

УДК 539.3  
© 1990 г.

Л. А. БУЛЫЧЕВ

**ОБЩЕЕ РЕШЕНИЕ ДЛЯ ЗАМКНУТОЙ ЦИЛИНДРИЧЕСКОЙ  
ОБОЛОЧКИ С ПРОИЗВОЛЬНЫМИ ГРАНИЧНЫМИ УСЛОВИЯМИ**

Известно, что соотношения общей теории оболочек сводятся к дифференциальному уравнению восьмого порядка с частными производными. Для круговой замкнутой цилиндрической оболочки метод разделения переменных упрощает задачу до обыкновенного дифференциального уравнения восьмого порядка с постоянными коэффициентами.

Общее решение его сопряжено с математическими трудностями написания формул для корней характеристического уравнения, содержащего три параметра:  $\mu$  — коэффициент Пуассона;  $h/R$  — отношение толщины оболочки к радиусу средней поверхности; и  $k$  — номер гармоники в тригонометрическом разложении функции.

В статье предлагается вывод формул для корней алгебраического уравнения четвертого порядка в виде рядов быстро сходящихся многочленов относительно рациональной дроби из упомянутых параметров. В них по условиям сходимости степенного ряда для тонких оболочек номера допустим гармоник могут находиться в пределах от  $k=2$  до  $k=7+11$ . Последующие непростые выкладки, применяющие формулы для корней характеристического уравнения к соотношениям общей теории цилиндрических оболочек, приводят к выражениям для амплитудных функций соответствующих обобщенных усилий и перемещений относительно переменной  $\alpha$  (вдоль образующей).

В качестве примера, для случая нагружения оболочки на торце системой распределенных самоуравновешенных осевых усилий по закону  $T(\beta) = T_0 \cos k\beta$  получены формулы для амплитудных функций осевого усилия, изгибающих моментов и перемещений срединной поверхности. Показаны графики этих функций для частного случая нагружения.

1. Для цилиндрической оболочки, нагруженной на торцах распределенными усилиями и моментами шесть уравнений равновесия после введения касательного усилия  $S = S_{12} - H/R = S_{21}$  и крутящего момента  $H = (H_{12} + H_{21})/2$  приводятся к трем дифференциальным соотношениям относительно шести обобщенных усилий

$$\frac{\partial T_1}{\partial \alpha} + \frac{\partial S}{\partial \beta} = 0, \quad \frac{\partial S}{\partial \alpha} + \frac{\partial T_2}{\partial \beta} + \frac{2}{R} \frac{\partial H}{\partial \alpha} + \frac{1}{R} \frac{\partial M_2}{\partial \beta} = 0 \tag{1.1}$$

$$\frac{\partial^2 M_1}{\partial \alpha^2} + 2 \frac{\partial^2 H}{\partial \alpha \partial \beta} + \frac{\partial^2 M_2}{\partial \beta^2} - T_2 R = 0$$

Уравнения совместности при выражениях компонент деформации через перемещения

$$\varepsilon_1 = \frac{\partial u}{R \partial \alpha}, \quad \varepsilon_2 = \frac{\partial v}{R \partial \beta} + \frac{w}{R}, \quad \gamma = \frac{\partial v}{R \partial \alpha} + \frac{\partial u}{R \partial \beta} \tag{1.2}$$

$$\kappa_1 = -\frac{\partial^2 w}{R^2 \partial^2 \alpha}, \quad \kappa_2 = \frac{1}{R^2} \left( \frac{\partial v}{\partial \beta} - \frac{\partial^2 w}{\partial \beta^2} \right), \quad \chi = \frac{1}{R^2} \left( \frac{\partial v}{\partial \alpha} - \frac{\partial^2 w}{\partial \alpha \partial \beta} \right)$$

и соотношениях упругости

$$T_1 = B(\varepsilon_1 + \mu \varepsilon_2), \quad M_1 = D(\kappa_1 + \mu \kappa_2)$$

$$T_2 = B(\varepsilon_2 + \mu \varepsilon_1), \quad M_2 = D(\kappa_2 + \mu \kappa_1) \tag{1.3}$$

$$S = B(1 - \mu) \gamma / 2, \quad H = D(1 - \mu) \chi$$

$$B = Eh / (1 - \mu^2), \quad D = Eh^3 / 12(1 - \mu^2)$$

в обобщенных усилиях имеют вид

$$\begin{aligned} \frac{\partial}{\partial \alpha}(M_2 - \mu M_1) - (1 + \mu) \frac{\partial H}{\partial \beta} &= 0 \\ \frac{\partial}{\partial \beta}(M_1 - \mu M_2) - (1 + \mu) \frac{\partial H}{\partial \alpha} + 2(1 + \mu) a^2 R \frac{\partial S}{\partial \alpha} - a^2 R \left( \frac{\partial T_1}{\partial \beta} - \mu \frac{\partial T_2}{\partial \beta} \right) &= 0 \\ M_1 - \mu M_2 + a^2 R \left( \frac{\partial^2 T_1}{\partial \beta^2} - \mu \frac{\partial^2 T_2}{\partial \beta^2} \right) + \\ + a^2 R \left( \frac{\partial^2 T_1}{\partial \alpha^2} - \mu \frac{\partial^2 T_1}{\partial \alpha^2} \right) - 2(1 + \mu) a^2 R \frac{\partial^2 S}{\partial \alpha \partial \beta} &= 0 \end{aligned} \quad (1.4)$$

$$a = h/2\sqrt{3} R$$

Разделение переменных типа

$$F(\alpha, \beta) = \sum_{k=2} (F_{(k)}(\alpha) \cos k\beta + F^{(k)}(\alpha) \sin k\beta) \quad (1.5)$$

приводит три уравнения равновесия (1.1) и три уравнения совместности (1.4) к системе шести обыкновенных дифференциальных уравнений относительно амплитудных функций  $T_{1k}(\alpha)$ ,  $T_{2k}(\alpha)$ ,  $S_k(\alpha)$ ,  $M_{1k}(\alpha)$ ,  $M_{2k}(\alpha)$ ,  $H_k(\alpha)$ , соответствующих  $k$ -ой гармонике напряженного состояния вида  $\cos k\beta$  ( $\sin k\beta$ ).

Эта система сводится к разрешающему дифференциальному уравнению восьмого порядка относительно амплитудной функции продольного изгибающего момента

$$\begin{aligned} a^2 M_1^{(VIII)} - (1 - 3a^2) 4a^2 k^2 M_1^{(VI)} + [1 - \mu^2 + 8(4 - \mu^2) a^4 k^2 - 2(4 - \mu)^2 a^2 k^2 - \\ - (23 + \mu^2) a^4 k^4 - 4(1 - \mu^2) a^6 k^4 + 6a^2 k^4] M_1^{(IV)} - \\ - (1 - 4a^2) \cdot 4(k^2 - 1)^2 a^2 k^2 M_1^{(II)} + (1 - 4a^2) (k^2 - 1)^2 a^2 k^4 M_1 = 0 \end{aligned} \quad (1.6)$$

Для тонких оболочек ( $h/R < 1/50$ ) приемлемо допущение  $1 \pm 4a^2 \approx 1$ . Тогда характеристическое уравнение относительно неизвестной  $\lambda$  после замены  $\lambda^2 = y$  преобразуется в алгебраическое уравнение четвертого порядка

$$\begin{aligned} y^4 - 4k^2 y^3 + [(1 - \mu^2)/a^2 + 6k^4 - 2k^2(4 - \mu^2)] y^2 - \\ - 4k^2 (k^2 - 1) y + k^4 (k^2 - 1)^2 = 0 \end{aligned} \quad (1.7)$$

Ставится задача получить формулы в виде многочленов относительно параметров  $a$ ,  $k$ ,  $\mu$  с достаточным количеством убывающих слагаемых, обеспечивающих требуемую точность в определении действительных и мнимых частей корней характеристического уравнения для дифференциального уравнения (1.6).

2. Предварительно решается уравнение

$$\begin{aligned} x^4 - 4k^2 x^3 + ((1 - \mu^2)/a^2 + 6k^4 - 8k^2 + 2\mu^2 k^2) x^2 - \\ - 4k^3 (k^2 - 1)^{3/2} x + k^2 (k^2 - 1)^3 = 0 \end{aligned} \quad (2.1)$$

в котором последний и предпоследний коэффициенты мало отличаются от соответствующих в уравнении (1.7). Точнее решение этого уравнения (подстановка  $x + k(k^2 - 1)^{3/2}/x = t$ ) имеет вид

$$\begin{aligned} x_{1,2,3,4} = k^2 \pm i/2\sqrt{1 + \delta} \pm 1/2\sqrt{N} \left( -1 + 16 \frac{k^2}{N} + \delta + i \frac{4k^2}{\sqrt{N}} \sqrt{1 + \delta} \right)^{1/2} \\ N = (1 - \mu^2)/a^2, \quad \delta = \frac{2k^4}{N} \left[ 1 - \frac{4}{k^2} \left( 1 - \frac{1}{k^2} \right)^{3/2} \right] \end{aligned}$$

При ограничении  $4ak^2 < 1$  корни уравнения (2.1) раскладываются в ряды

$$x_{1,3} = 2k^2 R_1^\circ \pm i\sqrt{N} \bar{N} R_2^\circ, \quad x_{2,4} = 2k^2 (1 - R_1^\circ) \pm i\sqrt{N} \bar{N} \left( 1 - \frac{5}{2} \frac{k^2}{N} - R_2^\circ \right) \quad (2.2)$$

$$R_1^\circ = 1 - \frac{k^4}{N} - \frac{7}{8} \frac{k^8}{N^2} - 5 \frac{k^6}{N^2} - 81 \frac{3}{4} \frac{k'^2}{N^3} + 70 \frac{k^{10}}{N^3} -$$

$$- 25 \frac{k^8}{N^3} + 731 \frac{47}{64} \frac{k^{16}}{N^4} - 1068 \frac{3}{4} \frac{k^{14}}{N^4} + 525 \frac{k'^2}{N^4} + \dots$$

$$R_2^\circ = 1 + \frac{k^4}{N} - \frac{5}{2} \frac{k^2}{N} - 5 \frac{k^8}{N^2} + \frac{5}{2} \frac{k^6}{N^2} - \frac{25}{8} \frac{k^4}{N^2} + 10 \frac{1}{2} \frac{k'^2}{N^3} -$$

$$- 37 \frac{1}{2} \frac{k^{10}}{N^3} - 366 \frac{k^{16}}{N^4} + 446 \frac{1}{4} \frac{k^{14}}{N^4} - 186 \frac{7}{8} \frac{k'^2}{N^4} + \dots$$

Выражения (2.2) будут исходными для корней уравнения (1.7). Так как относительная разница в соответствующих коэффициентах уравнений (1.7) и (2.1) меньше единицы или вообще отсутствует, то можно допустить, что и корни этих уравнений мало отличаются, т. е.

$$y = (1 + \xi)a + i(1 + \eta)b \quad (a = \operatorname{Re} x, b = \operatorname{Im} x) \quad (2.3)$$

а подлежащие определению неизвестные  $\xi$  и  $\eta$  лежат в пределах  $-1 < \xi, \eta < 1$ .

Ограничиваясь линейными частями приращений в степенях

$$y^m = x^m + \Delta y_m \quad (m = 1, 2, 3, 4) \quad (2.4)$$

добавки  $\Delta y_m$  будут определяться равенствами

$$\Delta y = a\xi + ib\eta, \quad \Delta y_2 = 2(a^2\xi - b^2\eta) + i2ab(\xi + \eta)$$

$$\Delta y_3 = 3a(a^2 - b^2)\xi - 6ab^2\eta + i3b[2a^2\xi + (a^2 - b^2)\eta] \quad (2.5)$$

$$\Delta y_4 = 4a^2(a^2 - 3b^2)\xi + 4b^2(b^2 - 3a^2)\eta + i4ab[(3a^2 - b^2)\xi + (a^2 - 3b^2)\eta]$$

Разность уравнений (1.7) и (2.1) с учетом соотношения (2.4) дает тождество

$$\Delta y_4 - 4k^2 \Delta y_3 + (N + 6k^4 - 8k^2 + 2\mu^2 k^2) \Delta y_2 - 4k^2 (k^2 - 1)^2 \Delta y_1 +$$

$$+ [4k^3 (k^2 - 1)^2 - 4k^2 (k^2 - 1)^2] x_j + k^2 (k^4 + k^2 + 1) = 0$$

Для каждого корня  $x_j$  и соответствующих приращений (2.5) это тождество равносильно линейной системе двух уравнений с двумя неизвестными  $\xi_j$  и  $\eta_j$  ( $j = 1, 2, 3, 4$ ).

Решения систем для каждого из четырех корней (2.2) уравнения (2.1) с учетом принятого соотношения (2.3) приводят к первому приближению к корням исходного уравнения (1.7).

Далее по полученным корням (2.3) согласно теореме Виета вычисляются коэффициенты соответствующего уравнения. Процедура повторяется. В результате, после трехкратной итерации (2.3) получится достаточно точное решение уравнения (1.7):

$$y_{1,3} = 2k^2 R_1 \pm i\sqrt{N} \bar{N} R_2 \quad (2.6)$$

$$y_{2,4} = 2k^2 (1 - R_1) \pm i\sqrt{N} \bar{N} (1 - 3k^2/N - R_2)$$

$$R_1 = 1 - \frac{k^4}{N} + 2 \frac{k^2}{N} - \frac{1}{N} + 7 \frac{k^8}{N^2} - 22 \frac{k^6}{N^2} - 66 \frac{k'^2}{N^3} + 280 \frac{k^{10}}{N^3} + 715 \frac{k^{16}}{N^4} -$$

$$- 3830 \frac{k^{14}}{N^4} - 8400 \frac{k^{20}}{N^5} + 54\,000 \frac{k^{18}}{N^5} + 105\,000 \frac{k^{24}}{N^6} - 790\,000 \frac{k^{22}}{N^6}$$

$$R_2 = 1 + \frac{k^4}{N} - 4 \frac{k^2}{N} - 5 \frac{k^8}{N^2} + 13 \frac{k^6}{N^2} + 42 \frac{k'^2}{N^3} - 155 \frac{k^{10}}{N^3} - 429 \frac{k^{16}}{N^4} + 2080 \frac{k^{18}}{N^4} +$$

$$+ 4860 \frac{k^{20}}{N^5} - 29\,000 \frac{k^{18}}{N^5} - 48\,000 \frac{k^{24}}{N^6} + 330\,000 \frac{k^{22}}{N^6} + 6 \cdot 10^5 \frac{k^{28}}{N^7} - 13 \cdot 10^6 \frac{k^{26}}{N^7}$$

Решения уравнений  $\lambda^2 = y_j$  являются приближенными корнями характеристического уравнения. Для значений  $y_1, y_3$  корни с большими модулями

$$\lambda_{1,3,5,7} = (1 - 0,25\mu^2) (2a)^{-1/2} [\pm (1 + \gamma_1 + \gamma_3) \pm i(1 - \gamma_1 + \gamma_3)]$$

$$\gamma_1 = (1 + 0,5\mu^2) ak^2 - 2(1 + 1,5\mu^2) (k^2 - 2) a^3 k^4 +$$

$$+ (1 + 2,5\mu^2) (14k^2 - 39,5) a^5 k^8 - (1 + 3,5\mu^2) (72k^2 - 507) a^7 k^{12} \quad (2.7)$$

$$\gamma_3 = (1 + \mu^2) \cdot (k^2 - 2) a^2 k^2 - 5(1 + 2\mu^2) (k^2 - 2,5) a^4 k^6 +$$

$$+ (1 + 3\mu^2) (42k^2 - 150) a^6 k^{10}$$

Величины  $y_2, y_4$  дают корни с малыми модулями

$$\lambda_{2,4,6,8} = (1 + 0,25\mu^2) k^2 \sqrt{a/2} [\pm (1 - \gamma_2 + \gamma_4) \pm i(1 - \gamma_2 - \gamma_4)]$$

$$\gamma_2 = 1/2 k^2 + 1/8 k^4 + 2(1 + \mu^2) (k^2 - 2) a^2 k^2 -$$

$$- (1 + 2\mu^2) (14k^2 - 42,5) a^4 k^6 + (1 + 3\mu^2) (132k^2 - 559) a^6 k^{10} \quad (2.8)$$

$$\gamma_4 = (1 + 0,5\mu^2) (k^2 - 1,5) a - 5(1 + 1,5\mu^2) (k^2 - 2,5) a^2 k^4 +$$

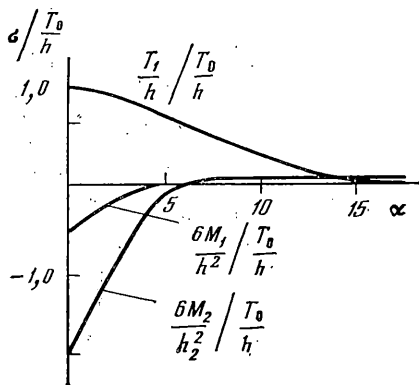
$$+ (1 + 2,5\mu^2) (42k^2 - 152) a^5 k^8 - (1 + 3,5\mu^2) (429k^2 - 1580) a^7 k^{12}$$

Таблица 1

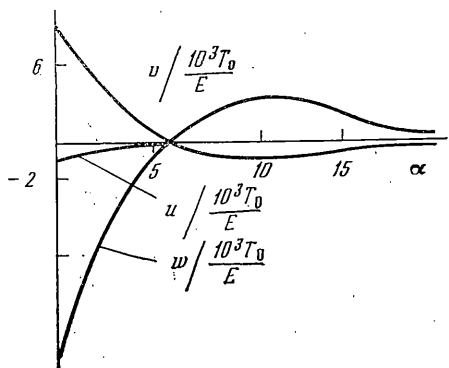
$F_k$	$\frac{T_{jk}}{T_{0k}}$	$\frac{M_{1k}}{aRT_{0k}}$	$\frac{M_{2k}}{aRT_{0k}}$	$\frac{u}{T_{0k}}$	$\frac{V}{T_{0k}}$	$\frac{W}{T_{0k}}$
$j$	1	5	9	13	17	21

Таблица 2

$t$	1	$1/k^2$	$ak^2$	$a$	$a^2 a^4$	$a^2 k^2$	$a^3 k^8$	$a^3 k^4$
$t_1$	0	0	$-\mu$	0	$1+4\mu-3\mu^2$	$-2\mu$	$-8+6\mu$	$12-19\mu$
$t_2$	0	0	$-\mu$	0	$5-\mu^2$	$-2+3\mu$	$-6+26\mu$	—
$t_3$	1	0	$\mu$	0	$-1-4\mu+3\mu^2$	$2\mu$	$8-6\mu$	$-12+21\mu$
$t_4$	1	0	$-2+3\mu+6\mu^2$	$-12\mu$	$1-16\mu+11\mu^2$	$6+3\mu$	$18+10\mu$	—
$t_5$	$\mu$	0	$-1-2\mu+2\mu^2$	0	$-2-20\mu^2$	$2+7\mu$	$10+16\mu$	—
$t_6$	$\mu$	0	$-5-2\mu+2\mu^2$	$2-\mu$	$8-18\mu$	—	—	—
$t_7$	$-\mu$	0	$1+2\mu-2\mu^2$	0	$2+20\mu^2$	$-2-7\mu$	$-10-16\mu$	—
$t_8$	$\mu$	0	$1+2\mu^2$	0	$-4+2\mu-4\mu^2$	—	—	—
$t_9$	$\mu^2$	0	$-2\mu-2\mu^2$	0	$5-2\mu-\mu^2$	$-2+5\mu$	$-6+36\mu$	—
$t_{10}$	$\mu^2$	0	$-4\mu-2\mu^2$	$2\mu$	$-1+4\mu-15\mu^2$	—	$8+14\mu$	—
$t_{11}$	$-1-\mu^2$	0	$2-2\mu-3\mu^2$	0	$-1+18\mu$	—	—	—
$t_{12}$	1	0	$2\mu+3\mu^2$	$-2\mu$	$-1-8\mu$	—	—	—
$t_{13}$	0	0	0	0	$6\mu-2\mu^2$	$-2\mu$	$-6-8\mu$	$(18-64\mu) a^4 k^8$
$t_{14}$	0	0	$2\mu^2$	0	$-6\mu-4\mu^2$	$2\mu$	$-4+16\mu$	—
$t_{15}$	-2	-1	$2-4\mu-6\mu^2$	$1+10\mu$	$-4+18\mu+9\mu^2$	$-4-8\mu$	$-21-16\mu$	—
$t_{16}$	0	0	$-4\mu-7\mu^2$	$2+10\mu$	$10\mu-29\mu^2$	$-8+20\mu$	$-4+8\mu$	—
$t_{17}$	0	0	0	0	$-2\mu-\mu^2$	0	$2+10\mu$	$-4\mu$
$t_{18}$	0	0	0	0	$-2\mu-\mu^2$	0	$10+4\mu$	$-4+4\mu$
$t_{19}$	$-1+0,5\mu^2$	-1	$2-2\mu-6\mu^2$	$2+8\mu$	$-2+16\mu+10\mu^2$	$-8+7\mu$	$-14-14\mu$	—
$t_{20}$	$1-0,5\mu^2$	1	$2\mu+\mu^2$	0	$-6\mu+3,5\mu^2$	$6\mu$	$10-4\mu$	—
$t_{21}$	0	0	$-\mu$	0	$5-\mu^2$	$-2+\mu$	$-6+26\mu$	—
$t_{22}$	0	0	$\mu$	0	$-1-4\mu+3\mu^2$	0	$8-6\mu$	—
$t_{23}$	-1	-1	$2-3\mu-6\mu^2$	$2+8\mu$	$-1+16\mu+10\mu^2$	$-8+7\mu^2$	$-18+10\mu$	—
$t_{24}$	1	1	$\mu+6\mu^2$	0	$-1-4\mu-6\mu^2$	$6\mu$	$8-6\mu$	—



Фиг. 1



Фиг. 2

3. Для длинной оболочки общее решение разрешающего уравнения (1.6) можно представить в виде

$$M_{1k}(\alpha) = e^{a_1 \alpha} (A_k \cos b_1 \alpha + B_k \sin b_1 \alpha) + c e^{a_2 \alpha} (C_k \cos b_2 \alpha + a k^2 D_k \sin b_2 \alpha)$$

$$a_1 = -\operatorname{Re} \lambda_{1,3}, \quad b_1 = \operatorname{Im} \lambda_{1,3}, \quad a_2 = -\operatorname{Re} \lambda_{2,4}, \quad b_2 = \operatorname{Im} \lambda_{2,4}$$

$$c = \mu^2 (1 + \mu) + 2\mu (2 - 5\mu) a^2 k^2 + (1 - \mu)^3 (1 - a^2 k^2)^2 a^2 k^4$$

где  $A_k, B_k, C_k, D_k$  — постоянные интегрирования.

Соотношения (1.1)–(1.3) общей теории цилиндрических оболочек [1] с учетом принятого метода разделения переменных (1.5) приводят к амплитудным функциям обобщенных усилий и перемещений относительно функции  $M_{1k}(\alpha)$  и ее производных.

Используя значения корней (2.7), (2.8) характеристического уравнения, можно получить формулы для амплитудных функций в виде

$$F_k(\alpha) = e^{a_j \alpha} (t_j \cos b_1 \alpha + t_{j+1} \sin b_1 \alpha) + e^{a_2 \alpha} (t_{j+2} \cos b_2 \alpha + t_{j+3} \sin b_2 \alpha) \quad (3.1)$$

Здесь сомножители  $t_j, t_{j+1}, t_{j+2}, t_{j+3}$  являются убывающими многочленами относительно произведения  $a k^2$ . Например, для случая торцевого нагружения оболочки самоуравновешенными основными усилиями

$$T_0(\beta) = \sum_{k=2} (T_{0k} \cos k\beta + T_k^\circ \sin k\beta) \quad (3.2)$$

результаты таких выкладок приведены в таблицах 1 и 2.

Табл. 1 содержит наименования амплитудных функций и значение индекса  $j$  в формуле (3.1). В этой таблице  $U = E2\sqrt{6} a \sqrt{a} k^2 u_k(\alpha)$ ,  $V = -E2\sqrt{3} a^2 k^3 v_k(\alpha)$ ,  $W = E2\sqrt{3} a^2 k^2 w_k(\alpha)$ . В таблице 2 сведены коэффициенты при 1,  $1/k^2$ ,  $a k^2$ ,  $a$ ,  $a^2 k^4$ ,  $a^2 k^2$ ,  $a^3 k^6$  и т. д. для убывающих многочленов  $t_j$ .

На фиг. 1 и фиг. 2 для нагрузки  $T_0(\beta) = T_0 \cos 2\beta$  показаны эпюры максимальных нормальных напряжений от осевого усилия  $T_1$ , изгибающих моментов  $M_1, M_2$  и графики перемещений  $u, v, w$ .

#### СПИСОК ЛИТЕРАТУРЫ

1. Гольденвейзер А. Л. Теория упругости тонких оболочек. М.: Наука, 1976. 512 с. Москва

Поступила в редакцию  
10.III.1989