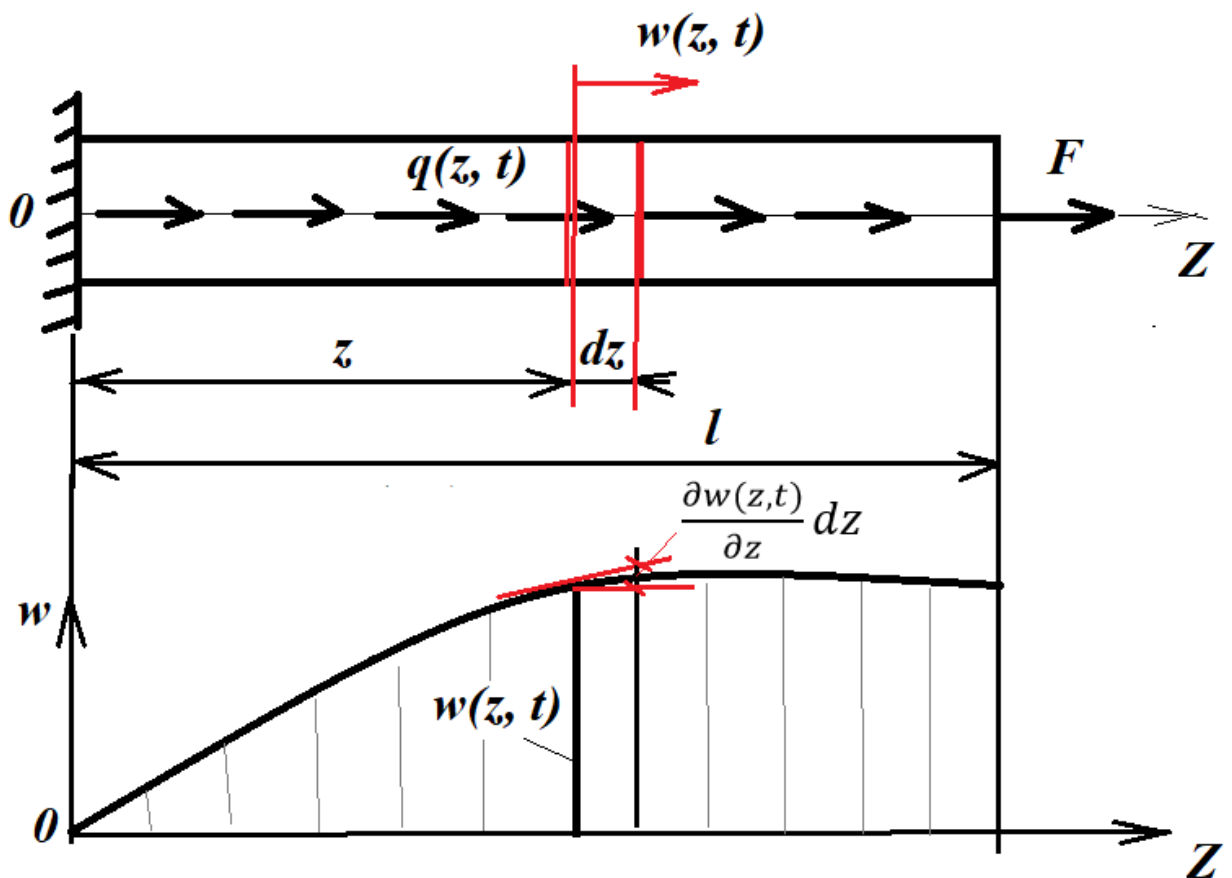


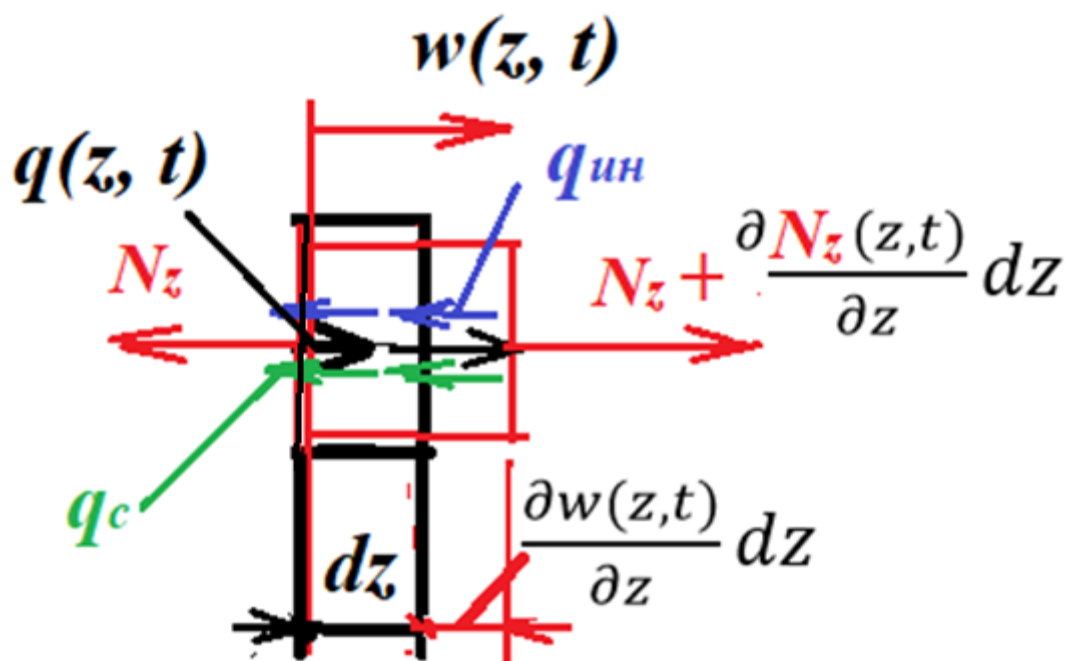
## Тема: ПРОДОЛЬНЫЕ КОЛЕБАНИЯ СТЕРЖНЯ

### 1. Уравнение движения

Дано:  $EA$ ,  $l$ ,  $q(z, t)$ ,  $F$ ,  $m$  — масса ед. длины.



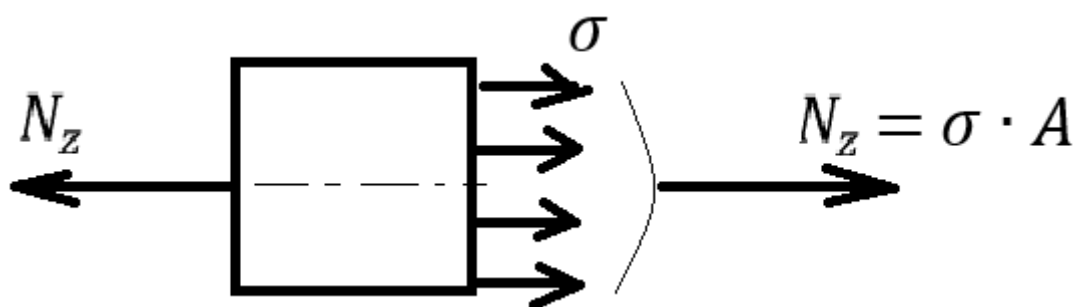
Требуется определить закон продольных перемещений поперечных сечений  $w(z, t)$ .



Уравнение динамического равновесия:

$$\sum Z = 0: \frac{\partial N_z(z, t)}{\partial z} \cdot dz + q(z, t) \cdot dz - m \cdot \frac{\partial^2 w(z, t)}{\partial t^2} \cdot dz - b \cdot \frac{\partial w(z, t)}{\partial t} \cdot dz = 0;$$

$$m \cdot \frac{\partial^2 w(z, t)}{\partial t^2} + b \cdot \frac{\partial w(z, t)}{\partial t} - \frac{\partial N_z(z, t)}{\partial z} = q(z, t).$$



$$\sigma = E\varepsilon; \quad N_z = EA\varepsilon = EA \frac{\partial w(z, t)}{\partial z}.$$

Окончательно получим уравнение движения:

$$m \cdot \frac{\partial^2 w(z,t)}{\partial t^2} + b \cdot \frac{\partial w(z,t)}{\partial t} - \frac{\partial}{\partial z} \left( EA \frac{\partial w(z,t)}{\partial z} \right) = q(z,t). \quad (1)$$

Для однородного стержня  $EA = \text{const}$  и  $m = \text{const}$ , тогда

$$\frac{\partial^2 w(z,t)}{\partial t^2} + 2n \cdot \frac{\partial w(z,t)}{\partial t} - a^2 \cdot \frac{\partial^2 w(z,t)}{\partial z^2} = \frac{1}{m} \cdot q(z,t).$$

$$2n = \frac{b}{m}, \quad a^2 = \frac{EA}{m} = \frac{EA}{A\rho} = \frac{E}{\rho}.$$

$a = \sqrt{\frac{E}{\rho}}$  — скорость распространения продольных волн;

$\rho$  — плотность материала стержня.

## 2. Свободные колебания. Собственные частоты и собственные формы колебаний

$$\frac{\partial^2 W(z,t)}{\partial t^2} - a^2 \cdot \frac{\partial^2 W(z,t)}{\partial z^2} = 0, \quad \text{где } a^2 = \frac{E}{\rho}. \quad (2)$$

Частное решение ищем в форме Фурье (разделения переменных):

$$W(z, t) = f(z) \cdot \varphi(t),$$

$$\frac{\partial^2 W(z, t)}{\partial t^2} = f(z) \cdot \ddot{\varphi}(t); \quad \frac{\partial^2 W(z, t)}{\partial z^2} = f''(z) \cdot \varphi(t).$$

Подставляем в (2)

$$f(z) \cdot \ddot{\varphi}(t) - a^2 \cdot f''(z) \cdot \varphi(t) = 0,$$

,

$$f(z) \cdot \ddot{\varphi}(t) = a^2 \cdot f''(z) \cdot \varphi(t),$$

$$\frac{\ddot{\varphi}(t)}{a^2 \cdot \varphi(t)} = \frac{f''(z)}{f(z)} = -K^2, \quad \text{где } K^2 = \text{const}$$

$$\ddot{\varphi}(t) + \omega^2 \cdot \varphi(t) = 0, \quad \text{где } \omega^2 = a^2 \cdot K^2;$$

$$f''(z) + K^2 \cdot f(z) = 0.$$

*Решаем второе уравнение:*

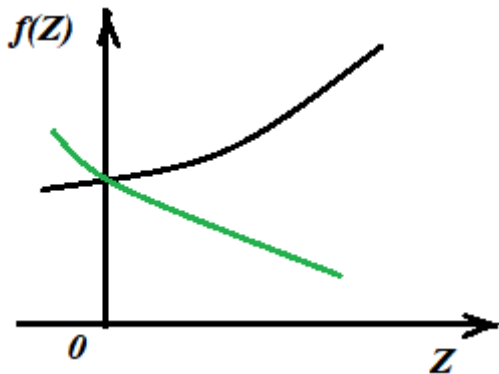
*его характеристическое ур-е*

$$p^2 + K^2 = 0, \quad p^2 = -K^2.$$

Если  $K^2 \leq 0$ , то корни действительные

$$p_{1,2} = \pm K,$$

колебаний нет  $f(z) = C_1 \cdot e^{Kz} + C_2 \cdot e^{-Kz}$



Если  $K^2 > 0$ , то корни комплексно — сопряжённые

$$p_{1,2} = \pm i \cdot K,$$

колебания есть

$f(z) = C_1 \cdot \cos Kz + C_2 \cdot \sin Kz$ , поэтому  
дальше рассматриваем этот случай.

*Аналогично рассматриваем первое ур-е*

$$\ddot{\varphi}(t) + \omega^2 \cdot \varphi(t) = 0, \text{ где } \omega^2 = a^2 \cdot K^2,$$

*его решение*

$$\begin{aligned} \varphi(t) &= A_1 \cdot \cos \omega t + A_2 \cdot \sin \omega t = \\ &= B \cdot \sin(\omega t + \beta). \end{aligned}$$

**ТАКИМ ОБРАЗОМ ОБЩЕЕ РЕШЕНИЕ УР-Я (2):**

$$\begin{aligned} W(z, t) &= \sum_{n=1}^{\infty} f_n(z) \cdot \varphi_n(z) = \\ &= \sum_{n=1}^{\infty} (C_{1n} \cdot \cos K_n z + C_{2n} \cdot \sin K_n z) \cdot B_n \cdot \sin(\omega_n t + \beta_n). \end{aligned}$$

*ГДЕ  $f_n(z)$  — собственные формы колебаний;*

*$\omega_n$  — собственные частоты колебаний;*

*$C_{1n}$  и  $C_{2n}$  — константы интегрирования, определяемые из граничных условий;*

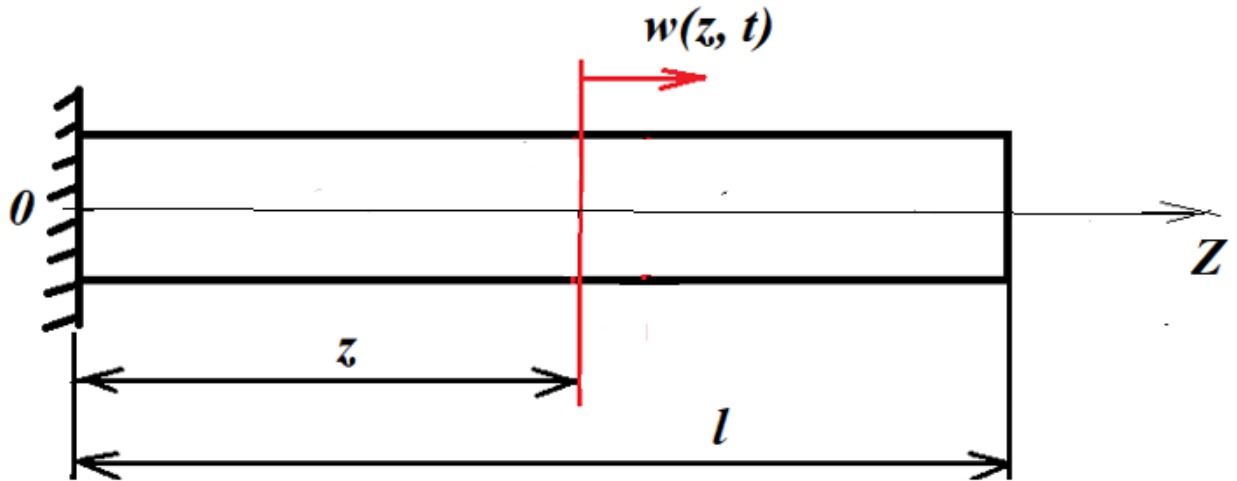
*$B_n$  — константы интегрирования, определяемые из начальных условий;*

*$\beta_n$  — фазы, определяемые из начальных условий;*

*$K_n$  — собственные числа или коэффициенты форм колебаний.*

**ПРИМЕР. Определить собственные частоты и собственные формы колебаний консольного стержня**

Дано:  $EA = \text{const}, l, m = \text{const}$



$$W(z, t) = f(z) \cdot \varphi(t) = f(z) \cdot \sin \omega t,$$

$$f(z) = C_1 \cdot \cos Kz + C_2 \cdot \sin Kz.$$

Граничные условия:

$$1) z=0: W(0, t)=0 \rightarrow f(0) = 0 \rightarrow C_1 \cos 0 + C_2 \sin 0 = 0; \quad (1)$$

$$2) z=l: N_z = 0 \rightarrow \frac{\partial w}{\partial z} = 0 \rightarrow \frac{df}{dz} = 0 \rightarrow -KC_1 \sin Kl + KC_2 \cos Kl = 0. \quad (2)$$

$$\begin{cases} C_1 \cos 0 + C_2 \sin 0 = 0; \\ -KC_1 \sin Kl + KC_2 \cos Kl = 0. \end{cases}$$

$$C_1 \cdot 1 + C_2 \cdot 0 = 0 \rightarrow C_1 = 0;$$

$$KC_2 \cos Kl = 0 \rightarrow \cos Kl = 0;$$

$$K_n \cdot l = (n - 0,5) \cdot \pi, \text{ где } n = 1, 2, \dots, \infty.$$

$$\text{Собственные числа: } K_n = \frac{(n-0,5) \cdot \pi}{l}.$$

Собственные частоты:

$$1) \ n = 1, K_1 = \frac{\pi}{2l}, \omega_1 = K_1 \cdot a = \frac{\pi}{2l} \sqrt{\frac{E}{\rho}};$$

$$2) \ n = 2, K_2 = \frac{3\pi}{2l}, \omega_2 = K_2 \cdot a = \frac{3\pi}{2l} \sqrt{\frac{E}{\rho}};$$

$$3) \ n = 3, K_3 = \frac{5\pi}{2l}, \omega_3 = K_3 \cdot a = \frac{5\pi}{2l} \sqrt{\frac{E}{\rho}};$$

Собственные формы колебаний:

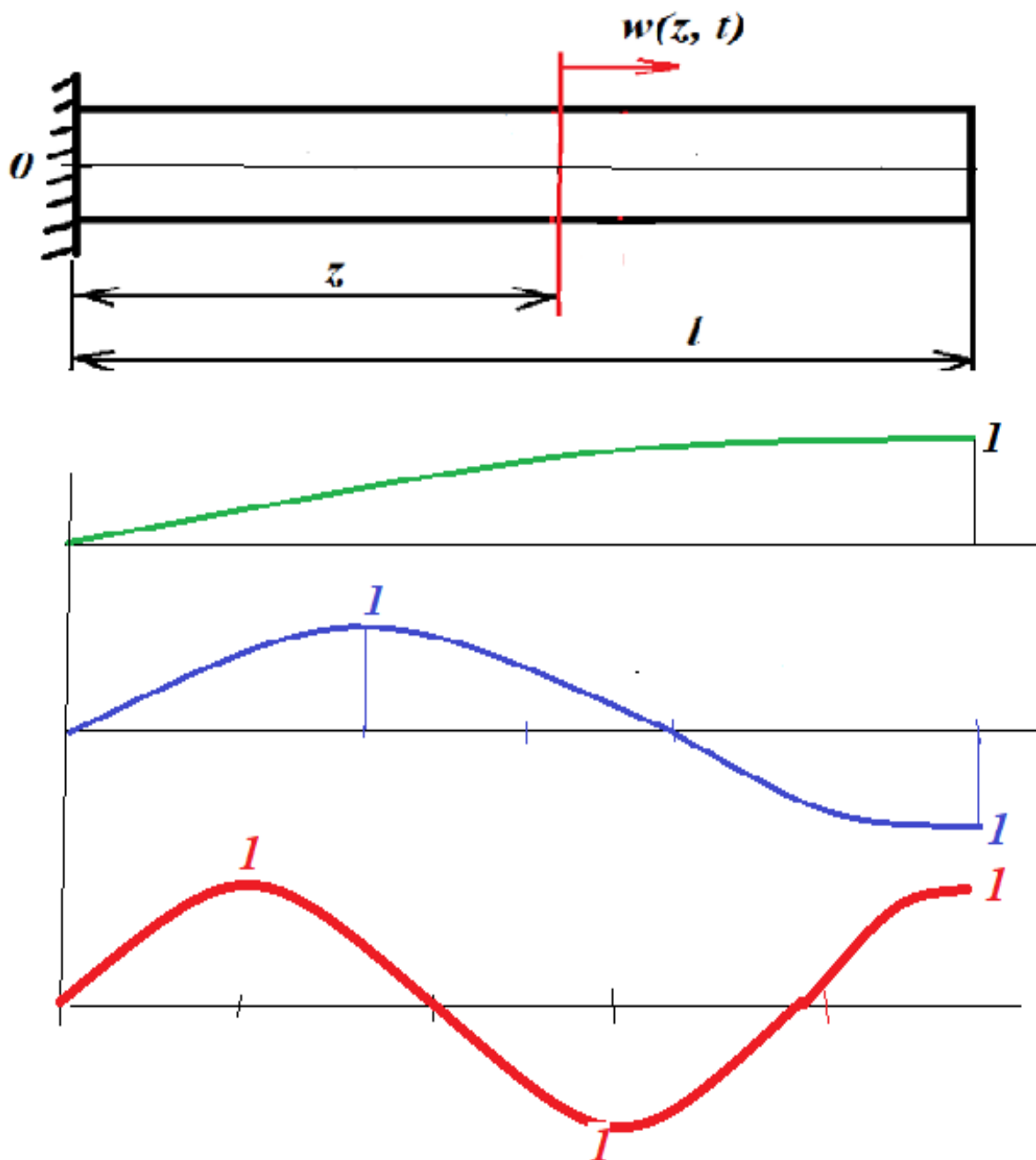
$$f_n(z) = C_2 \cdot \sin K_n z;$$



$$f_1(z) = 1 \cdot \sin \frac{\pi \cdot z}{2l};$$

$$f_2(z) = 1 \cdot \sin \frac{3\pi \cdot z}{2l};$$

$$f_3(z) = 1 \cdot \sin \frac{5\pi \cdot z}{2l};$$



*Ортогональность собственных форм:*

*При  $i \neq j$  должно  $(f_i, f_j) = 0$ ;*

$$\int_0^l f_1(z) \cdot f_2(z) \cdot dz = \int_0^l \sin \frac{\pi z}{2l} \cdot \sin \frac{3\pi z}{2l} \cdot dz = 0,$$

$$\int_0^l f_1(z) \cdot f_3(z) \cdot dz = \int_0^l \sin \frac{\pi z}{2l} \cdot \sin \frac{5\pi z}{2l} \cdot dz = 0,$$

$$\int_0^l f_2(z) \cdot f_3(z) \cdot dz = \int_0^l \sin \frac{3\pi z}{2l} \cdot \sin \frac{5\pi z}{2l} \cdot dz = 0.$$