

Таблица

Плотность материала, кг/м ³	7800	7800	7800
Диаметр проволоки, м	0,006	0,0055	0,003
Диаметр пружины, м	0,26	0,065	0,065
Модуль упругости 1-го рода, Па	2E+11	2E+11	2E+11
Первая частота мех. стерж., рад/с	183	2681	1460
Первая частота пригл. ($K_2 = 1,44$), рад/с	182,6	2677,7	1460,6
Разница, %	0,23	0,12	0,04

Величина коэффициента K_2 , обеспечивающего наименьшую разницу между приближенным значением низшей собственной частоты и значением, полученным с использованием теории механики стержней [1, 2], была подобрана равной $K_2 = 1,44$, т. е. выражение (2) имеет вид

$$p_1 \approx 1,44 \sqrt{\frac{E}{\rho}} \frac{d}{D^2}. \quad (3)$$

Полученное приближенное выражение позволит конструкторам проектировать «пружинные просеиватели», построенные по схеме, изображенной на рис. 1, без применения сложных численных моделей с приемлемой, в конструкторских расчетах, точностью.

СПИСОК ЛИТЕРАТУРЫ

1. Светлицкий В. А. Механика стержней: Учеб. для вузов. В 2-х ч. Ч. 1. Статика. — М.: Высшая школа, 1987. — 320 с.
2. Светлицкий В. А. Механика стержней: Учеб. Для вузов. В 2-х ч. Ч. 2. Динамика. — М.: Высшая школа, 1987. — 304 с.
3. Андреева Л. Е. Упругие элементы приборов. — М.: Машиностроение, 1981. — 392 с.
4. Расчеты на прочность в машиностроении / С. Д. Пономарев, В. Л. Бидерман и др. — М.: Машгиз, 1959. — Т. 3. — 1120 с.

539.3

ИССЛЕДОВАНИЕ НАПРЯЖЕННО-ДЕФОРМИРОВАННОГО СОСТОЯНИЯ УПРУГОЙ ПОЛОСЫ ПРИ СЖАТИИ

Канд. физ.-мат. наук, доц. Ю. Г. МОРОЗОВ, канд. физ.-мат. наук, ст. препод. Н. В. МИНАЕВА

Рассматривается поведение упругой полосы при всестороннем сжатию. На плоскости параметров, характеризующих внешнее воздействие, найдена граница области, в пределах которой напряженно-деформированное состояние полосы будет близко к однородному.

The behavior of an elastic strip is considered at all-round compression. On a plane of the parameters characterizing the exposure, the area boundary is found where the intense-deformed condition of a strip should be close to the homogeneous.

Рассмотрим поведение упругой полосы как наиболее простого по форме элемента различных конструкций (например, резиновых амортизаторов). В условиях плоской деформации напряженно-деформированное состояние полосы из упругого несжимаемого (для упрощения выкладок) материала будет описываться следующей системой уравнений [1, 2]:

$$\frac{\partial \sigma_x}{\partial x} + \frac{\partial \tau}{\partial y} = 0; \quad \frac{\partial \tau}{\partial x} + \frac{\partial \sigma_y}{\partial y} = 0,$$

$$\frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} = 0; \quad \sigma_x - \sigma_y = 4G \frac{\partial u}{\partial y}; \quad \tau = G \left(\frac{\partial u}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial x} \right). \quad (1)$$

Пусть полоса находится под воздействием сжимающего усилия интенсивности p_1 , приложенного к двум противоположным сторонам при $y = \pm h \pm f(x)$, а на сторонах при $x = 0$ и $x = l$ будем считать, что граничные условия заданы в перемещениях, т. е. граничные условия имеют следующий вид:

$$\sigma_n|_{y=q_1} = \sigma_n|_{y=q_2} = -p_1; \quad \tau_n|_{y=q_1} = \tau_n|_{y=q_2} = 0 \quad (2)$$

$$u|_{x=0} = 0; \quad u|_{x=l} = \frac{P_1 - P_2}{4G} l; \quad v|_{x=0} = v|_{x=l} = \frac{P_2 - P_1}{4G} y, \quad (3)$$

где $q_1 = q_1(x)$ и $q_2 = q_2(x)$ — функции, описывающие верхнюю и нижнюю кромки сечения полосы в деформированном состоянии.

При $f(x) = 0$ задача (1)–(2) допускает решение

$$\sigma_x^0 = -p_2; \quad \sigma_y^0 = -p_1; \quad \varepsilon^0 = 0; \quad u^0 = \frac{P_1 - P_2}{4G} x; \quad v^0 = \frac{P_2 - P_1}{4G} y, \quad (4)$$

т. е. граничные условия (3) мало отличаются от следующих граничных условий в напряжениях

$$\sigma_x|_{x=0} = \sigma_x|_{x=l} = -p_2; \quad \tau|_{x=0} = \tau|_{x=l} = 0.$$

Для того, чтобы выяснить при выполнении каких условий это решение имеет физический смысл, т. е. при достаточно малых $f(x)$ его можно принимать за приближенное решение задачи (1)–(3), как следует из [3,4], необходимо составить вспомогательную задачу относительно функций ζ_i , τ , которая в данном случае будет такой:

$$\begin{aligned} \frac{\partial(\sigma_x^0 + \zeta_1)}{\partial x} + \frac{\partial(\tau^0 + \zeta_3)}{\partial y} &= 0; \quad \frac{\partial(\tau^0 + \zeta_3)}{\partial x} + \frac{\partial(\sigma_y^0 + \zeta_2)}{\partial y} = 0; \\ \frac{\partial(u^0 + \zeta_4)}{\partial x} + \frac{\partial(v^0 + \zeta_5)}{\partial y} &= 0; \quad \sigma_x^0 - \sigma_y^0 + \zeta_1 - \zeta_2 = 4G \frac{\partial(u^0 + \zeta_4)}{\partial x}; \\ \tau^0 + \zeta_3 &= G \left[\frac{\partial(u_0 + \zeta_4)}{\partial y} + \frac{\partial(v_0 + \zeta_4)}{\partial x} \right]; \end{aligned} \quad (5)$$

$$(u_0 + \zeta_4)_{x=0} = 0; \quad (u_0 + \zeta_4)_{x=l} = \frac{P_1 - P_2}{4G} l;$$

$$(v_0 + \zeta_5)_{x=0} = (v_0 + \zeta_5)_{x=l} = \frac{P_2 - P_1}{4G} y;$$

$$(\sigma_n^0 + \zeta_4)_{y=q_i} = p_1; \quad (\tau^0 + \zeta_3)_{y=q_i} = 0 \quad (i=1, 2).$$

Линеаризованная по ζ_i задача, соответствующая задаче (5), как следует из [3,4] с учетом того, что (4) является решением задачи (1)–(3) при $f(x) \equiv 0$, будет такой:

$$\frac{\partial \zeta_1}{\partial x} + \frac{\partial \zeta_2}{\partial y} = 0; \quad \frac{\partial \zeta_3}{\partial x} + \frac{\partial \zeta_2}{\partial y} = 0;$$

$$\frac{\partial \zeta_4}{\partial x} + \frac{\partial \zeta_5}{\partial y} = 0; \quad \zeta_1 - \zeta_2 = 4G \frac{\partial \zeta_4}{\partial x}; \quad \zeta_3 = G \left(\frac{\partial \zeta_4}{\partial x} + \frac{\partial \zeta_5}{\partial x} \right); \quad (6)$$

$$\left[(p_2 - p_1) \frac{\partial \zeta_5}{\partial x} + \zeta_3 \right]_{y=\pm h} = 0; \quad \zeta_2(x, \pm h) = 0 \quad (7)$$

$$\zeta_5(0, y) = \zeta_5(l, y) = \frac{\partial \zeta_4(0, y)}{\partial x} = \frac{\partial \zeta_4(l, y)}{\partial x} = 0. \quad (8)$$

Решение задачи (6) будем искать в виде, удовлетворяющем условию несжимаемости

$$\zeta_4 = \frac{\partial \Phi}{\partial y}; \quad \zeta_5 = \frac{\partial \Phi}{\partial x}. \quad (9)$$

Из остальных уравнений получаем следующее дифференциальное уравнение

$$\frac{\partial^4 \Phi}{\partial x^4} + 2 \frac{\partial^4 \Phi}{\partial x^2 \partial y^2} + \frac{\partial^4 \Phi}{\partial y^4} = 0. \quad (10)$$

Решение уравнения (10) будем искать в виде

$$\Phi(x, y) = \varphi(y) \cos ax. \quad (11)$$

В результате подстановки (11) в (10) получаем следующее обыкновенное дифференциальное уравнение:

$$f'''' - 2a^2 f'' + a^4 f = 0. \quad (12)$$

Общее решение (12) имеет вид

$$\varphi(y) = c_1 shay + c_2 chay + c_3 yshay + c_4 ychay. \quad (13)$$

При $a = n \frac{\pi}{l}$ граничные условия (8), как следует из (9), (11), будут удовлетворены.

Из (6), (9), (11) и (13) получаем, что

$$\begin{aligned} \zeta_2 &= 2a^2 G (c_1 chay + c_2 shay + c_3 ychay + c_4 yshay) \sin ax; \\ \zeta_3 &= 2aG [(ac_1 + c_4)shay + (ac_2 + c_3chay) + ac_3 yshay + ac_4 ychay] \cos ax; \\ \frac{\partial \zeta_5}{\partial x} &= a^2 (c_1 shay + c_2 chay + c_3 yshay + c_4 ychay) \cos ax. \end{aligned} \quad (14)$$

В результате подстановки (14) в граничные условия (7) получаем следующие уравнения относительно произвольных постоянных c_i :

$$\begin{aligned} c_1 ch\beta + c_2 sh\beta + c_3 hch\beta + c_4 hsh\beta &= 0; \\ c_1 ch\beta - c_2 sh\beta - c_3 hch\beta + c_4 hsh\beta &= 0; \end{aligned} \quad (15)$$

$$c_1 a(1 + \gamma)sh\beta + c_2 a(1 + \gamma)ch\beta + c_3 [ch\beta + (1 + \gamma)\beta sh\beta] + c_4 [sh\beta + (1 + \gamma)\beta sh\beta] = 0;$$

$$-c_1 a(1 + \gamma)sh\beta + c_2 a(1 + \gamma)ch\beta + c_3 [ch\beta + (1 + \gamma)\beta sh\beta] - c_4 [sh\beta + (1 + \gamma)\beta sh\beta] = 0,$$

$$\text{где } \beta = ah; \quad \gamma = \frac{p_2 - p_1}{2G} = \gamma_2 - \gamma_1. \quad (16)$$

Из равенства нулю определителя системы уравнений (15) получаем, что

$$\gamma = \frac{\beta - \beta th^2\beta \pm th\beta}{\beta(th^2\beta - 1)}. \quad (17)$$

Обозначим наименьшую положительную величину из (17) через $\gamma_{кр}$. Тогда график функции $\gamma_2 = \gamma_{кр} - \gamma_1$ на плоскости параметров $\gamma_2 = \frac{P_2}{2G}$ и $\gamma_1 = \frac{P_1}{2G}$, как следует из (16), является границей области, в пределах которой решение задачи (4) и (1) при $f(x) \equiv 0$ имеет физический смысл.

СПИСОК ЛИТЕРАТУРЫ

1. И ш л и н с к и й А. Ю. Рассмотрение вопросов об устойчивости равновесия упругих тел с точки зрения математической теории упругости // Укр. матем. журнал. — Т.6. — № 2. — 1954. — С. 140—146.
2. Е р ш о в Л. В., И в л е в Д. Д. Об устойчивости полосы при сжатии // ДАН СССР: 1961. — Т. 138. — № 5. — С. 1047—1049.
3. Колмогоров А. Н., Фомин С. В. Элементы теории функций и функционального анализа. — М.: Наука, 1976. — 542 с.
4. М и н а с в а Н. В. Адекватность математических моделей деформируемых тел. — М.: Научная книга, 2006. — 235 с.