что кинетическая сила соударения в результате удара не испытывает физических изменений, а тепловые явления во время удара не учитываются. Поскольку рассматривается замкнутая система и кинетическая энергия, сообщенная оболочке, незначительна, очевидно, что вся первоначальная кинетическая энергия шара должна перейти в тепловую энергию деформации оболочки. Поскольку передача количества движения происходит быстрее, чем теплоотдача, можно допустить, что деформация оболочки закончится к тому времени, когда в полной мере начнут проявляться тепловые эффекты воздействия [7].

Зная величину контактной силы удара, можно определить напряжения в оболочке, вызванные этой нагрузкой. Поскольку рассматривается местная прочность оболочки при действии нормальной к образующей оболочки нагрузки, задача сводится к так называемому третьему напряженному состоянию.

Рассматривая цилиндрическую оболочку в соответствии с принятыми в теории оболочек положениями [8–9], внутренние силовые факторы можно представить в виде

$$N_1 = \frac{E_1 \delta}{(1 - \mu_1 \mu_2) R} \left[ \frac{\partial u}{\partial \alpha} + \mu_1 \left( \frac{\partial v}{\partial \beta} - w \right) \right],$$

$$N_2 = \frac{E_2 \delta}{(1 - \mu_1 \mu_2) R} \left[ \frac{\partial v}{\partial \beta} - w + \mu_2 \frac{\partial u}{\partial \alpha} \right],$$

$$\begin{aligned}
 S_1 = S_2 &= \frac{G\delta}{R} \left( \frac{\partial v}{\partial \alpha} + \frac{\partial u}{\partial \beta} \right), \\
 M_1 &= \frac{E_1 \delta^2}{12(1-\mu_1\mu_2)R^2} \left[ \frac{\partial^2 w}{\partial \alpha^2} + \mu_1 \left( \frac{\partial^2 w}{\partial \alpha^2} + \frac{\partial v}{\partial \beta} \right) \right], \\
 M_2 &= \frac{E_2 \delta^2}{12(1-\mu_1\mu_2)R^2} \left[ \frac{\partial^2 w}{\partial \beta^2} + \frac{\partial v}{\partial \beta} + \mu_2 \frac{\partial^2 w}{\partial \alpha^2} \right], \\
 M_{12} = M_{21} &= \frac{G\delta_2}{6R^2} \left( \frac{\partial^2 w}{\partial \alpha \partial \beta} + \frac{\partial v}{\partial \alpha} \right).
 \end{aligned} \tag{2}$$

Здесь  $E_1, E_2$  – модули упругости и коэффициенты Пуассона в осевом и кольцевом направлениях;  $G$  – модуль сдвига;  $R, \delta$  – радиус и толщина оболочек;  $\alpha = \frac{x}{R}$  – расстояние по образующей, выраженное в долях радиуса  $R$ ;  $\beta$  – центральный угол;  $u, v, w$  – деформации оболочки по осям  $x, y, z$ ;  $N_1, N_2, S$  – усилие в сечении оболочки;  $M_1, M_2, M_{12}$  – изгибающие в сечении оболочки.

Используя соотношение (2), из уравнений равновесия получим

$$\alpha_{v1}u + \alpha_{v2}v + \alpha_{v3}w = P_v \quad (v = 1, 2, 3), \tag{3}$$

где  $\alpha_{vj}$  – некоторые дифференциальные операторы.

Обозначим через  $D$  детерминант системы (3), а через  $D_{vj}$  – минор детерминанта  $D$ , соответствующий элементу  $\alpha_{vj}$ . Тогда частное решение системы (3) можно представить в виде

$$\begin{aligned}
 u &= \sum_{v=1}^3 (-1)^{v+1} D_{v1} \Phi_v, \\
 v &= \sum_{v=1}^3 (-1)^{v+2} D_{v2} \Phi_v, \\
 w &= \sum_{v=1}^3 (-1)^{v+3} D_{v3} \Phi_v,
 \end{aligned} \tag{4}$$

где  $\Phi_v$  – какое-нибудь решение уравнения

$$D\Phi_\nu = P_\nu \quad (\nu = 1, 2, 3). \quad (5)$$

Выделим на срединной поверхности оболочки элемент со сторонами  $a = 2R\alpha_0$ ,  $b = 2R\beta_0$ . Нагрузку считаем элементарной, т. е. распределенной по элементу с постоянными составляющими  $\frac{Q_\nu}{ab}$ . Поэтому для компонентов нагрузки

$$q_\nu(\alpha, \beta) = \begin{cases} \frac{Q_\nu}{4R^2\alpha_0\beta_0} = \text{const}, & \text{если } |\alpha| \leq \alpha_0, \quad |\beta| \leq \beta_0, \\ 0, & \text{если } |\alpha| > \alpha_0 \text{ или } |2\pi - \beta_0| > |\beta| > \beta_0. \end{cases} \quad (6)$$

Если величины  $P_\nu$  представить в виде

$$P_\nu(\alpha, \beta) = \sum_{n=0}^{\infty} P_{\nu n}(\alpha) \cos n\beta, \quad (7)$$

то, согласно (6),

$$P_{\nu 0} = \frac{n\beta_0}{2 \sin n\beta_0} P_{\nu n} = \begin{cases} -\frac{C_\nu Q_\nu}{4\pi R^2 \alpha_0}, & \text{если } |\alpha| \leq \alpha_0, \\ 0, & \text{если } |\alpha| > \alpha_0, \end{cases} \quad (8)$$

где  $C_1 = \frac{(1 - \nu_1 \nu_2) R^2}{E_1 \delta}$ ,  $C_2 = \frac{(1 - \nu_1 \nu_2) R^2}{E_2 \delta}$ ,  $C_3 = \frac{(1 - \nu_1 \nu_2) R^2}{G \delta}$ .

Если представить  $\Phi_\nu$  в виде

$$\Phi_\nu(\alpha, \beta) = \sum_{n=0}^{\infty} f_{\nu n}(\alpha) \cos \beta, \quad (9)$$

то, разворачивая детерминант  $D$  и используя формулы (5), (7), (9), получим

$$\begin{aligned} & f_{\nu n}^{(8)} - \left[ \frac{E_2}{G} + \frac{4G}{E_1} (1 - \mu_1 \mu_2) \right] n^2 f_{\nu n}^{(6)} + \\ & + \left\{ \left[ \left( \frac{E_2}{G} - 2\mu_1 \right) \left[ \frac{4G}{E_1} (1 - \mu_1 \mu_2) + 2\mu_1 \right] + 2 \frac{E_2}{E_1} \right] n^4 + 4\xi^4 \right\} f_{\nu n}^{(4)} - \\ & - \frac{E_2}{E_1} \left[ \frac{E_2}{G} + \frac{4G}{E_1} (1 - \mu_1 \mu_2) \right] n^6 f_{\nu n}^{(2)} + \frac{E_2^2}{E_1^2} n^8 f_{\nu n} = q_{\nu n} \\ & (\nu = 1, 2, 3 \dots; \quad n = 0, 1, 2 \dots), \end{aligned} \quad (10)$$

где

$$q_{vn} = -\frac{12R^2E_2^2}{(1-\mu_1\mu_2)\delta^2E_1G}P_{vn}, \quad \xi = \left(3\frac{E_1}{E_2}(1-\mu_1\mu_2)\right)^{1/4}\left(\frac{R}{\delta}\right)^{1/2} \quad (11)$$

Используя метод интеграла Фурье, можно записать частное решение уравнения (10) в виде

$$f_{vn} = \frac{1}{2\pi} \int_{-\infty}^{\infty} d\eta \int_{-\infty}^{\infty} e^{i\eta(\alpha-\gamma)} \frac{q_{vn}(\gamma)}{\Delta_n(\eta)}. \quad (12)$$

Здесь

$$\begin{aligned} \Delta_n(\eta) = & \eta^8 - \left[ \frac{E_2}{G} + \frac{4G}{E_1}(1-\mu_1\mu_2) \right] n^2 \eta^6 + \\ & + \left\{ \left[ \left( \frac{E_2}{G} - 2\mu_1 \right) \left[ \frac{4G}{E_1}(1-\mu_1\mu_2) + 2\mu_1 \right] + 2\frac{E_2}{E_1} \right] n^4 + 4\xi^2 \right\} \eta^4 + \\ & + \frac{E_2}{E_1} \left[ \frac{E_2}{G} + \frac{4G}{E_1}(1-\mu_1\mu_2) \right] n^6 \eta^2 + \frac{E_2^2}{E_1^2} n^8. \end{aligned}$$

Для выделения главной части решения и получения асимптотических формул можно представить формулу (12), применяя (8) и (11), в виде

$$f_{vn} = \lambda_{vn} \int_0^{\infty} \frac{\sin \alpha_0 \eta \cos \alpha \eta}{\eta \Delta_n(\eta)} d\eta, \quad (13)$$

где  $\frac{1}{\beta_0} \lambda_{v0} = \frac{n}{2 \sin n \beta_0} \lambda_{vn} = \frac{3C_v Q_v E_2^2}{\pi^2 (1-\mu_1\mu_2) \delta^2 E_1 G \alpha_0 \beta_0}$ .

Обозначив корни уравнения  $\Delta_n(\eta) = 0$  через

$$\eta_{n1} = n(A_{n1} + iB_{n1}), \quad -\eta_{n1}, \quad \bar{\eta}_{n1}, \quad -\bar{\eta}_{n1};$$

$$\eta_{n2} = n(A_{n2} + iB_{n2}), \quad -\eta_{n2}, \quad \bar{\eta}_{n2}, \quad -\bar{\eta}_{n2}$$

и предполагая, что  $-\eta_{n1}, \bar{\eta}_{n1}, -\eta_{n2}, \bar{\eta}_{n2}$  расположены в верхней полуплоскости ( $B_{n1}, B_{n2} > 0$ ), получим, что величины

$$\alpha_{n1} = A_{n1} + iB_{n1}, \quad -\alpha_{n1}, \quad \bar{\alpha}_{n1}, \quad -\bar{\alpha}_{n1};$$

$$\alpha_{n2} = A_{n2} + iB_{n2}, \quad -\alpha_{n2}, \quad \bar{\alpha}_{n2}, \quad -\bar{\alpha}_{n2}$$

будут корнями уравнения

$$\begin{aligned} \delta_n^2(\alpha_0) = & \alpha_0^2 + \left[ \frac{E_2}{G} + \frac{4G}{E_1}(1 - \mu_1\mu_2) \right] \alpha_0^6 + \\ & + \left\{ \left( \frac{E_2}{G} - 2\mu_1 \right) \left[ \frac{4G}{E_1}(1 - \mu_1\mu_2) + 2\mu_1 \right] + 2\frac{E_2}{E_1} + 4\xi^4 n^{-4} \right\} \alpha_0^4 + \\ & + \frac{E_2}{E_1} \left[ \frac{E_2}{G} + \frac{4G}{E_1}(1 - \mu_1\mu_2) \right] \alpha^2 + \frac{E_2^2}{E_1^2}. \end{aligned}$$

Вычислив интеграл (13) с помощью теории вычетов при любом  $\alpha$ , получим

$$f_{vn}(\alpha) = \frac{\pi\lambda_{vn}}{2} \left[ \frac{1}{2\Delta_n(0)} + \sum_{0 < \arg \eta < \pi} \operatorname{res} \frac{e^{i|y|}}{\eta\Delta_n(\eta)} \right] \operatorname{sgn} y \Big|_{y=\alpha-\alpha_0}^{y=\alpha+\alpha_0}. \quad (14)$$

Отсюда можно установить следующее равенство:

$$\begin{aligned} f_{vn}(\alpha) = & \\ = & \frac{3C_v Q_v E_1 \sin \beta_0}{2\pi(1 - \mu_1\mu_2) n^8 \delta^2 G \alpha_0 n \beta_0} \{ 1 + (C_{n1} \sin nA_{n1} |y| - C_n \cos nA_{n1} y) e^{-nB_{n1}|y|} + \\ & + [C_{n2} \sin nA_{n2} |y| - (1 - C_n) \cos nA_{n2} y] e^{-nB_{n2}|y|} \} \operatorname{sgn} y \Big|_{y=\alpha-\alpha_0}^{y=\alpha+\alpha_0}. \end{aligned}$$

Здесь  $C_{n1}$ ,  $C_n$ ,  $C_{n2}$  зависят только от  $A_{n1}$ ,  $B_{n1}$ ,  $A_{n2}$ ,  $B_{n2}$ .

Таким образом, определяется  $\Phi_v$  и, тем самым, частное решение  $u$ ,  $v$ ,  $w$  системы уравнений (3) при элементарной нагрузке.

Под решением задачи определения напряжений и деформаций  $\delta_y$  понимается предел решения, соответствующего элементарной нагрузке, когда каждая из величин  $\alpha_0$  и  $\beta_0$  стремится к нулю, а величины  $Q_v$  остаются постоянными. Для упрощения выделения главной части решения, содержащей особенности, принимается

$$G = \frac{\sqrt{E_1 E_2}}{2(1 - \mu_1\mu_2)},$$

$$f_{vn}(\alpha) = f_{vn1}(\alpha) + f_{vn2}(\alpha),$$

$$f_{vn1}(\alpha) = \frac{\lambda_n \sin n\beta_0}{n^{11} \Theta^4 n \beta_0} \int_0^\infty \frac{\sin \alpha_0 \Theta \eta \cos n\alpha \Theta \eta (-4\xi^4 \eta^4)}{n\alpha_0 \eta (\eta^2 + 1)^4 \delta_n(\Theta \eta)} d\eta, \quad (15)$$

$$f_{vn2}(\alpha) = \frac{\lambda_v \sin n\beta_0}{n^8 \alpha_0 \Theta^8 n\beta_0} \int_0^\infty \frac{\sin n\alpha_0 \Theta \eta \cos n\alpha \Theta \eta}{\eta(\eta^2 + 1)^4} d\eta,$$

$$\lambda_n = \frac{6C_v Q_v \Theta^4 E_2}{\pi^2 (1 - \mu_1 \mu_2) \delta^2 G},$$

$$\Theta^4 = \frac{E_2}{E_1}.$$

Если обозначить

$$F_{vn1}(\alpha) = \lim_{\substack{\alpha_0 \rightarrow 0 \\ \beta_0 \rightarrow 0}} f_{vn1}(\alpha),$$

$$F_{vn2}(\alpha) = \lim_{\substack{\alpha_0 \rightarrow 0 \\ \beta_0 \rightarrow 0}} f_{vn2}(\alpha),$$

$$F_{vn}(\alpha) = \lim_{\substack{\alpha_0 \rightarrow 0 \\ \beta_0 \rightarrow 0}} f_{vn}(\alpha),$$

то можно записать

$$F_{vn1}(\alpha) = \frac{-4\lambda_n}{n^{11} \Theta^3} \int_0^\infty \frac{\xi^4 \eta^4 \cos n\alpha \Theta \eta}{\delta_n^2 (\Theta \eta) (\eta^2 + 1)^4} d\eta,$$

$$F_{vn2}(\alpha) = \frac{\lambda_v}{n^7 \Theta^7} \int_0^\infty \frac{\cos n\alpha \Theta \eta}{(\eta^2 + 1)^4} d\eta, \quad (16)$$

$$F_{vn}(\alpha) = F_{vn1}(\alpha) + F_{vn2}(\alpha).$$

Вычислив второй интеграл в формуле (16), с помощью вычетов получим

$$F_{vn2} = \frac{\pi \lambda_v}{96 n^7 \Theta^7} (n^3 \Theta^3 |\alpha|^3 + 6n^2 \Theta^2 \alpha^2 + 15n\Theta |\alpha| + 15) e^{-n\Theta |\alpha|}. \quad (17)$$

Отсюда

$$\begin{aligned} \frac{d^k F_{vn2}(\alpha)}{d\alpha^k} &= (1 - \operatorname{sgn} |\alpha| - \operatorname{sgn} \alpha)^k \times \\ &\times \frac{\pi \lambda_v n^{k-7} \Theta^{k-7}}{96} e^{-n\Theta |\alpha|} (n^3 \Theta^3 |\alpha|^3 + A_k n^2 \Theta^2 \alpha^2 + B_k n \Theta |\alpha| + C_k), \end{aligned} \quad (18)$$

где  $A_k = 3(2 - k)$   $B_k = 3[5(1 - k) + k^2]$   $C_k = (k - 1)[(8 - k)k - 15]$ .

Таким образом, для любой компоненты (с индексом  $\nu=1, 2, 3$ ) сосредоточенной нагрузки перемещения  $u^{(\nu)}$ ,  $v^{(\nu)}$ ,  $w^{(\nu)}$  внутренние силовые факторы (как следует из формул (2) и (4)) можно получить воздействием известных операторов  $(-1)^{\nu+j} D_{\nu j}$  на ряд

$$F_{\nu_0} + F_{\nu_1} \cos \beta + F_{\nu_2} \cos 2\beta + \dots$$

По отношению к искомым величинам, которые определяются с помощью операторов  $D_{\nu j}$  ниже шестого порядка, указанное правило справедливо при любых  $\alpha$  и  $\beta$ , а по отношению к оставленным искомым величинам при всех  $\beta$  и  $\alpha \neq 0$ . В случае, когда перемещения и внутренние силовые факторы определяются с помощью линейного дифференциального оператора не ниже шестого порядка, искомую величину можно представить в виде суммы не имеющего особенностей функционального ряда и функции, выраженной в замкнутой форме. Действительно, используя (16–18), можно записать

$$\sum_{n=0}^{\infty} \frac{\partial^6}{\partial \alpha^k \partial \beta^m} [F_{\nu k}(\alpha) \cos n\beta] = \sum_{n=2}^{\infty} \frac{\partial^6}{\partial \alpha^k \partial \beta^m} F_{\nu n1} \cos n\beta + S_{km}(\alpha, \beta). \quad (19)$$

Здесь

$$\begin{aligned} S_{km}(\alpha, \beta) = & \frac{\partial^6}{\partial \alpha^k \partial \beta^m} [F_{\nu_0}(\alpha) + F_{\nu_1}(\alpha) \cos \beta] + (-\operatorname{sgn} \alpha)^k \frac{\pi}{96} \lambda_{\nu} \Theta^{k-7} \times \\ & \times \left[ -(\Theta^3 |\alpha|^3 + A_k \Theta^2 \alpha^2 + B_k \Theta |\alpha| + C_k) e^{-\Theta |\alpha|} + \cos(\beta + \frac{1}{2} m\pi) + \right. \\ & \left. + (-1)^{m+\frac{m}{2}} \left( -|\alpha| \frac{\partial^3 \Psi}{\partial |\alpha|^3} + A_k \alpha^2 \frac{\partial^2 \Psi}{\partial \alpha^2} + B_k |\alpha| \frac{\partial \Psi}{\partial |\alpha|} + C_k \Psi \right) \right]; \end{aligned} \quad (20)$$

$$\psi(|\alpha|, \beta) = \psi_1(|\alpha|, \beta) = -\frac{1}{2} \ln \left( 1 + e^{-2\Theta |\alpha|} - 2e^{\Theta |\alpha|} \cos \beta \right) \text{ при } m = 2\nu;$$

$$\psi(|\alpha|, \beta) = \psi_2(|\alpha|, \beta) = \operatorname{arctg} \frac{\sin \beta}{e^{\Theta |\alpha|} - \cos \beta} \text{ при } m = 2\nu + 1.$$

Первая функция в правой части равенства и ограниченные члены, входящие в состав второй функции, могут быть отображены, если искомая величина неограниченно растет по мере приближения к точке приложения сосредоточенной нагрузки.

Пусть  $m = 2j$ , а  $k = 6 - m$  – четное число, тогда на основании изложенного выше в (19) можно целиком отбросить стоящий в правой части ряд, а в выражении для  $S_{k,m}$  отбросить все члены, кроме



$$(-1)^j \frac{\pi}{96} \lambda_v \Theta^{k-7} C_k \Psi(|\alpha|, \beta).$$

Используя полученный результат и формулу (18), можно получить следующее асимптотическое равенство:

$$\begin{aligned} & \sum_{n=0}^{\infty} \frac{\partial^6}{\partial \alpha^k \partial \beta^m} [F_{vn}(\alpha) \cos n\beta] \approx \\ & \approx -(-1)^j \frac{\pi}{96} \lambda_v \Theta^{k-7} (k-1) [k(8-k) - 15] \ln \rho, \end{aligned} \quad (21)$$

где  $\rho^2 = \Theta^2 \alpha^2 + \beta^2$ , справедливое в окрестности  $\alpha = 0$  и  $\beta = 0$ .

При  $k + m = 7, 8$  получим асимптотическое равенство

$$\begin{aligned} & \sum_{n=0}^{\infty} \frac{\partial^{k+m}}{\partial \alpha^k \partial \beta^m} [F_{vn}(\alpha) \cos n\beta] \approx \\ & \approx -(-1)^j \frac{\pi}{96} \lambda_v \Theta^{k-7} \frac{\partial^{k+m-6}}{\partial \alpha^k \partial \beta^m} \left\{ \frac{\alpha \Theta^4 |\alpha|^4 (\Theta^2 \alpha^2 - 3\beta^2)}{\rho^6} + \right. \\ & + \frac{3(2-k'') \Theta^2 \alpha^2 (\Theta^2 \alpha^2 - \beta^2)}{\rho^4} + \frac{3[5(1-k'') + k''^2] \Theta^2 \alpha^2}{\rho^2} - \\ & \left. - (k'' - 1) [k''(8-k'') - 15] \ln \rho \right\}, \end{aligned} \quad (22)$$

$$k + m = k' + m' + 6 = 7, 8; \quad k', m', k'' + k - k', 2j + m - m' \geq 0.$$

С помощью формул (21) и (22) можно получить асимптотическое равенство для всех перемещений и внутренних силовых факторов, не ограниченных в окрестности точки  $\alpha = 0$  и  $\beta = 0$ . Так, для перемещений и внутренних силовых факторов справедливы асимптотические формулы

$$\begin{aligned} Q_1^{-1} n^{(1)} & \approx Q_2^{-1} v^{(2)} Q^2 \approx - \frac{(1 + \mu_1 \mu_2 (3 - \sqrt{\mu_1 \mu_2}))}{8\pi \delta^4 \sqrt{E_2 E_1^3}} \ln \rho, \\ M_1^{(3)} & = - \frac{Q_3 (1 + \sqrt{\mu_1 \mu_2})}{4\pi} \left( \frac{\mu_2}{\mu_1} \right)^{\frac{1}{4}} \ln \rho, \\ M_2^{(3)} & = - \frac{Q_3 (1 + \sqrt{\mu_1 \mu_2})}{4\pi} \left( \frac{\mu_1}{\mu_2} \right)^{\frac{1}{4}} \ln \rho, \end{aligned} \quad (23)$$

$$N_1^{(1)} \cong -\frac{Q_1}{4\pi R} \left(\frac{\mu_1}{\mu_2}\right)^{\frac{1}{4}} \left[ 2(1 + \sqrt{\mu_1\mu_2})\beta^2 \rho^{-2} - (3 + \sqrt{\mu_1\mu_2}) \right] \alpha \rho^{-2},$$

$$N_1^{(2)} \cong -\frac{Q_2}{4\pi R} \left(\frac{\mu_1}{\mu_2}\right)^{\frac{1}{4}} \left[ 2(1 + \sqrt{\mu_1\mu_2})\Theta^2 \alpha^2 \rho^{-2} - (3 + \sqrt{\mu_1\mu_2}) \right] \beta \rho^{-2}.$$

Как уже отмечалось, в работе рассматривается прочность оболочки при действии контактной ударной нагрузки, направленной по нормали к поверхности оболочки. В этом случае напряженное состояние оболочки определяется в основном изгибающими моментами  $M_1$  и  $M_2$ , для которых в соответствии с формулами (23) справедливы асимптотические формулы

$$M_1 = -\frac{P(1 + \sqrt{\mu_1\mu_2})}{4\pi} \left(\frac{\mu_2}{\mu_1}\right)^{\frac{1}{4}} \ln \frac{R}{r},$$

$$M_2 = -\frac{P(1 + \sqrt{\mu_1\mu_2})}{4\pi} \left(\frac{\mu_1}{\mu_2}\right)^{\frac{1}{4}} \ln \frac{R}{r}.$$

Тогда напряжения в зоне контакта

$$\sigma_1 = \frac{6M_1}{\delta^2}, \quad \sigma_2 = \frac{6M_2}{\delta^2}.$$

Полученные соотношения показывают, что в зоне упругих и упругопластических деформаций напряжения при ударе линейно зависят от величины контактной силы и позволяют оценить напряженно-деформированное состояние оболочки при рассмотренном воздействии.

Из всего сказанного выше можно сделать следующие выводы: в работе получены расчетные формулы, описывающие напряженно-деформированные состояния цилиндрической оболочки при действии ударной сосредоточенной нагрузки;

в зоне упругих и упругопластических деформаций напряжения при рассмотренном воздействии линейно зависят от контактной силы.

## ЛИТЕРАТУРА

- [1] Вольмир А.С. *Устойчивость деформированных систем*. Москва, Наука, 1984 г.
- [2] Кантор Б.Я. *Контактные задачи нелинейной теории оболочек вращения*. Киев, Наукова думка, 1990, 497 с.

- [3] Прочность, устойчивость, колебания. Справочник. Т. 1. Москва, Машиностроение, 1968, 832 с.
- [4] Окопный Ю.А., Радин В.П., Чирков И.П. *Механика материалов и конструкций*. Москва, Машиностроение, 2001, 407 с.
- [5] *Справочник металлурга по цветным металлам*. Москва, Metallurgia, 1971, 107 с.
- [6] Жилин П.А. *Актуальные проблемы механики*. Санкт-Петербург, Институт проблем машиноведения РАН, 2006, 306 с.
- [7] Димитриенко Ю.И. *Механика сплошной среды. Универсальные законы механики и электродинамики сплошной среды*, т. 2. Москва, Изд-во МГТУ им. Н.Э. Баумана, 2011, 560 с.
- [8] Власов В.З. *Избранные труды*. т. 1: *Общая теория оболочек*. Москва, Изд-во АН СССР, 1962, 528 с.
- [9] Работнов Ю.Н. *Проблемы механики деформируемого твердого тела. Избранные труды*. Москва, Наука, 1991, 194 с.
- [10] Сиратори М. *Вычислительная механика разрушения*. Москва, Мир, 1986, 334 с.

Статья поступила в редакцию 27.06.2013

Ссылку на эту статью просим оформлять следующим образом:

Дубровин В.М., Бутина Т.А. Моделирование напряженно-деформированного состояния цилиндрической оболочки при воздействии ударной сосредоточенной нагрузки. *Инженерный журнал: наука и инновации*, 2013, вып. 9. URL: <http://engjournal.ru/catalog/mathmodel/technic/957.html>

**Дубровин Виктор Митрофанович** родился в 1935 г., окончил механико-математический факультет Саратовского государственного университета в 1958 г. Канд. техн. наук, доцент кафедры «Вычислительная математика и математическая физика». Специалист в области прочности, устойчивости деформируемых систем. Автор более 120 печатных работ. e-mail: [vmDubrovin@mail.ru](mailto:vmDubrovin@mail.ru)

**Бутина Татьяна Александровна** родилась в 1950 г., окончила Московский физико-технический институт в 1974 г. Канд. физ.-мат. наук, доцент кафедры «Вычислительная математика и математическая физика». Специалист в области прочности и устойчивости деформируемых систем. e-mail: [butina\\_ta@mail.ru](mailto:butina_ta@mail.ru)