

Беридзе С.П.

СВОБОДНЫЕ КРУТИЛЬНЫЕ КОЛЕБАНИЯ КОНИЧЕСКОГО СТЕРЖНЯ

Предлагается методика расчета крутильных колебаний стержня в виде усеченного конуса с защемленным большим и свободным меньшим основаниями. Решение предложенного уравнения колебаний стержня получено в виде разложения в ряд по функциям Бесселя.

Часто на ответственных гребных валах, валах мощных приводов имеются конические участки. При необоснованном назначении размеров таких участков снижается надежность работы и ухудшаются эксплуатационные характеристики машины в целом. При этом большую роль играют крутильные колебания валов. В настоящее время задачу расчета вала с переменным сечением на крутильные колебания осуществляют приближенно, заменяя вал системой элементов с конечным числом степеней свободы /5/. Расчет таким способом сложен и громоздок. Предлагается более простой и точный аналитический способ расчета крутильных колебаний для случая валов конической формы. В силу ранее сказанного поставленная задача весьма актуальна

Рассмотрим стержень (рис. 1), защемлённый у левого большего основания радиуса R_1 , свободный у меньшего радиуса R_2 , имеющий длину l

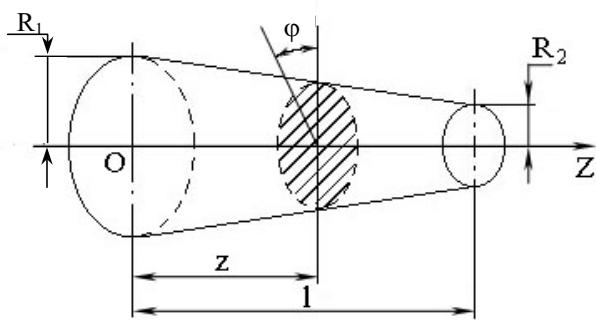


Рис. 1 Уравнение свободных крутильных колебаний конического стержня берём в виде /1/:

$$\rho J_p(z) \frac{\partial^2 \varphi}{\partial t^2} = \frac{\partial}{\partial z} \left[G J_p(z) \frac{\partial \varphi}{\partial z} \right], \quad (1)$$

здесь ρ - плотность материала, $J_p = \frac{\pi r^4}{2}$ - по-

лярный момент инерции текущего сечения стержня, а $r=r(z)$, (рис. 2), z - текущая координата, r - радиус текущего сечения стержня, t - время, G - модуль сдвига, $\varphi=\varphi(z,t)$ - угол скручивания в некотором сечении стержня.

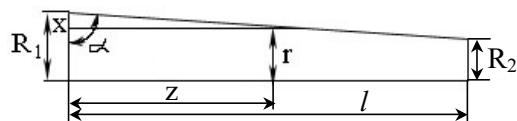


Рис. 2

На рисунке 2 показана половина осевого сечения стержня, здесь $x=R_1-r$

Определим r как функцию от z . Из рис. 2 следует, что

$$x = \frac{z}{\operatorname{tg} \alpha},$$

но

$$\operatorname{tg} \alpha = \frac{l}{R_1 - R_2}.$$

Далее (рис. 2)

$$r = R_1 - x = R_1 - \frac{z}{\operatorname{tg} \alpha} = \frac{lR_1 - z(R_1 - R_2)}{l} \quad (2)$$

и

$$\frac{dJ_p}{dz} = \frac{dJ_p}{dr} \cdot \frac{dr}{dz} = \frac{\pi 4 r^3}{2} \left[-\left(\frac{R_1 - R_2}{l} \right) \right] = -\frac{2\pi(R_1 - R_2)}{l} \cdot r^3. \quad (3)$$

Перепишем (1) в виде

$$\rho J_p \frac{\partial^2 \varphi}{\partial t^2} = G \frac{\partial J_p}{\partial z} \cdot \frac{\partial \varphi}{\partial z} + G J_p \frac{\partial^2 \varphi}{\partial z^2}. \quad (4)$$

Решение уравнения (1) ищем в виде

$$\varphi = \Theta(z) \sin(\omega t + \varepsilon). \quad (5)$$

Подставим (2), (3), (5) в (4), получим

$$\frac{d^2 \Theta}{dz^2} - \frac{4(R_1 - R_2)}{lR_1 - z(R_1 - R_2)} \cdot \frac{d\Theta}{dz} + \frac{\rho \omega^2}{G} \Theta = 0$$

Это дифференциальное уравнение для функции колебаний $\Theta = \Theta(z)$.

Обозначим

$$R_1 - R_2 = a, \frac{\rho\omega^2}{G} = p^2 a^2, lR_1 = b,$$

тогда уравнение (6) примет вид:

$$\frac{d^2\Theta}{dz^2} - \frac{4a}{b - az} \cdot \frac{d\Theta}{dz} + a^2 p^2 \Theta = 0.$$

Сделаем замену переменных.

$y = b - az$, тогда

$$\frac{d\Theta}{dz} = \frac{d\Theta}{dy} \cdot \frac{dy}{dz} = \frac{d\Theta}{dy}(-a),$$

$$\frac{d^2\Theta}{dz^2} = \left(\frac{d\Theta}{dy} \right)_y \frac{dy}{dz}(-a) = \frac{d^2\Theta}{dy^2} a^2.$$

Окончательно

$$\frac{d^2\Theta}{dy^2} + \frac{4}{y} \cdot \frac{d\Theta}{dy} + p^2 \Theta = 0 \quad (7)$$

или

$$y\Theta'' + 4\Theta' + p^2 y\Theta = 0. \quad (8)$$

Полученное уравнение есть уравнение, приводящееся к уравнению Бесселя /2/.

Его решение имеет вид:

$$\Theta = C_1 y^{-\frac{3}{2}} J_{\frac{3}{2}}(py) + C_2 y^{-\frac{3}{2}} J_{-\frac{3}{2}}(py) \quad (9)$$

Здесь $J_{\frac{3}{2}}(py)$ - функция Бесселя первого рода, порядка $\frac{3}{2}$, $J_{-\frac{3}{2}}(py)$ она же, порядка $-\frac{3}{2}$.

Функция Θ должна удовлетворять следующим граничным условиям /3/.

Первое: на левом защемленном конце отсутствуют перемещения и, следовательно, при $z=0 \quad \varphi=0$.

Так как

$$y = lR_1 - zR_1 + zR_2,$$

то при

$$0 \leq z \leq l$$

буде иметь

$$lR_2 \leq y \leq lR_1.$$

В новых обозначениях это граничное условие будет иметь вид:

$$\text{при } y = lR_1 \quad \Theta = 0. \quad (10)$$

Второе: на правом свободном конце отсутствует крутящий момент.

Значит

$$\text{при } z = l \quad M_k = GJ_p \frac{\partial\varphi}{\partial z} = 0.$$

Т.к. $J_p(l)$ не равно 0, то должно быть

$$\frac{\partial\varphi}{\partial z} = 0.$$

В новых обозначениях это будет:

$$\text{при } y = lR_2 \quad \frac{d\Theta}{dy} = 0. \quad (11)$$

Подставим (9) в (10) и (11), получим

$$\begin{cases} C_1(lR_1)^{-\frac{3}{2}} J_{\frac{3}{2}}(plR_1) + C_2(lR_1)^{-\frac{3}{2}} J_{-\frac{3}{2}}(plR_1) = 0 \\ C_1 \left[(R_1 - R_2) \frac{3}{2} (lR_2)^{-\frac{5}{2}} J_{\frac{3}{2}}(plR_2) - (R_1 - R_2) (lR_2)^{-\frac{3}{2}} J'_{\frac{3}{2}}(plR_2) \cdot p \right] + \\ + C_2 \left[(R_1 - R_2) \frac{3}{2} (lR_2)^{-\frac{5}{2}} J_{-\frac{3}{2}}(plR_2) - (R_1 - R_2) (lR_2)^{-\frac{3}{2}} J'_{-\frac{3}{2}}(plR_2) \cdot p \right] = 0. \end{cases} \quad (12)$$

Чтобы задача имела решение, нужно, чтобы определитель системы (12) был равным нулю, тогда получим

$$\begin{aligned} & J_{\frac{3}{2}}(plR_1) \cdot \left[(R_1 - R_2) \frac{3}{2} (lR_2)^{-\frac{5}{2}} J_{\frac{3}{2}}(plR_2) - (R_1 - R_2) (lR_2)^{-\frac{3}{2}} p J'_{\frac{3}{2}}(plR_2) \right] - (13) \\ & - J_{-\frac{3}{2}}(plR_1) \cdot \left[(R_1 - R_2) \frac{3}{2} (lR_2)^{-\frac{5}{2}} J_{-\frac{3}{2}}(plR_2) - (R_1 - R_2) (lR_2)^{-\frac{3}{2}} J'_{-\frac{3}{2}}(plR_2) \right] = 0 \end{aligned}$$

Уравнение (13) является уравнением частот для данной краевой задачи, его корни $p_1, p_2, \dots, p_k \dots$ - характеристические числа, определяющие частоты колебаний стержня. Каждому характеристическому числу p_k , соответствует значение формы колебаний Θ_k и, следовательно,

$$\Theta = \sum_{k=1}^{\infty} \Theta_k(y) \sin(\omega_k t + \epsilon_k), \quad (14)$$

где

$$\Theta_k = C_{1k} y^{-\frac{3}{2}} J_{\frac{3}{2}}(p_k y) + C_{2k} y^{-\frac{3}{2}} J_{-\frac{3}{2}}(p_k y) \quad (15)$$

и

$$\omega_k = p_k (R_1 - R_2) \sqrt{\frac{G}{\rho}}.$$

Из первого уравнения системы (12) имеем

$$C_{2k} = -C_{1k} \frac{J_{\frac{3}{2}}(p_k lR_1)}{J_{-\frac{3}{2}}(p_k lR_1)}.$$

C_{2k} подставим в (15), получим

$$\Theta_k = \frac{C_{1k} y^{-\frac{3}{2}}}{J_{-\frac{3}{2}}(p_k lR_1)} \left[J_{\frac{3}{2}}(p_k y) J_{-\frac{3}{2}}(p_k lR_1) - J_{\frac{3}{2}}(p_k lR_1) J_{-\frac{3}{2}}(p_k y) \right]$$

или

$$\Theta_k = H_k y^{-\frac{3}{2}} \left[J_{\frac{3}{2}}(p_k y) J_{-\frac{3}{2}}(p_k lR_1) - J_{\frac{3}{2}}(p_k lR_1) J_{-\frac{3}{2}}(p_k y) \right]. \quad (16)$$

В выражении (16) обозначим квадратную скобку, умноженную на $y^{-\frac{3}{2}}$, через

$$z_k(p_k y).$$

Тогда

$$\varphi = \sum_{k=1}^{\infty} z_k(p_k y) H_k \sin(\omega_k t + \varepsilon_k). \quad (17)$$

Постоянные H_k и ε_k определяются из начальных условий

$$\left. \begin{array}{l} \varphi = \varphi_0(y) \\ \text{при } t = 0 \quad \frac{d\varphi}{dt} = \psi(y) \end{array} \right\}. \quad (18)$$

Но прежде нужно доказать, что система функций $\{z_k(p_k y)\}$ ортогональна на отрезке $[IR_2, IR_1]$.

$z_k(p_k y)$ удовлетворяет уравнению (8) при замене p на p_k .

Произведя соответствующую замену, умножим это уравнение

$$yz_n'' + 4z_n' + p_n^2 y z_n = 0$$

на y^3 , получим

$$y^4 z_n'' + 4y^3 z_n' + p_n^2 y^4 z_n = 0$$

или

$$(y^4 z_n')' + p_n^2 y^4 z_n = 0.$$

Рассмотрим систему

$$\begin{cases} (y^4 z_n')' + p_n^2 y^4 z_n = 0 \\ (y^4 z_m')' + p_m^2 y^4 z_m = 0 \end{cases},$$

первое уравнение которой умножим на z_m , а второе на z_n , получим

$$\begin{cases} (y^4 z_n') z_m + p_n^2 y^4 z_n z_m = 0 \\ (y^4 z_m') z_n + p_m^2 y^4 z_m z_n = 0 \end{cases}.$$

Из второго уравнения полученной системы вычтем первое, тогда

$$y^4 (p_m^2 - p_n^2) z_m z_n = (y^4 z_m')' z_n - (y^4 z_n')' z_m.$$

Умножим это равенство на dy и проинтегрируем от IR_2 до IR_1 , правую часть проинтегрируем по частям, получим

$$(p_m^2 - p_n^2) \int_{IR_2}^{IR_1} y^4 z_m z_n dy = z_n z_m' y^4 \Big|_{IR_2}^{IR_1} - z_m z_n' y^4 \Big|_{IR_2}^{IR_1}.$$

С учётом граничных условий (10) и (11), имеем

$$(p_m^2 - p_n^2) \int_{IR_2}^{IR_1} y^4 z_m z_n dy = 0 \quad \text{при } m \neq n \quad (19)$$

Что и доказывает ортогональность данной системы функций.

Для определения постоянных H_k и ε_k , (17) подставим в (18), получим

$$\left. \begin{array}{l} \varphi_0(y) = \sum_{k=1}^{\infty} z_k(p_k y) H_k \sin \varepsilon_k \\ \psi(y) = \sum_{k=1}^{\infty} z_k(p_k y) H_k \cdot \omega_k \cos \varepsilon_k \end{array} \right\}. \quad (20)$$

Из (20) с учётом (19) получим

$$\left. \begin{array}{l} H_k \sin \varepsilon_k = \frac{\int_{IR_2}^{IR_1} y^4 \varphi_0(y) z_k dy}{\int_{IR_2}^{IR_1} y^4 z_k^2 dy} = B_k \\ H_k \cos \varepsilon_k = \frac{\int_{IR_2}^{IR_1} y^4 \psi(y) z_k dy}{\omega_k \int_{IR_2}^{IR_1} y^4 z_k^2 dy} = D_k \end{array} \right.. \quad (21)$$

Откуда

$$\left. \begin{array}{l} H_k = \sqrt{B_k^2 + D_k^2} \\ \varepsilon_k = \arctg \frac{B_k}{D_k} \end{array} \right.. \quad (22)$$

Ряды, определяющие функции Бесселя $J_{\frac{3}{2}}(y)$ и $J_{-\frac{3}{2}}(y)$ сходятся при любом y и допускают двукратное почленное дифференцирование /4/, этими же свойствами обладает и их линейная комбинация (14), следовательно, (14) есть решение уравнения (1), если вернуться к прежней переменной z . Полнота решения следует из того, что оно разложено по полной ортогональной системе функций, выражавшихся через функции Бесселя. В работе /3/ доказана однозначность решений общей задачи о колебаниях упругих тел, которые удовлетворяют данным начальным условиям для смещений и скоростей. Рассмотренная задача является частным случаем этой общей задачи.

Поскольку ряды, членами которых являются Бесселевы функции, сходятся достаточно быстро, то, с учетом возможного использования ЭВМ для суммирования ряда, решение задачи можно получить с любой степенью точности.

Список использованной литературы

1. Бабаков И.М. Теория колебаний. - М.: Наука, 1968. - 500 с.
2. Кузнецов Д.С. Специальные функции. - М.: Высшая школа, 1965. - 273 с.
3. Ляв А. Математическая теория упругости. - М.-Л.: Объединённое научно-техническое издательство НКТП СССР, 1935. - 676 с.
4. Эльстолец Л.Э. Дифференциальные уравнения и вариационное исчисление. - М.: Наука, 1965. - 424 с.
5. Терских В.П. Расчет крутильных колебаний силовых установок. - М.: Машгиз, 1953.

Статья поступила в редакцию 6.12.99г.