

Теория балок– Расчет перемещений в статически неопределимых конструкциях

Продвинутая строительная механика

Проект ЭРАМКА

Оценка экологических рисков и их снижение в отношении объектов культурного наследия в Центральной Азии

V2022317

This work is licensed under a [Creative Commons “Attribution-ShareAlike 4.0 International”](https://creativecommons.org/licenses/by-sa/4.0/) license.



Co-funded by the
Erasmus+ Programme
of the European Union



Environmental Risk Assessment and Mitigation on Cultural
Heritage Assets in Central Asia

Преподаватель/задачи студентов

Введение

Расчет перемещений (метод удельной нагрузки)

Статически неопределимые конструкции

Дополнительное чтение


Преподаватель/задачи студентов



Co-funded by the
Erasmus+ Programme
of the European Union



Environmental Risk Assessment and Mitigation on Cultural
Heritage Assets in Central Asia

 Представить метод расчета перемещений и решения статически неопределимых конструкций с использованием теоремы о виртуальной работе.

 Рассчитать перемещения для простых схем и решать простые статически неопределимые конструкции.

Введение



Co-funded by the
Erasmus+ Programme
of the European Union



Environmental Risk Assessment and Mitigation on Cultural
Heritage Assets in Central Asia

Теорема о виртуальной работе балки утверждает, что $\mathcal{L}_{ve} = \mathcal{L}_{vi}$:

- внешняя работа (всех сил, действующих на балку):

$$\begin{aligned} \mathcal{L}_{ve} &= \int_0^L (p_a w_b + q_a v_b) dz + \\ &+ (N_a w_b + T_a v_b + M_a \varphi_b) |_L + (-N_a w_b - T_a v_b - M_a \varphi_b) |_0 = \\ &= \int_0^L (p_a w_b + q_a v_b) dz + (N_a w_b + T_a v_b + M_a \varphi_b) |_0^L \end{aligned}$$

- внутренняя работа (внутренними силами):

$$\mathcal{L}_{vi} = \int_0^L (N_a \varepsilon_b + T_a \gamma_b + M_a \chi_b) dz$$

- Теорема о виртуальной работе справедлива, если система а находится в равновесии, а система b кинематически допустима.
- Две системы независимы

далее...

... работой нормальной силы и сдвига пренебрегают, так что

$\mathcal{L}_{vi} = \int_0^L M_a \chi_b dz$, i.e., учитывается деформируемость только на изгиб

Вычисление перемещений (метод единичной загрузки)



Co-funded by the
Erasmus+ Programme
of the European Union



Environmental Risk Assessment and Mitigation on Cultural
Heritage Assets in Central Asia

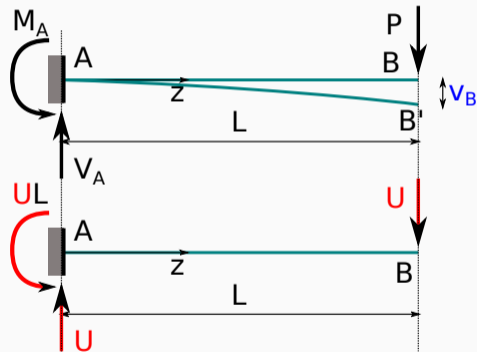
Конструкция загружена:

- внешними нагрузками (обоз. " r ")
- единичной силой U в точке и в направлении смещения, которое необходимо найти

В виртуальной работе реальные перемещения (синий цвет) связаны с силами конструкции, нагруженной единичной силой (красный цвет), таким образом, что искомое перемещение является единственным неизвестным уравнения.

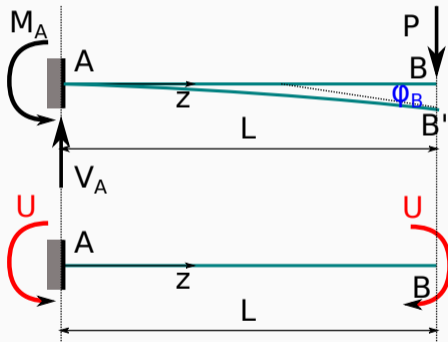
Вертикальное перемещение точки В с жесткостью ($E I_x = \text{const}$):

$$\begin{aligned}
 (U) v_A + (UL) \varphi_A + (0) w_A + (U) v_B &= \\
 \int_0^L M_U \chi_r dz &= \\
 \int_0^L M_U \frac{M_r}{EI_x} dz &= \int_0^L \frac{M_r M_U}{EI_x} dz = \\
 \frac{1}{EI_x} \int_0^L [-P(L-z)] [-U(L-z)] dz &= \\
 \frac{PU}{EI_x} \int_0^L (L-z)^2 dz &\text{ i.e., } v_B = + \frac{PL^3}{3EI_x}
 \end{aligned}$$



Поворот точки В с равномерной жесткостью ($E I_x = \text{const}$):

$$\begin{aligned}
 & (0) \cancel{V_A} + (U) \cancel{\varphi_A} + (0) \cancel{W_A} + (U) \varphi_B = \\
 & \int_0^L M_U \chi_r dz = \\
 & \int_0^L M_U \frac{M_r}{E I_x} dz = \int_0^L \frac{M_r M_U}{E I_x} dz = \\
 & \frac{1}{E I_x} \int_0^L [-P(L-z)] [-U] dz = \\
 & \frac{PU}{E I_x} \int_0^L (L-z) dz \quad \text{i.e.,} \quad \varphi_B = + \frac{PL^2}{2E I_x}
 \end{aligned}$$



Статически неопределимые конструкции



Co-funded by the
Erasmus+ Programme
of the European Union



Environmental Risk Assessment and Mitigation on Cultural
Heritage Assets in Central Asia

Выбор статически определяемой конструкции и:

- статически определимая конструкция, нагруженная внешними нагрузками («0»)
- статически определяемая конструкция, нагруженная силой, равной 1 нагрузке ("1")

В виртуальной работе реальные перемещения (синий цвет) связаны с силами статически определенной конструкции, нагруженной избыточной силой, равной 1 (красный цвет).

Superposition principle

Внешние реакции, нормальная сила, сдвиг, момент. . . для заданной конструкции находятся как $F = F_0 + X_1 F_1$

Момент и кривизна исходной конструкции равны:

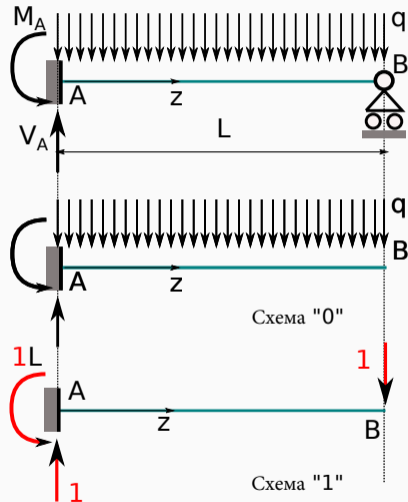
$$M_r = M_0 + X_1 M_1$$

$$\chi_r = \frac{M_r}{EI_x} = \frac{M_0 + X_1 M_1}{EI_x}$$

таким образом ТВВ является:

$$(1)V_A \overset{0}{\nearrow} + (1L)\varphi_A \overset{0}{\nearrow} + (0)w_A \overset{0}{\nearrow} + (1)V_B \overset{0}{\nearrow} =$$

$$\int_0^L M_1 \chi_r dz = \int_0^L M_1 \frac{M_r}{EI_x} dz$$



Из этого имеем:

$$0 = \int_0^L M_1 \frac{M_0 + X_1 M_1}{EI_x} dz = \int_0^L \frac{M_0 M_1}{EI_x} dz + X_1 \int_0^L \frac{M_1^2}{EI_x} dz$$

где:

$$\int_0^L \frac{M_0 M_1}{EI_x} dz = \dots = + \frac{qL^4}{8EI_x} \quad \int_0^L \frac{M_1^2}{EI_x} dz = \dots = + \frac{1L^3}{3EI_x}$$

т.е.

$$0 = + \frac{qL^4}{8EI_x} + X_1 \frac{1L^3}{3EI_x} \quad \text{so that} \quad X_1 = - \frac{3}{8} qL$$

Окончат. для данного прим: $M_A = M_0^A + X_1 M_1^A = \left(-qL \left(\frac{2}{2} \frac{3}{8} qL \right) (-1L) = - \frac{qL^2}{8} \right)$

Некоторые замечания:

- опер. $+\frac{qL^4}{8EI_x}$ представляет собой перемещение точки В из-за внешней нагрузки q , i.e., $v_B^{(q)}$
- опер. $+\frac{1L^3}{3EI_x}$ представляет собой смещение точки В из-за $X_1 = V_B = 1$, i.e., $v_B^{(1)}$
- Окончательное уравнение $v_B^{(q)} + v_B^{(X_1)} = v_B^{(q)} + X_1 v_B^{(1)} = 0$ (совместимость перемещения в точке В)
- отрицательное значение, полученное для $X_1 = -\frac{3}{8}qL$ означает что V_B противоположено силе 1 приложенной в точке В

Если степень неопределенности n больше единицы, можно применить аналогичную процедуру (получается система линейных уравнений размера $n \times n$)

Дополнительная информация



Co-funded by the
Erasmus+ Programme
of the European Union



Environmental Risk Assessment and Mitigation on Cultural
Heritage Assets in Central Asia

Правило Симпсона для численного интегрирования:

$$p_i = \int_a^b f(z) g(z) dz = \\ = \frac{b-a}{6} \left[f(a)g(a) + 4f\left(\frac{a+b}{2}\right)g\left(\frac{a+b}{2}\right) + f(b)g(b) \right]$$

Эта формула дает точные результаты. ..

... если $f(z)$ и $g(z)$ полиномы такие, что сумма их степеней ≤ 3

Если обе эпюры треугольные:

$$\begin{aligned} p_i &= \int_a^b f(z) g(z) dz = \\ &= \frac{b-a}{6} \left[f(a)g(a) + 4f\left(\frac{a+b}{2}\right)g\left(\frac{a+b}{2}\right) + f(b)g(b) \right] = \\ &= \frac{L}{6} \left[(0)(0) + 4\left(\frac{M}{2}\right)\left(\frac{M'}{2}\right) + (M)(M') \right] = \frac{MM'}{3}L \end{aligned}$$

это тот же результат строки 3, стойки 3 из таблицы слайда 14. Если $M = -PL$ и $M' = -UL$ (упражнение 1, слайд 6) $\frac{PU}{3}L^3$ получается.

ALCUNI VALORI DI $\frac{1}{l} \int M' M dx$

M'	$M' M$	$\frac{1}{2} M' M$	$\frac{1}{2} M' (M_1 + M_2)$	0	$\frac{1}{4} M' M$	$\frac{1}{2} M' M$
	$\frac{1}{2} M' M$	$\frac{1}{3} M' M$	$\frac{1}{6} M' (M_1 + 2M_2)$	$-\frac{1}{6} M' M$	0	$\frac{1}{6} M' M (1 + \alpha)$
	$\frac{1}{2} M' M$	$\frac{1}{6} M' M$	$\frac{1}{6} M' (2M_1 + M_2)$	$\frac{1}{6} M' M$	$\frac{1}{4} M' M$	$\frac{1}{6} M' M (1 + \beta)$
	$\frac{1}{2} M' (M'_1 + M'_2)$	$\frac{1}{6} M' (M'_1 + 2M'_2)$	$\frac{1}{6} [M'_1 (2M_1 + M_2) + M'_2 (M_1 + 2M_2)]$	$\frac{1}{6} M' (M'_1 - M'_2)$	$\frac{1}{4} M' M$	$\frac{1}{6} M' [M'_1 (1 + \beta) + M'_2 (1 + \alpha)]$
	0	$-\frac{1}{6} M' M$	$\frac{1}{6} M' (M_1 - M_2)$	$\frac{1}{3} M' M$	$\frac{1}{4} M' M$	$\frac{1}{6} M' M (1 - 2\alpha)$
	$\frac{1}{4} M' M$	0	$\frac{1}{4} M' M_2$	$\frac{1}{4} M' M$	$\frac{1}{4} M' M$	$\frac{1}{4} M' M \beta$
	$\frac{1}{4} M' M$	$\frac{1}{4} M' M$	$\frac{1}{4} M' M_1$	$-\frac{1}{4} M' M$	$-\frac{1}{8} M' M$	$\frac{1}{4} M' M \alpha$
	$\frac{1}{2} M' M$	$\frac{1}{4} M' M$	$\frac{1}{4} M' (M_1 + M_2)$	0	$\frac{1}{8} M' M$	$\frac{M' M}{12 \beta} (3 - 4 \alpha^2)$
	$\frac{1}{2} M' M$	$\frac{1}{6} M' M (1 + \gamma)$	$\frac{1}{6} M' [M_1 (1 + \beta) + M_2 (1 + \gamma)]$	$\frac{1}{6} M' M (1 - 2\gamma)$	$\frac{1}{4} M' M \beta$	$\frac{M' M}{6 \beta \gamma} (2\gamma - \gamma^4 - \alpha^2)$ $\gamma \geq \alpha$
	$\frac{2}{3} M' M$	$\frac{1}{3} M' M$	$\frac{1}{3} M' (M_1 + M_2)$	0	$-\frac{1}{6} M' M$	$\frac{1}{3} M' M (1 + \alpha \beta)$
	$\frac{1}{3} M' M$	$\frac{1}{6} M' M$	$\frac{1}{6} M' (M_1 + M_2)$	0	$\frac{1}{12} M' M$	$\frac{1}{6} M' M (1 - 2\alpha \beta)$

ALCUNI VALORI DI $\frac{1}{l} \int M^2 dx$

	M		M_1		M		$-\alpha l$ $-\beta l$ $-\gamma$
M	$\frac{2}{3} M^2 l$	$\frac{1}{4} M^2 l$	$\frac{1}{12} M^2 (5M_1 + 3M_2)$	$\frac{1}{6} M^2 l$	$\frac{7}{24} M^2 l$	$\frac{1}{12} M^2 M (5 - \alpha - \alpha^2)$	
M	$\frac{2}{3} M^2 l$	$\frac{5}{12} M^2 l$	$\frac{1}{12} M^2 (3M_1 + 5M_2)$	$-\frac{1}{6} M^2 l$	$\frac{1}{24} M^2 l$	$\frac{1}{12} M^2 M (5 - \beta - \beta^2)$	
M	$\frac{1}{3} M^2 l$	$\frac{1}{4} M^2 l$	$\frac{1}{12} M^2 (M_1 + 3M_2)$	$-\frac{1}{6} M^2 l$	$-\frac{1}{24} M^2 l$	$\frac{1}{12} M^2 M (1 + \alpha + \alpha^2)$	
M	$\frac{1}{3} M^2 l$	$\frac{1}{12} M^2 l$	$\frac{1}{12} M^2 (3M_1 + M_2)$	$\frac{1}{6} M^2 l$	$\frac{5}{24} M^2 l$	$\frac{1}{12} M^2 M (1 + \beta + \beta^2)$	
M	$\frac{1}{6} M^2 l$	$\frac{1}{6} M^2 l$	$\frac{1}{6} M^2 M_2$	$-\frac{1}{6} M^2 l$	$-\frac{1}{12} M^2 l$	$\frac{1}{6} M^2 M (\alpha + 2\beta)$	
M	$\frac{1}{6} M^2 l$	0	$\frac{1}{6} M^2 M_2$	$\frac{1}{6} M^2 l$	$\frac{1}{6} M^2 l$	$\frac{1}{6} M^2 M (\beta + 2\alpha)$	
M	$\frac{1}{6} M (3M_1^2 + 4M_2^2 + M_1^2 + M_2^2)$	$\frac{1}{6} M (2M_1^2 + M_2^2)$	$\frac{1}{6} [M_1^2 M_1 + 2M_1^2 (M_1 + M_2) + M_2^2 M_2]$	$\frac{1}{6} M (M_1^2 - M_2^2)$	$\frac{1}{12} M (2M_1^2 + 2M_2^2 - M_1^2 M_2)$	$\frac{1}{6} M [3M_1^2 \beta + 2M_1^2 \alpha + M_2^2 \alpha - \alpha \beta (M_1^2 - 2M_2^2 + M_1^2)]$	
parabola cubica	$\frac{1}{4} M^2 l$	$\frac{1}{5} M^2 l$	$\frac{1}{20} M^2 (M_1 + 4M_2)$	$-\frac{3}{20} M^2 l$	$-\frac{1}{20} M^2 l$	$\frac{1}{20} M^2 M (1 + \alpha) (1 + \alpha^2)$	
parabola cubica	$\frac{1}{4} M^2 l$	$\frac{1}{20} M^2 l$	$\frac{1}{20} M^2 (4M_1 + M_2)$	$\frac{3}{20} M^2 l$	$\frac{7}{20} M^2 l$	$\frac{1}{20} M^2 M (1 + \beta) (1 + \beta^2)$	
parabola cubica	$\frac{1}{4} M^2 M^2$	$\frac{2}{15} M^2 l$	$\frac{1}{60} M^2 (7M_1 + 8M_2)$	$-\frac{1}{60} M^2 l$	$\frac{1}{20} M^2 l$	$\frac{1}{20} M^2 M (1 + \alpha) (\frac{7}{3} - \alpha^2)$	
parabola cubica	$\frac{1}{4} M^2 l$	$\frac{7}{20} M^2 l$	$\frac{1}{60} M^2 (8M_1 + 7M_2)$	$\frac{1}{60} M^2 l$	$\frac{3}{20} M^2 l$	$\frac{1}{20} M^2 M (1 + \beta) (\frac{7}{3} - \beta^2)$	

Возможные неопределенные конструкции

- внешне статически неопределимая (верхняя)
- внешне статически определимая и внутренне статически неопределимая (средняя)
- внешне и внутренне статически неопределимы (внизу)

