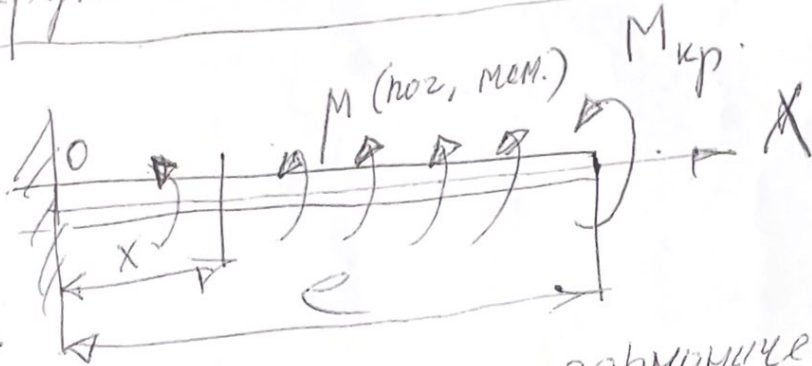


частота = $\rho \approx 10$
 вынужденных
 колебаний $GJ_{кр}$ - изгибная
 жесткость
 балки

Крутильные колебания



Уравнение вынужденных гармонических колебаний после разделения переменных (τ и x). τ - время.

① $(GJ_{кр} \varphi')' - \rho^2 \int_m \varphi = p$; произв. по x
поперечная нагрузка (момент или torque) вдоль балки?
 т.е. $\varphi' = \frac{d\varphi}{dx}$; φ - угол закручивания.

② гр. условия. $\varphi(0) = 0$; $M_{кр}(l) = (GJ_{кр} \frac{d\varphi}{dx})_{x=l} = M_{кр}$.

Уравнение (1) приведем к первой производной интегрируя $\int_x^e \dots dx$

② $(GJ_{кр} \varphi')_{x=e} - (GJ_{кр} \varphi')_x - \rho^2 \int_x^e \int_m \varphi dx = \int_x^e p dx$.

$(GJ_{кр} \varphi')_{x=e} = M_{кр}$ - это сосредоточенный момент на конце при $x=e$.

Уравнение (2) принимает вид

$$\textcircled{3} \quad - (G_{кр} \Psi') - P^2 \int_m^e \Psi dx = \int_x^e m dx - M_{кр}$$

Далее проводя мысль о первой производной запишем

$$\int_0^x \Psi' dx = \Psi \Big|_0^x = \Psi(x) - \Psi(0) = \Psi(x) \text{ или просто } \Psi$$

$$\Psi(0) = 0 \text{ из зр. условия (1')}$$

Теперь (3) примет вид

$$- (G_{кр} \Psi') - P^2 \int_m^e \Psi dx = -M_{кр} \text{ (здесь погонный кр. момент } M=0)$$

в матричной форме

$$[G] + P^2 [Y_2] [Y_m] [Y_1] \{\Psi'\} = M \{e\}, \quad \{e\} = \begin{Bmatrix} 1 \\ 1 \\ 1 \end{Bmatrix}$$

$$[G] \{\Psi'\} = \underbrace{\{M\}}_{"K"} - P^2 [Y_2] [Y_m] [Y_1] \{\Psi'\};$$

$$[G] \begin{Bmatrix} G_{11} \\ G_{12} \\ \vdots \\ G_{in} \end{Bmatrix} \{\Psi'\} = \{K\}; \quad \{G\} = [G]^{-1} \{K\}$$

Здесь Ψ' - изв. из эксперимента.

$m = m(x)$ - распределенная масса
балки?

? J_m - пог. масс.
мом. инерции

$$J_m = J_p \cdot S, \quad S = \frac{\delta}{\rho}$$

δ - уг. все конструкция?

ρ - удк. св. парения
9,8 м/с²?

J_p - пол. мом. инерции
ярный

относит. оси вращен.

кратко