

ТЕОРИЯ УПРУГОСТИ

И. М. РИЗ

ВТОРИЧНЫЕ ЭФФЕКТЫ ПРИ КРУЧЕНИИ КРУГЛОГО ЦИЛИНДРА

(Представлено академиком И. М. Виноградовым 23 V 1938)

В настоящей заметке идет речь о тех явлениях, возникающих при кручении круглого цилиндра, которые не могут быть обнаружены в рамках линейной теории упругости, отбрасывающей квадраты производных от перемещений. Эта задача решалась Seth'ом (1), но в предположении справедливости закона Гука в форме:

$$\left. \begin{aligned} \sigma_{xx} &= \lambda \sum_{\alpha=1}^3 \varepsilon_{\alpha\alpha} + 2G\varepsilon_{xx}, \\ \sigma_{xy} &= G\varepsilon_{xy}, \end{aligned} \right\} \quad (1)$$

где ε_{xx} , ε_{xy} — компоненты деформации, отнесенной к окончательному состоянию. В совместной работе автора настоящей заметки и Н. В. Зволлинского (2) было показано, что при сохранении членов второго порядка относительно производных от перемещений уже нельзя пользоваться законом Гука в форме (1), и был предложен метод для решения соответствующих задач *. В данной работе принимается постановка задачи, данная Seth'ом, но применяется метод, описанный в нашей цитированной работе.

Принимаем следующие предположения о перемещениях:

$$\left. \begin{aligned} u &= x [1 - \beta(r) \cos \tau z] - y\beta(r) \sin \tau z, \\ v &= y [1 - \beta(r) \cos \tau z] + x\beta(r) \sin \tau z, \\ w &= \tau^2 x z, \end{aligned} \right\} \quad (2)$$

равносильные следующим предположениям: поперечные сечения остаются плоскими; угол закручивания пропорционален z ; боковая поверхность снова переходит в поверхность круглого цилиндра измененного радиуса (x , y , z — координаты окончательного состояния).

Решаем задачу, сохраняя члены порядка не выше, чем τ^2 , и полагаем:

$$\beta = 1 + \tau^2 \varphi(r).$$

* Метод в значительной мере основывается на результатах, полученных Murnaghan'ом (3).

Получаем следующие выражения для компонентов деформации:

$$\left. \begin{aligned} \varepsilon_{xx} &= -\tau^2 \left(\varphi + \frac{x^2}{r} \varphi' \right); & \varepsilon_{yy} &= -\tau^2 \left(\varphi + \frac{y^2}{r} \varphi' \right); & \varepsilon_{zz} &= \tau^2 \left(\alpha - \frac{r^2}{2} \right); \\ \varepsilon_{xy} &= -xy \frac{2\tau^2 \varphi'}{r}; & \varepsilon_{xz} &= -\tau y; & \varepsilon_{yz} &= \tau x. \end{aligned} \right\} \quad (3)$$

Отсюда методом, описанным в нашей цитированной работе, находим напряжения:

$$\left. \begin{aligned} \sigma_{xx} &= \lambda \tau^2 \left[\alpha - \left(r \varphi' + 2\varphi + \frac{r^2}{2} \right) \right] - 2G\tau^2 \left(\varphi + \frac{x^2 \varphi'}{r} \right) - \\ &\quad - \frac{m}{4} \tau^2 r^2 - \frac{n}{4} \tau^2 x^2 - G\tau^2 y^2; \\ \sigma_{yy} &= \lambda \tau^2 \left[\alpha - \left(r \varphi' + 2\varphi + \frac{r^2}{2} \right) \right] - 2G\tau^2 \left(\varphi + \frac{y^2 \varphi'}{r} \right) - \\ &\quad - \frac{m}{4} \tau^2 r^2 - \frac{n}{4} \tau^2 y^2 - G\tau^2 x^2; \\ \sigma_{zz} &= \lambda \tau^2 \left[\alpha - \left(r \varphi' + 2\varphi + \frac{r^2}{2} \right) \right] + 2G\tau^2 \left(\alpha - \frac{r^2}{2} \right) - \\ &\quad - \frac{m}{4} \tau^2 r^2 - G\tau^2 r^2; \\ \sigma_{xy} &= -\tau^2 xy \left[\left(\frac{2\varphi'}{r} - 1 \right) G + \frac{n}{2} \right]; \\ \sigma_{xz} &= -G\tau y; \\ \sigma_{yz} &= G\tau x. \end{aligned} \right\} \quad (4)$$

Здесь $m = -G \frac{9-12\nu}{4-2\nu}$; $n = 9G$; ν — коэффициент Пуассона.

Первое и второе уравнения равновесия приводятся к следующему:

$$\varphi'' + \frac{3\varphi'}{r} = A, \quad (5)$$

где $A = -\frac{7-16\nu}{4(1-\nu)}$; частное решение, нормированное условием $\varphi(0) = 0$, дает

$$\varphi = \frac{Ar^2}{8}. \quad (6)$$

Третье уравнение равновесия удовлетворяется автоматически.

Граничные условия для боковой поверхности, свободной от напряжений, позволяют определить константу α :

$$\alpha = -\frac{3+3\nu-12\nu^2}{8(1-\nu)(1-2\nu)} R^2, \quad (7)$$

где R — радиус деформированного цилиндра. Для величины τ и крутящего момента M , естественно, получается обычное соотношение:

$$M = G\tau \int \int (x^2 + y^2) dx dy,$$

но только интеграл выражает уже момент инерции деформированного сечения. Чтобы осуществить заданные перемещения, на торцах цилиндра следует распределить нормальные напряжения:

$$\sigma_{zz} = \tau^2 (Br^2 - CR^2), \quad (8)$$

причем $B = \frac{G(1+10\nu-20\nu^2)}{4(1-\nu)(1-2\nu)}$; $C = \frac{3G(1+\nu-4\nu^2)}{4(1-2\nu)^2}$.

Из изложенного следует, что: 1) закрученный цилиндр сжимается по оси, это сжатие характеризуется константой α .

2) Радиус цилиндра при закручивании увеличивается в отношении

$$\frac{R_0}{R} = 1 - \tau^2 \frac{7 - 16\nu}{32(1 - \nu)} R^2. \quad (9)$$

В заключение отметим, что, несмотря на усложнение закона Гука по сравнению с принятым Seth'ом, уравнение равновесия и все основные формулы получаются более простыми. Мы не приводим здесь детального сравнения наших результатов с результатами Seth'a; отметим только, что изменение радиуса получается у Seth'a пропорциональным четвертой степени $R\tau$.

Механико-машиностроительный институт
им. Баумана.

Поступило
26 V 1938.

ЦИТИРОВАННАЯ ЛИТЕРАТУРА

¹ Seth, Phil. Trans. Roy. Soc. A, **234**, 231 (1935). ² Н. В. Зволинский и П. М. Риз, ДАН, XX, № 2—3 (1938). ³ Murnaghan, Am. Journ. of Math., LIX, № 2 (1937).