

第9章 弯曲应力

目录

CONTENTS

- ▲ 9.1 纯弯曲
- ▲ 9.2 弯曲正应力的强度条件及其应用
- ▲ 9.3 提高梁弯曲强度的一些措施

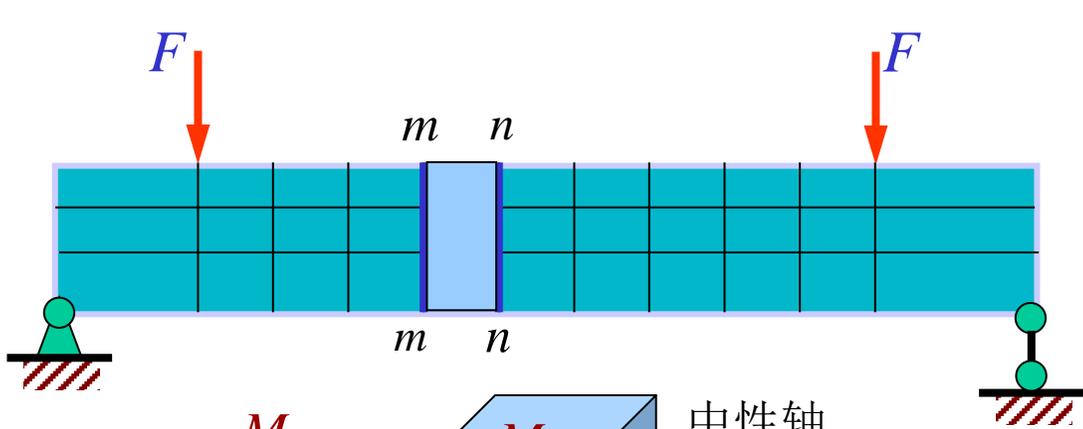
9.2 弯曲正应力的强度条件及其应用

综合考虑

1、变形几何关系

2、物理关系

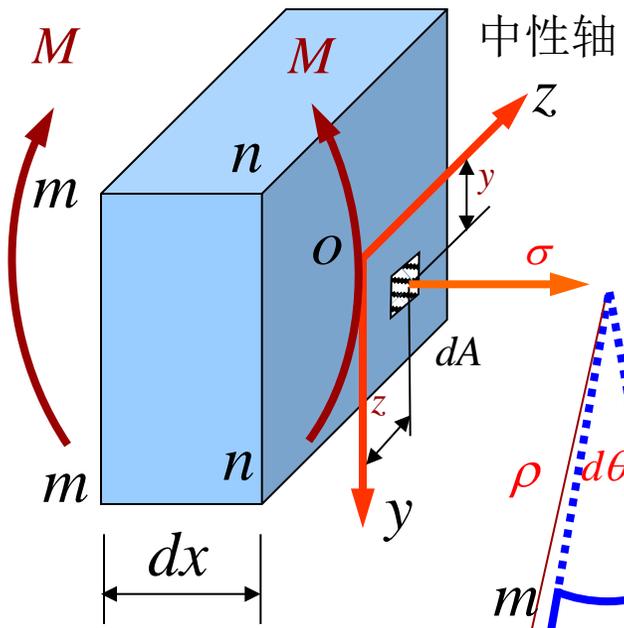
3、静力学关系



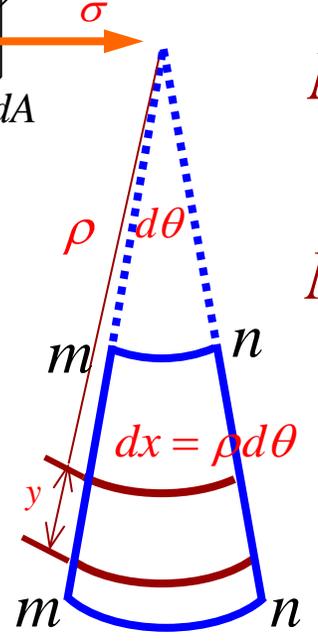
$$\varepsilon = \frac{(\rho + y)d\theta - \rho d\theta}{\rho d\theta} = \frac{y}{\rho}$$

1、变形几何关系

$$\sigma = E\varepsilon = \frac{y}{\rho} E$$



曲率半径 ρ
 曲率 $\frac{1}{\rho}$



$$F_N = \int_A \sigma dA = 0$$

2、物理关系

静矩

$$M_{iy} = \int_A z \sigma dA = \frac{E}{\rho} \int_A zy dA = 0$$

惯性积

$$M_{iz} = \int_A y \sigma dA = \frac{E}{\rho} \int_A y^2 dA = \frac{EI_z}{\rho} = M$$

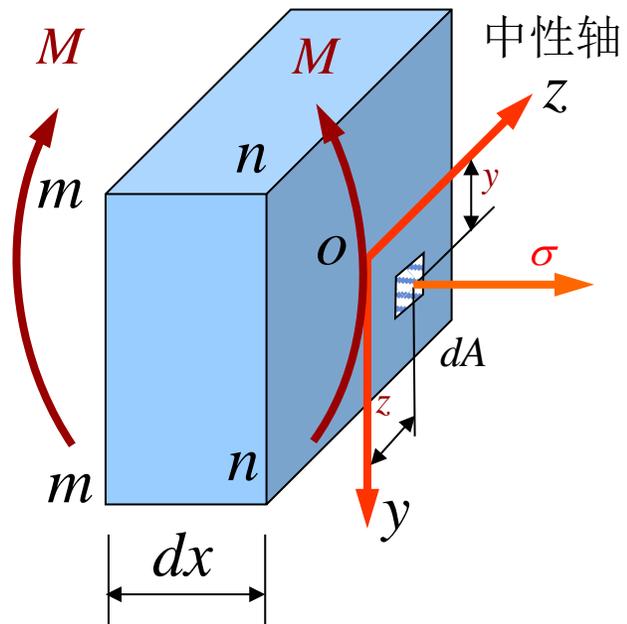
惯性矩

曲率 $\frac{1}{\rho} = \frac{M}{EI_z}$

抗弯刚度 EI_z

$$\sigma = \frac{My}{I_z}$$

3、静力学关系



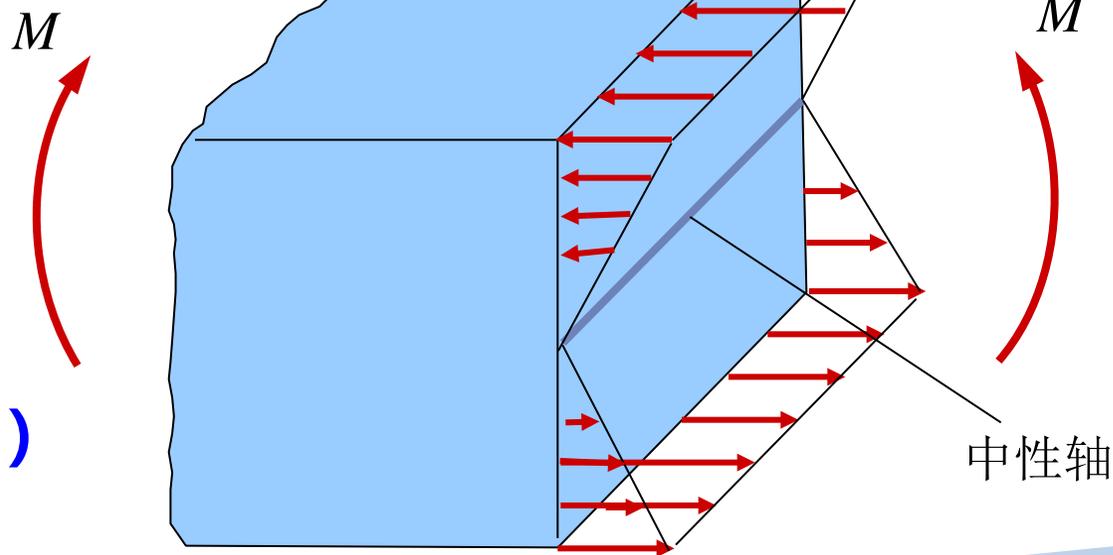
$$\sigma = \frac{My}{I_z}$$

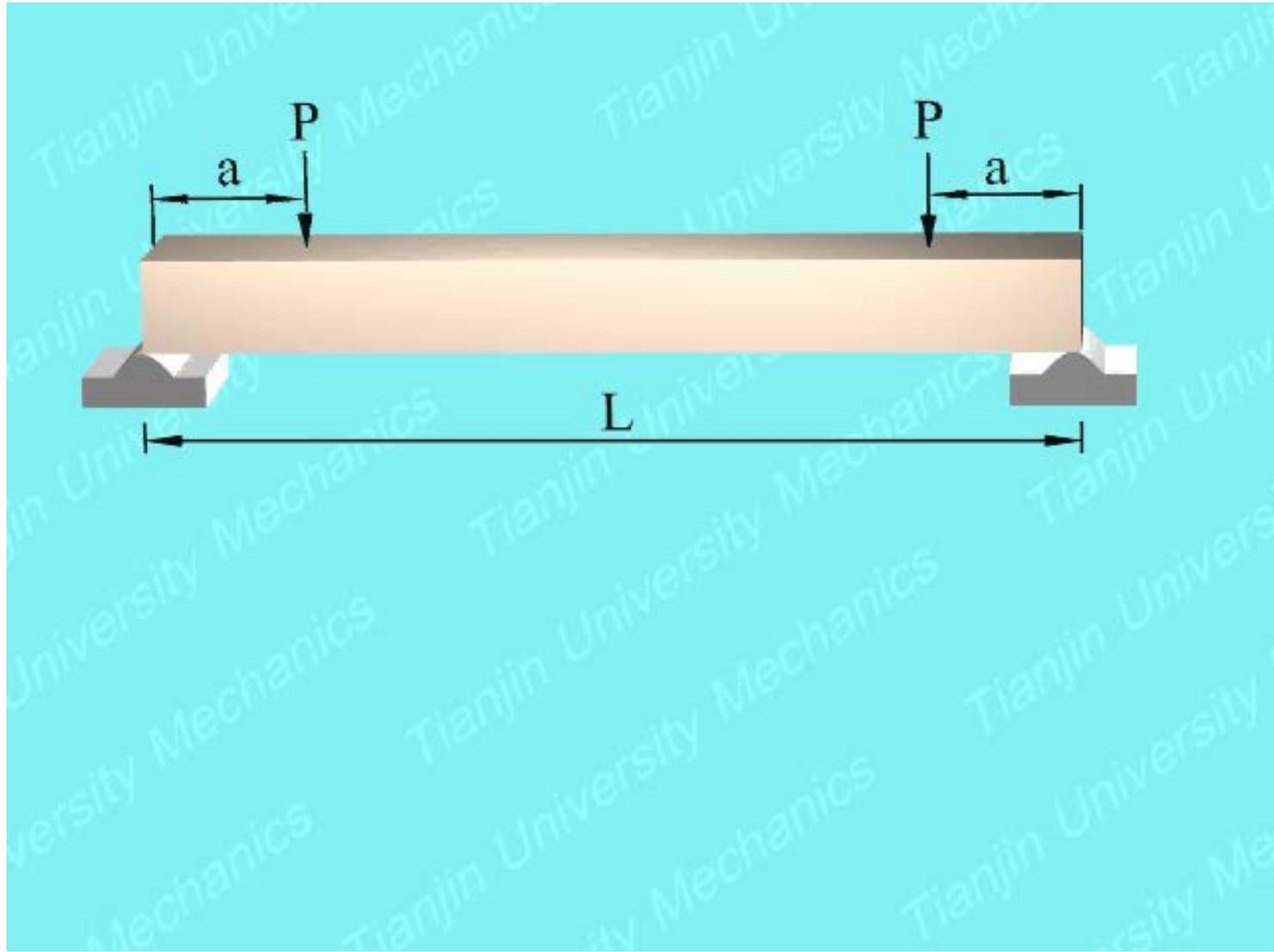
(y 向下为正的原因)

M —— 横截面上的弯矩

y —— 到中性轴的距离

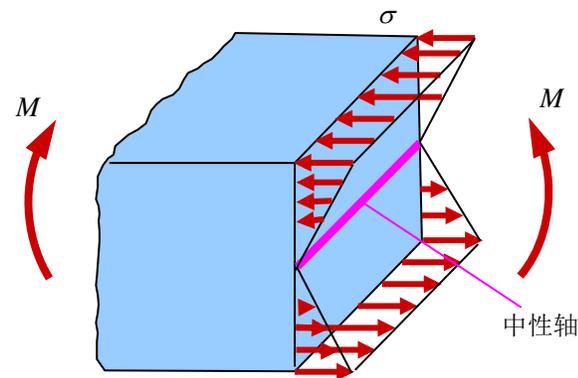
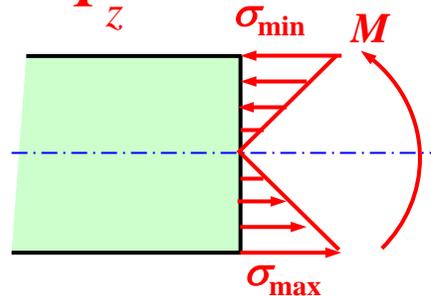
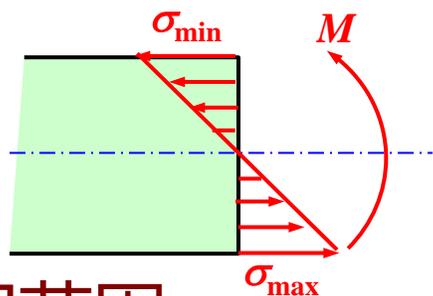
I_z —— 截面对中性轴的惯性矩





横截面上正应力的画法：

$$\sigma = \frac{My}{I_z}$$

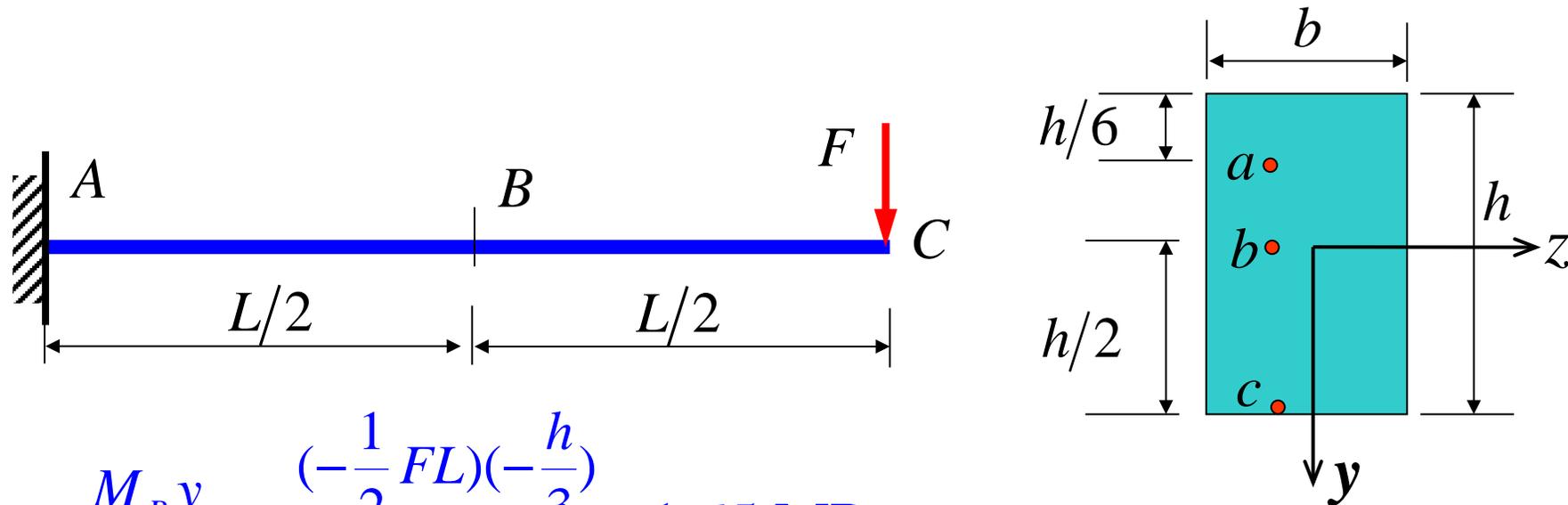


公式适用范围：

- ①线弹性范围—正应力小于比例极限 σ_p ；
- ②精确适用于纯弯曲梁；
- ③对于横力弯曲的细长梁（跨度与截面高度比 $L/h > 5$ ），上述公式的误差不大，但公式中的 M 应为所研究截面上的弯矩，即为截面位置的函数。

$$\sigma = \frac{M(x)y}{I_z} \quad \frac{1}{\rho(x)} = \frac{M(x)}{EI_z}$$

长为 L 的矩形截面悬臂梁，在自由端作用一集中力 F ，已知 $b = 120\text{mm}$ ， $h = 180\text{mm}$ 、 $L = 2\text{m}$ ， $F = 1.6\text{kN}$ ，试求 B 截面上 a 、 b 、 c 各点的正应力。



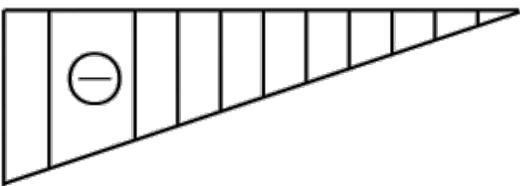
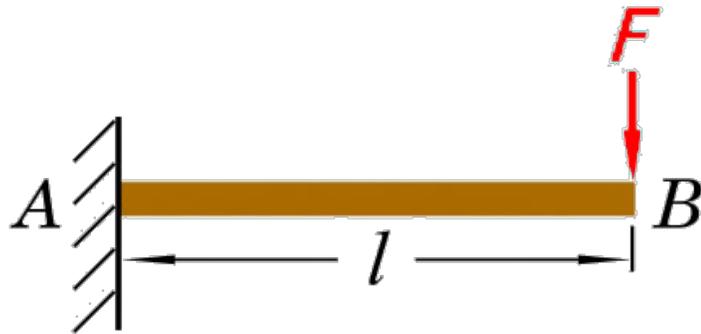
$$\sigma_a = \frac{M_B y_a}{I_z} = \frac{\left(-\frac{1}{2} FL\right) \left(-\frac{h}{3}\right)}{\frac{bh^3}{12}} = 1.65 \text{ MPa}$$

$$M_B = -\frac{1}{2} FL \quad I_z = \frac{bh^3}{12}$$

$$\sigma_b = 0 \quad \sigma_c = \frac{M_B y_c}{I_z} = \frac{\left(-\frac{1}{2} FL\right) \frac{h}{2}}{\frac{bh^3}{12}} = -2.47 \text{ MPa (压)}$$

纯弯曲正应力分布 $\sigma = \frac{My}{I_z}$

纯弯曲, F_S 为零, 由 $dM/dx = F_S = 0$,
得弯矩 $M = \text{常数}$



Fl

弹性力学精确分析表明, 当跨度 l 与横截面高度 h 之比 $l/h > 5$ (细长梁) 时, 纯弯曲正应力公式对于横力弯曲近似成立。

横力弯曲最大正应力

弯矩最大的截面 $M \rightarrow M_{\max}$

离中性轴最远处 $y \rightarrow y_{\max}$

$$\sigma_{\max} = \frac{M_{\max} y_{\max}}{I_z}$$

横力弯曲最大正应力

引入 截面抗弯系数

$$\sigma_{\max} = \frac{M_{\max} y_{\max}}{I_z}$$

$$W = \frac{I_z}{y_{\max}}$$

类比：扭转

$$\sigma_{\max} = \frac{M_{\max}}{W}$$

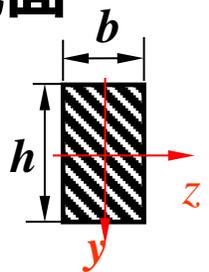
$$\tau_{\max} = \frac{T_{\max}}{W_t}$$

三种典型截面对中性轴的惯性矩

W_t — 截面抗扭系数

1. 矩形截面

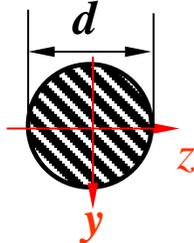
$$I_z = \frac{bh^3}{12}$$



$$W_z = \frac{I_z}{h/2} = \frac{bh^2}{6}$$

2. 实心圆截面

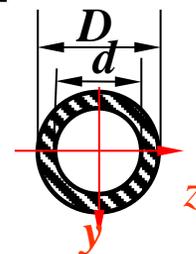
$$I_z = \frac{\pi d^4}{64}$$



$$W_z = \frac{I_z}{d/2} = \frac{\pi d^3}{32}$$

3. 截面为外径D、内径d ($\alpha = d/D$) 的空心圆:

$$I_z = \frac{\pi D^4}{64} (1 - \alpha^4)$$



$$W_z = \frac{I_z}{D/2} = \frac{\pi D^3}{32} (1 - \alpha^4)$$

弯曲正应力的强度条件

$$\sigma_{\max} = \frac{M_{\max} y_{\max}}{I_z} \leq [\sigma] \quad \text{或} \quad \sigma_{\max} = \frac{M_{\max}}{W} \leq [\sigma]$$

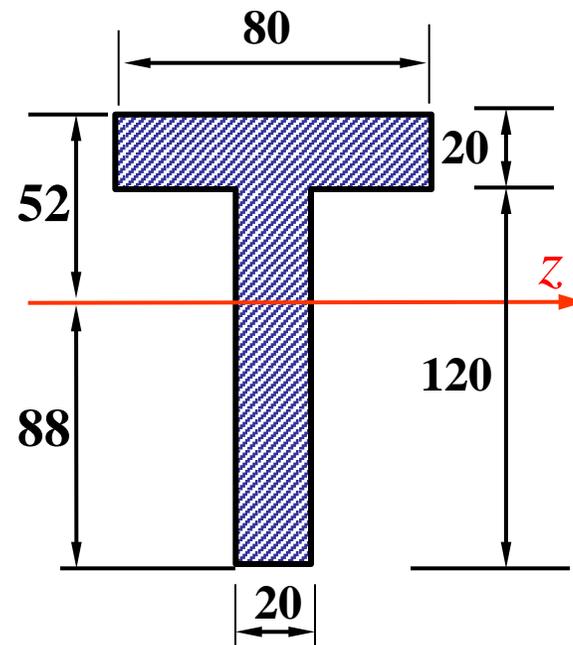
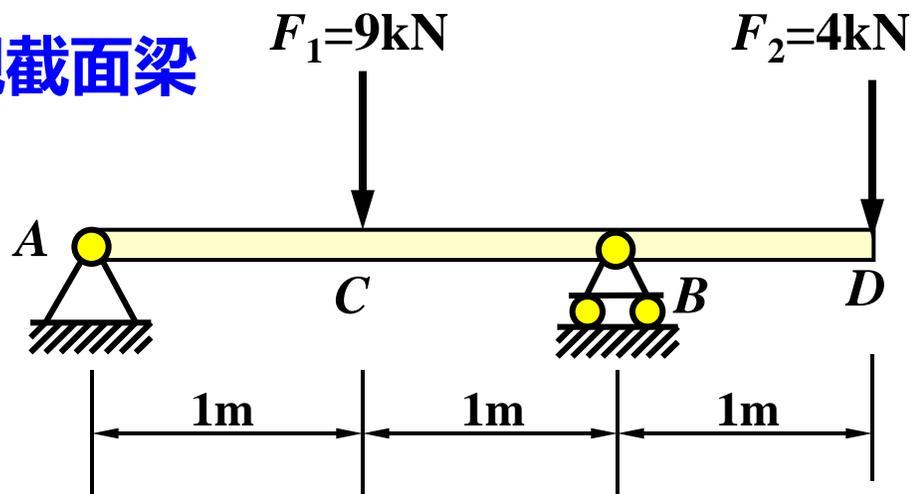
1. 弯矩最大的截面上
2. 离中性轴最远处
3. 非常规截面或变截面梁要综合考虑 M 与 I_z
4. 脆性材料抗拉和抗压性能不同，二方面都要考虑

$$\sigma_{t,\max} \leq [\sigma_t] \quad \sigma_{c,\max} \leq [\sigma_c]$$

T 型截面铸铁梁，截面尺寸如图示。 $[\sigma_t] = 30\text{MPa}$ ， $[\sigma_c] = 160\text{MPa}$ ，

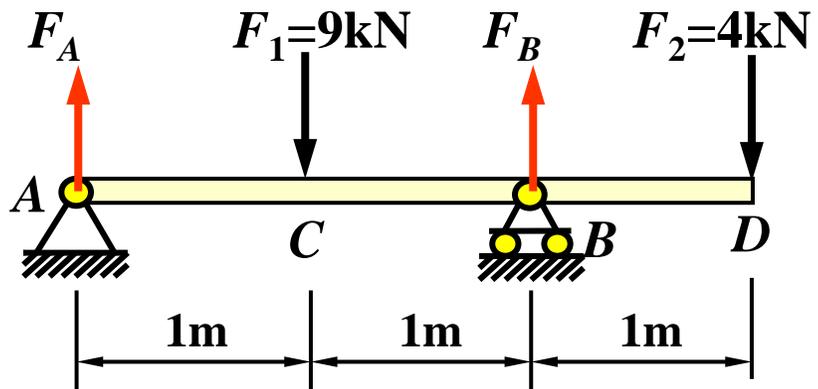
$I_z = 7.64 \times 10^{-6} \text{m}^4$ ，试校核梁的强度。

非常规截面梁



分析：作弯矩图，寻找需要校核的截面（可能的危险截面）

要同时满足 $\sigma_{t,\max} \leq [\sigma_t]$ ， $\sigma_{c,\max} \leq [\sigma_c]$

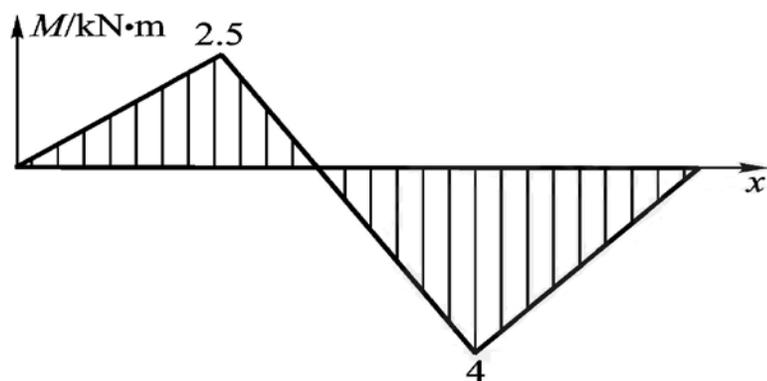


(1) 求约束力 $F_A = 2.5\text{kN}$ $F_B = 10.5\text{kN}$

(2) 作弯矩图

最大正弯矩 C , 最大负弯矩 B

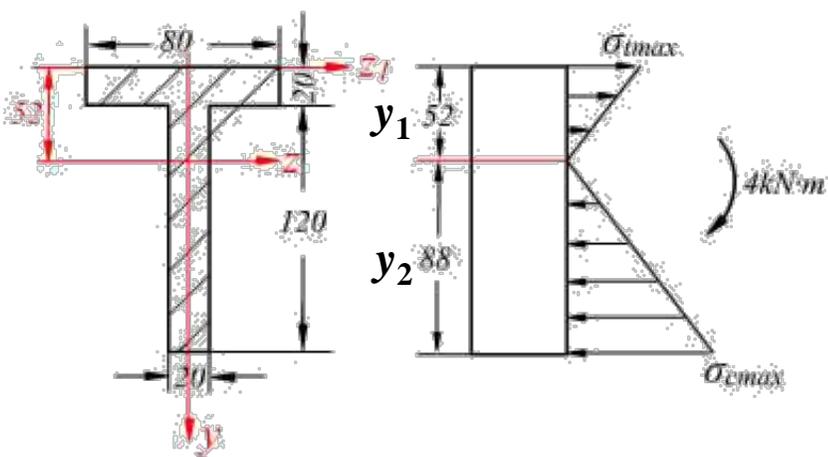
(3) B 截面校核 (上拉下压)



$$\sigma_{t,\max} = \frac{M_B y_1}{I_z} = \frac{4 \times 10^3 \times 52 \times 10^{-3}}{7.64 \times 10^{-6}}$$

$$= 27.2 \times 10^6 \text{ Pa} = 27.2 \text{ MPa} < [\sigma_t]$$

B 截面最大拉应力发生在上边缘



$$\sigma_{c,\max} = \frac{M_B y_2}{I_z} = \frac{4 \times 10^3 \times 88 \times 10^{-3}}{7.64 \times 10^{-6}}$$

$$= 46.1 \times 10^6 \text{ Pa} = 46.1 \text{ MPa} < [\sigma_c]$$

B 截面最大压应力发生在下边缘

(2) 作弯矩图

(3) B 截面校核

$$\sigma_{t,\max} = 27.2\text{MPa} < [\sigma_t]$$

$$\sigma_{c,\max} = 46.1\text{MPa} < [\sigma_c]$$

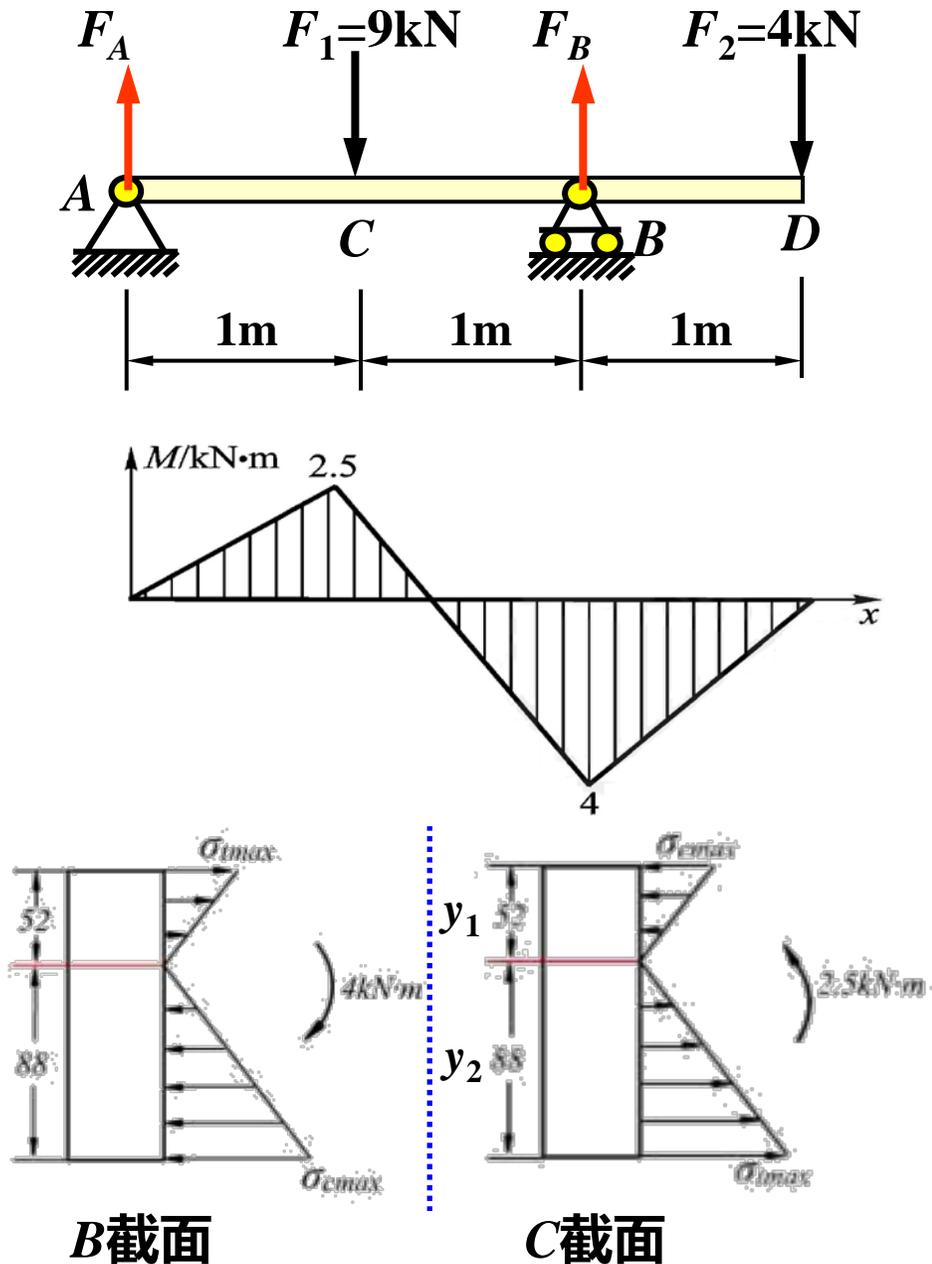
(4) C 截面要不要校核? 要

$$\begin{aligned} \sigma_{t,\max} &= \frac{M_C y_2}{I_z} = \frac{2.5 \times 10^3 \times 88 \times 10^{-3}}{7.64 \times 10^{-6}} \\ &= 28.8 \times 10^6 \text{Pa} = 28.8\text{MPa} < [\sigma_t] \end{aligned}$$

$$\because M_B > M_C, y_2 > y_1 \quad \therefore \sigma_{cB} > \sigma_{cC}$$

$$\sigma_{c,\max} = \frac{M_C y_1}{I_z}$$

强度条件满足



本讲小结

- ▲ 9.1 纯弯曲
- ▲ 9.2 弯曲正应力的强度条件及其应用
- ▲ 9.3 提高梁弯曲强度的一些措施