

ПОСТРОЕНИЕ СТРУКТУРЫ РЕШЕНИЯ ЗАДАЧИ СЖАТИЯ (РАСТЯЖЕНИЯ)
УПРУГОГО ПАРАЛЛЕЛЕПИДЕДА С ПРОДОЛЬНОМ КРУГЛЫМ ОТВЕРСТИЕМ

А.Е. Крушевский, А.З. Севенюк

Статья [1] построена структура решения задачи о растяжении (сжатии) упругого параллелепипеда с цилиндрической полостью в узком классе степенных рядов. При этом предполагалось, что поперечные перемещения зависели лишь от двух координат, от одной из поперечных в направлении перемещения и продольной. Для построения структуры решения указанной задачи в первом приближении понадобились степенные ряды до 22-й степени включительно.

В данной статье снимается предположение о зависимости поперечных перемещений от двух координат, и структура решения строится в полном классе степенных рядов:

$$U = \sum_{m=0}^{\infty} \sum_{n=0}^{\infty} X^{2m+1} Y^{2n} U(z),$$

$$V = \sum_{m=0}^{\infty} \sum_{n=0}^{\infty} X^{2m} Y^{2n+1} V(z),$$

$$W = \sum_{m=0}^{\infty} \sum_{n=0}^{\infty} X^{2m} Y^{2n} W(z)$$

где U , V - поперечные перемещения, W - продольные перемещения.

В частности, для первого приближения построения структуры понадобились степенные ряды до 9-ой степени включительно. Это позволяет облегчить задачу построения структуры решения для первого приближения. Задача сводится к составлению 6-и уравнений связей, из которых 5 уравнений представляют собой равенства нулю касательных напряжений $\tau_{zx} = \frac{x}{R} \tau_{zx} + \frac{y}{R} \tau_{yz}$ на цилиндрической поверхности $X^2 + Y^2 = R^2$ и одно уравнение - равенство нулю касательных напряжений τ_{yz} на грани $Y = \pm \frac{R}{2}$. Например, уравнение обращения τ_{zx} в нуль при X^2 и X^4 записывается в виде:

$$\tau_{12}|_{x^1} = 0, \quad 92$$

$$d_2 B_3 \left[\frac{74R^2}{21 \cdot 24} - \frac{106(x-1)}{5f_2 d_2^2} \right] - d_2 B_4 \left[\frac{5R^2}{28} - \frac{124(x-1)}{5f_2 d_2^2} \right] +$$

$$+ d_2 C_4 \left[\frac{45R^2}{12 \cdot 21} - \frac{164(x-1)}{5f_2 d_2^2} \right] + d_2 C_5 \left[\frac{5R^2}{7 \cdot 2} - \frac{34(x-1)}{5f_2 d_2^2} \right] -$$

$$- d_2 C_1 \left[\frac{2R^2}{21} - \frac{96(x-1)}{5f_2 d_2^2} \right] + d_2 C_2 \left[\frac{3R^2}{7} - \frac{336(x-1)}{5f_2 d_2^2} \right] = 0$$

$$\tau_{22}|_{x^1} = 0,$$

$$d_2 A_2 \left[\frac{6(x-1)}{f_2^2 d_2^2} - \frac{R^2}{10} \right] - d_2 B_1 \left[\frac{6(x-1)}{f_2^2 d_2^2} - \frac{R^2}{10} \right] + d_2 B_3 \left[-\frac{a^2 R^2}{48} + \frac{27B \cdot R^2}{80} - \right.$$

$$\left. - \frac{467R^4}{1260} + \frac{(x-1)C^2}{4f_2 d_2^2} + \frac{2(131x-126)R^2}{5f_2 d_2^2} - \frac{840(x-1)B^2}{20a^2 d_2^2} + \frac{24(x-1)(x-5)}{5f_2^2 d_2^2} \right] +$$

$$+ d_2 C_5 \left[\frac{77a^2 R^2}{240} + \frac{B^2 R^2}{240} - \frac{181R^4}{630} + \frac{163(x-1)a^2}{4f_2 d_2^2} - \frac{(x-1)B^2}{20f_2 d_2^2} + \right.$$

$$\left. + \frac{(24x-28)R^2}{5f_2 d_2^2} + \frac{24(7x-15)(x-5)}{5f_2^2 d_2^4} \right] + d_2 B_4 \left[\frac{a^2 R^2}{24} - \frac{B^2 R^2}{20} + \frac{24R^4}{35} - \right.$$

$$\left. - \frac{(x-1)C^2}{2f_2 d_2^2} + \frac{9(x-1)B^2}{5f_2 d_2^2} - \frac{4(63x-50)R^2}{5f_2 d_2^2} - \frac{12x(13x-28)}{5f_2^2 d_2^4} \right] +$$

$$+ d_2 A_4 \left[\frac{7a^2 R^2}{30} + \frac{B^2 R^2}{40} - \frac{11R^4}{210} - \frac{(x-1)C^2}{f_2 d_2^2} - \frac{3(x-1)B^2}{10f_2 d_2^2} + \right.$$

$$\left. + \frac{(329x-328)R^2}{5f_2 d_2^2} - \frac{6x(29x-54)}{5f_2^2 d_2^4} \right] + 18d_2 A_2 \left[R^2 - \frac{140(x-1)}{f_2 d_2^2} \right] +$$

$$+ d_2 C_6 \left[\frac{3R^2}{20} - \frac{21(x-1)}{f_2 d_2^2} \right] + d_2 C_1 \left[\frac{31a^2 R^2}{210} + \frac{5B^2 R^2}{12} + \frac{2R^4}{15} + \right.$$

$$\left. + \frac{21(x-1)C^2}{4f_2 d_2^2} - \frac{253(x-1)B^2}{10f_2 d_2^2} - \frac{(97x-122)R^2}{5f_2 d_2^2} - \frac{12(x-1)(7x+10)}{5f_2^2 d_2^4} \right] +$$

$$+ d_2 C_2 \left[-\frac{a^2 R^2}{15} + \frac{B^2 R^2}{16} - \frac{4R^4}{15} - \frac{(x-1)C^2}{f_2 d_2^2} + \frac{21(x-1)B^2}{20f_2 d_2^2} + \right.$$

$$\left. + \frac{(577x-602)R^2}{5f_2 d_2^2} + \frac{12(x-1)(7x+10)}{5f_2^2 d_2^4} \right] = 0$$

В этих уравнениях $u_1, u_4, a_5, v_1, v_2, v_3, c_0, c_1, c_2, A$ — искомые функции, зависящие от времени и продольной координаты z ,

$$\gamma = \frac{2(1-\nu)}{1-2\nu}, \beta_1 = \gamma - 2, \nu - \text{коэффициент Пуассона.}$$

$$d_z = \frac{d}{dz} - \text{оператор производной по } z.$$

Остальные четыре уравнения связей не выписываем вследствие их громоздкости. Что касается нормальных напряжений σ_x на гранях $x = \pm \frac{R}{2}$, нормальных напряжений σ_y на гранях $y = \pm \frac{R}{2}$, радиальных напряжений σ_r на цилиндрической поверхности $x^2 + y^2 = R^2$, а также касательных поперечных напряжений τ_{xy}, τ_{yz} на соответствующих поверхностях, то их обращения в нуль выполнено за счет исключения обобщенных перемещений из уравнений связей.

Таким образом, имеем шесть уравнений связей с десятью неизвестными функциями. Для замкнутости следует привлечь вариационное уравнение равновесия элементарного слоя [2]:

$$\frac{d}{dz} \int_F (T \cdot \delta \bar{u}) \delta \bar{u} dF - \int T \delta \epsilon dF + \int (K - \rho \frac{\partial^2 \bar{u}}{\partial t^2}) \delta \bar{u} + \oint \frac{F \cdot \delta \bar{u} ds}{1 - n_i^2} = 0$$

где T — тензор напряжений; δE — тензор возможных деформаций;

$\delta \bar{u} = \bar{u}_1 \delta u_1 + \bar{u}_2 \delta u_2 + \bar{u}_3 \delta u_3$ — вектор возможных перемещений;

F — площадь поперечного сечения; ρ — плотность материала;

S — контурная координата; $\bar{n} = \bar{n}_x \bar{e}_x + \bar{n}_y \bar{e}_y + \bar{n}_z \bar{e}_z$ — вектор внешней нормали к поверхности тела.

В качестве первого приближения можно оставить 7 неизвестных функций $u_1, u_4, a_5, v_1, v_2, v_3, c_0$, для определения которых имеем шесть указанных связей и одно вариационное уравнение, составленное на возможном перемещении $\delta \bar{u}$.

Л и т е р а т у р а

1. Крушевский А.Е., Сovenюк А.Э. Построение структуры решения задачи определения спектра частот продольных колебаний консольного стержня прямоугольного сечения с круглым отверстием // Теоретическая и прикладная механика: Расп.междед.сб., Минск. -1991. -Вып.8. -С. 3-6.
2. Крушевский А.Е. Вариационные методы расчета корпусных деталей машин. - Мн.: Наука и техника, 1967. -228 с.