

УДК 539. 3.6

РАСЧЕТ УПРУГОЙ БАЛКИ НА ПОЛНУЮ ПРОЧНОСТЬ  
В ЗАДАЧЕ ПОТЕРИ УСТОЙЧИВОСТИ

А. А. Аксенов, В. Б. Огарков, С. В. Малюков, К. Б. Просветов, И. Д. Гаврилов  
ФГБОУ ВО «Воронежский государственный лесотехнический университет  
имени Г. Ф. Морозова»

E-mail: [aaa-aksenov@mail.ru](mailto:aaa-aksenov@mail.ru)

Рассмотрим задачу о потере устойчивости упругой балки в условиях сжато-изогнутого деформирования под действием сжимающей силы  $p$  [1]. Дифференциальное уравнение изгиба сжато-изогнутой балки имеет следующий вид:

$$EI \frac{d^2 y}{dx^2} = \pm M(x); \quad EI = const; \quad (1)$$

Для шарнирно-закрепленной балки:

$$M = -p \cdot y; \quad (2)$$

$$\frac{d^2 y}{dx^2} + k^2 \cdot y = 0; \quad (3)$$

$$k^2 = \frac{P}{EI}. \quad (4)$$

Решение дифференциального уравнения (3) имеет такой вид:

$$y(x) = A \sin kx; \quad (5)$$

$$M(x) = -pA \sin kx; \quad Q(x) = \frac{dy}{dx} = -pAk \cos kx. \quad (6)$$

Будем полагать, что  $A > 0$  и  $I_{\min} = \frac{bh^3}{12}$  (балка с прямолинейным поперечным сечением). Будем считать, что длина балки  $l$  удовлетворяет следующему неравенству:

$$kl \leq \frac{\pi}{2}. \quad (7)$$

В этом случае будем иметь:

$$\cos k l > 0; \quad \sin k l > 0. \quad (8)$$

Для выполнения условия полной прочности мы будем иметь следующую картину для третьей теории прочности (рис. 1).

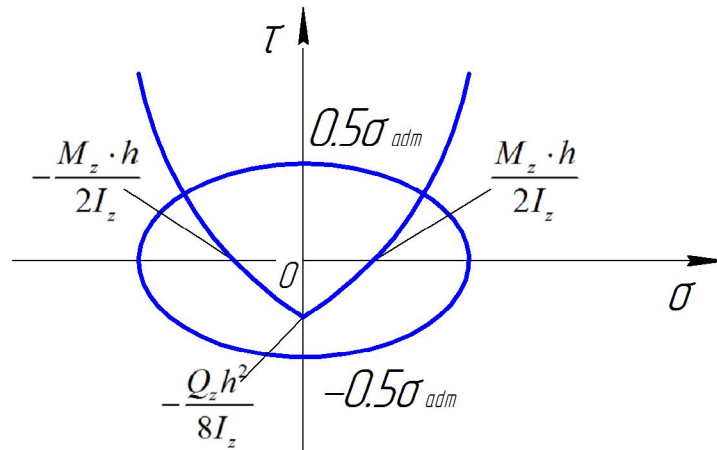


Рисунок 1 – Расчет балки на полную прочность с использованием геометрической картины

Для балки прямолинейного поперечного сечения [1]:

$$\sigma = \frac{M_z}{I_{z \min}} y; \quad \tau = \frac{Q_z}{2I_z} \left( \frac{h^2}{4} - y^2 \right). \quad (9)$$

$$I_{z \min} = \frac{b h^3}{12}. \quad (10)$$

Нижняя точка параболы напряжений принимает следующее значение:

$$-\frac{Q_z h^2}{8I_{z \min}}. \quad (11)$$

Посчитаем величину функции (11):

$$-\frac{Q_z h^2}{8I_{z \min}} = -\frac{3 p A k \cos k x}{2 b h}. \quad (12)$$

Функция (12) имеет максимальное значение по модулю в сечении с коор-

динатой  $x = 0$ :

$$\max \left| \frac{-Q_z h^2}{8I_{z \min}} \right| = \frac{3\sqrt{3}Ap^{3/2}}{bh^2 \sqrt{bhE}}. \quad (13)$$

Для того чтобы парабола напряжений была внутри эллипса прочности, достаточно выполнить следующее неравенство:

$$\frac{3\sqrt{3}Ap^{3/2}}{bh^2 \sqrt{bhE}} \leq 0,5\sigma_{adm}. \quad (14)$$

Из соотношения (14) будем иметь:

$$p^{3/2} \leq \frac{0,5bh^2 \sqrt{bhE} \sigma_{adm}}{3\sqrt{3}A}. \quad (15)$$

Отсюда получим следующую оценку для критической сжимающей силы  $p$ , при которой будет выполняться условие полной прочности упругой балки по третьей теории прочности

$$p_{кр} \leq \left\{ \frac{0,5bh^2 \sqrt{bhE} \sigma_{adm}}{3\sqrt{3}A} \right\}^{2/3}. \quad (16)$$

#### Библиографический список

- 1 Писаренко, Г. С. Сопротивление материалов [Текст] : учеб. / Г. С. Писаренко. – Киев, 1979. – 696 с.
- 2 Феодосьев, В. И. Сопротивление материалов [Текст] : Учеб. для вузов. / В. И. Феодосьев – 10-е издание, перераб. и доп. – М. : Изд-во МГТУ им. Н. Э.Баумана, 1999. – 592 с.
- 3 Беляев, Н. М. Сопротивление материалов [Текст] : Н. М. Беляев – 14-е издание. – М. : Изд-во "Наука", 1965. – 856 с.