

Семинар 13. Продольные колебания стержня

Основные типы краевых условий для продольных колебаний стержней

$$1. \mathbf{u} = \mathbf{0}$$

$$2. EF \left(\frac{\partial u}{\partial x} \right) = 0$$

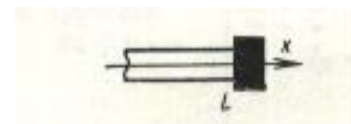
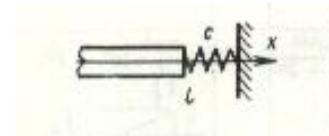
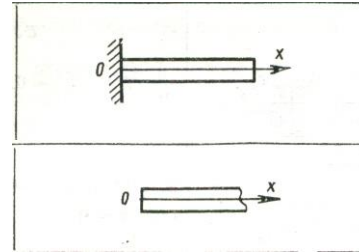
$$3. EF \left(\frac{\partial u}{\partial x} \right) = N$$

$$4.1. EF \left(\frac{\partial u}{\partial x} \right) - cu = 0$$

$$4.2. EF \left(\frac{\partial u}{\partial x} \right) + cu = 0$$

$$5.1. EF \left(\frac{\partial u}{\partial x} \right) = M \frac{\partial^2 u}{\partial t^2}$$

$$5.2. EF \left(\frac{\partial u}{\partial x} \right) = -M \frac{\partial^2 u}{\partial t^2}$$



1. Записать уравнение продольных колебаний стержня

$$\frac{\partial^2 u}{\partial x^2} - \frac{\rho}{E} \frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = 0 \quad (8.2) \qquad \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} - \frac{1}{c_0^2} \frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = 0 \quad (8.2a)$$

2. Записать решение уравнения продольных колебаний стержня

$$u(x, t) = U(x) \sin \omega t \quad (8.3a)$$

3. Подставить решение в уравнение продольных колебаний стержня и получить обыкновенное дифференциальное уравнение для функции $U(x)$

$$U'' + \beta^2 U = 0 \quad (8.4) \quad \text{где } \beta = \frac{\omega}{c_0} \quad (8.5)$$

4. Записать общее решение обыкновенного дифференциального уравнения для функции $U(x)$

$$U(x) = C_1 \sin \beta x + C_2 \cos \beta x \quad (8.6)$$

5. Записать краевые условия для продольных колебаний стержня при $x=0$ и $x=L$ относительно $u(x, t)$

6. Подставить решение (8.3a) в краевые условия относительно $u(x, t)$

7. Записать краевые условия при $x=0$ и $x=L$ относительно $U(x)$

8. Подставить общее решение (8.6) в краевые условия и получить систему линейных однородных уравнений для определения C_1 и C_2

9. Из условия существования ненулевого решения этой системы приравнять нулю ее определитель.

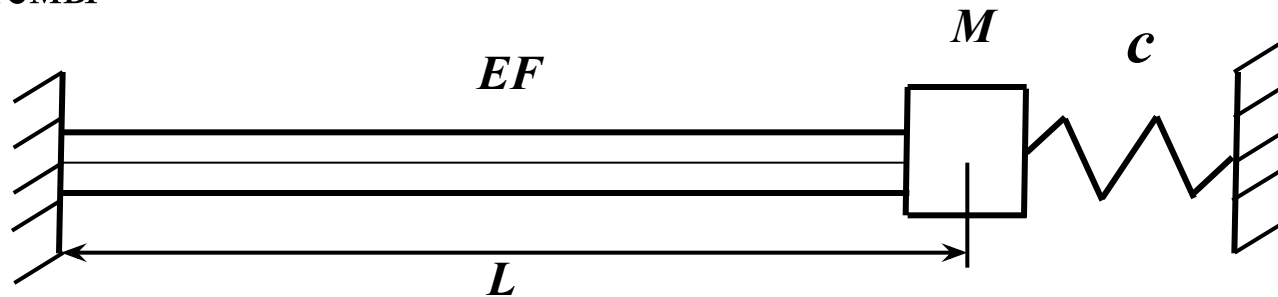
10. Раскрыть определитель системы и получить уравнение частот.

11. Определить частоты собственных колебаний.

12. Формы собственных колебаний определяются ненулевым решением C_j при $\omega = \omega_k$

- для ω_k собственных частот.

Пример 3. Определить собственную частоту продольных колебаний стержневой системы



1. Уравнение

$$\frac{\partial^2 u}{\partial x^2} - \frac{1}{c_0^2} \frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = 0 \quad (8.2a) \quad c_0 = \sqrt{\frac{E}{\rho}}$$

2. Решение

$$u(x, t) = U(x) \sin \omega t \quad (8.3a)$$

3. Подстановка (8.3a) в (8.2a) приводит к уравнению

$$U'' + \beta^2 U = 0 \quad (8.4) \quad \text{где } \beta = \frac{\omega}{c_0} \quad (8.5)$$

4. Общее решение (8.4) можно представить в виде

$$U(x) = C_1 \sin \beta x + C_2 \cos \beta x \quad (8.6)$$

4. Общее решение (8.4) можно представить в виде

$$U(x) = C_1 \sin \beta x + C_2 \cos \beta x \quad (8.6)$$

5. Граничные условия

$$u(0, t) = 0 \quad (x = 0) \qquad EF \frac{\partial u}{\partial x} = -M \frac{\partial^2 u}{\partial t^2} - cu \quad (x = L)$$

7. Подставим (8.3а) в граничные условия

$$U(0) = 0 \quad (x = 0) \qquad EF \frac{\partial U}{\partial x} = -M(-\omega^2)U - cU \quad (x = L)$$

8. Подставим (8.6) в граничные условия относительно $U(x)$

$$U(0) = 0 \quad C_2 = 0$$

$$U(x) = C_1 \sin \beta x \quad (8.6a)$$

$$EF \frac{\partial U}{\partial x} = -M(-\omega^2)U - cU \quad (x = L)$$

$$EFC_1\beta \cos \beta L = +MC_1\omega^2 \sin \beta L - cC_1 \sin \beta L$$

9. Для того, чтобы было не нулевое решение необходимо

$$EF\beta \cos \beta L = (+M\omega^2 - c) \sin \beta L$$

$$EF\beta \cos \beta L = (+M\omega^2 - c) \sin \beta L$$

10. Преобразования

$$EF\omega \sqrt{\frac{\rho}{E}} = (+M\omega^2 - c) \operatorname{tg} \frac{\omega L}{c_0} \Big| : M\omega$$

$$\frac{EF}{M} \sqrt{\frac{\rho}{E}} = \left(\omega - \frac{c}{\omega M} \right) \operatorname{tg} \frac{\omega L}{c_0}$$

$$\frac{EF}{M} \sqrt{\frac{\rho}{E}} \sqrt{\frac{\rho}{\rho}} = \left(\omega - \frac{c}{\omega M} \right) \operatorname{tg} \frac{\omega L}{c_0}$$

$$\frac{\rho FL}{M} \sqrt{\frac{E}{\rho}} = \left(\omega - \frac{c}{\omega M} \right) L \operatorname{tg} \frac{\omega L}{c_0}$$

$$\frac{\rho FL}{M} c_0 = \left(\omega - \frac{c}{\omega M} \right) L \operatorname{tg} \frac{\omega L}{c_0}$$

$$\frac{\rho FL}{M} = \left(\frac{\omega L}{c_0} - \frac{cL}{\omega c_0 M} \right) \operatorname{tg} \frac{\omega L}{c_0}$$

$$\frac{\rho FL}{M} = \left(\frac{\omega L}{c_0} - \frac{\omega_0^2 L}{\omega c_0} \right) \operatorname{tg} \frac{\omega L}{c_0}$$

$$\frac{\rho FL}{M} = \left(\chi - \frac{\omega_0^2 L^2 / c_0^2}{\chi} \right) \operatorname{tg} \chi$$

11. Собственные частоты продольных колебаний определяются из уравнения

$$\frac{\rho FL}{M} = \left(\chi - \frac{\omega_0^2 L^2 / c_0^2}{\chi} \right) \operatorname{tg} \chi$$

12. Собственные формы продольных колебаний

$$U_k(x) = \sin \frac{\omega_k x}{c_0} \quad (10.9)$$