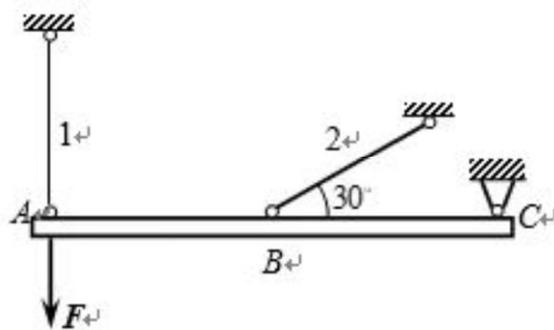
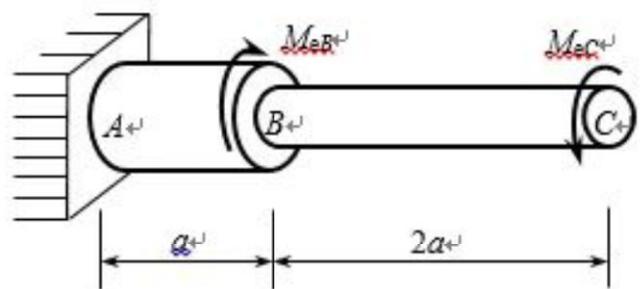


ABC 为刚性横杆， $AB = BC = a$ ，杆1和杆2的横截面面积和材料均相同，长度均为 L 。试求杆1和杆2的轴力。



$$F_1 = \frac{16}{17} F \quad F_2 = \frac{4}{17} F$$

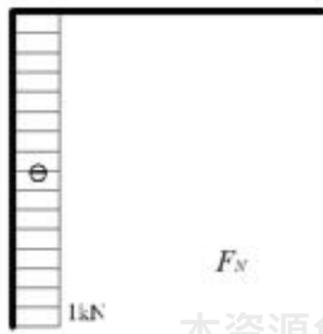
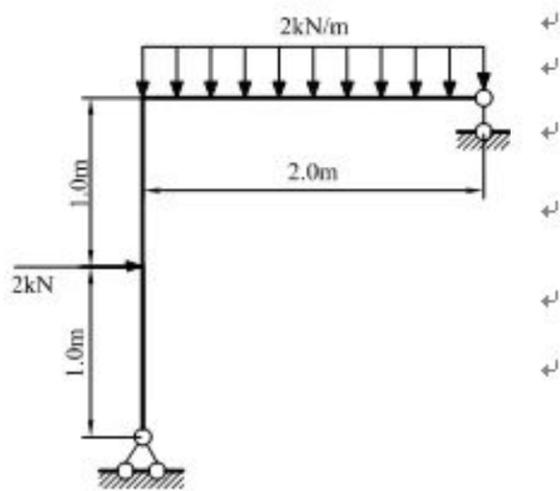
AB 段的直径 $d_1 = 100 \text{ mm}$ ， BC 段的直径 $d_2 = 50 \text{ mm}$ ， $a = 1 \text{ m}$ ，在 B 、 C 两横截面处分别作用矩为 $M_{eB} = 4.8 \text{ kN}\cdot\text{m}$ 和 $M_{eC} = 1.6 \text{ kN}\cdot\text{m}$ 的外力偶。已知材料的剪切弹性模量 $G = 80 \text{ GPa}$ ， $[\tau] = 70 \text{ MPa}$ 。试：(1) 作扭矩图，并校核圆轴的强度；(2) 求 C 截面相对于 A 截面的扭转角。



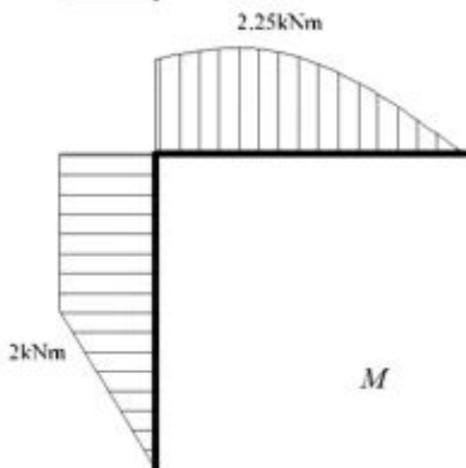
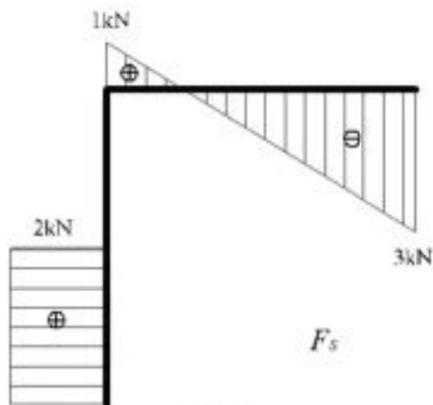
$$\tau_{\max} = 65.22 \text{ MPa} < [\tau]$$

$$\varphi_{C-A} = 0.0611 \text{ (rad)}$$

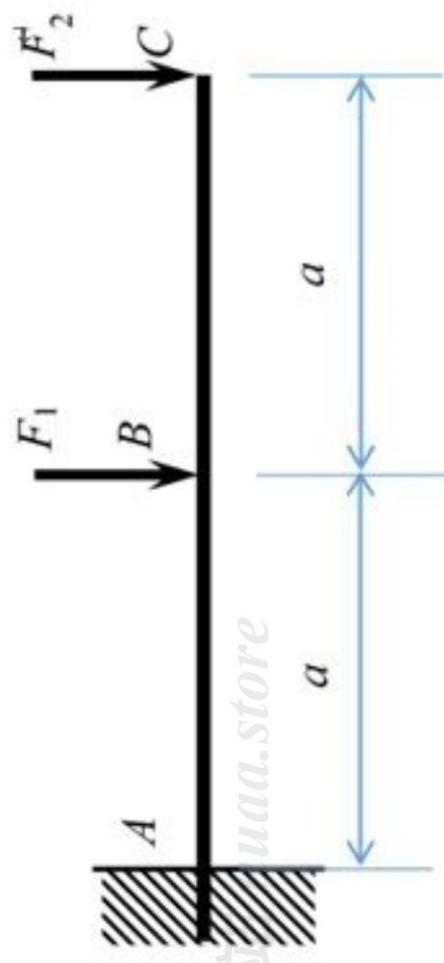
画出如图所示简支刚架的内力图（3个）。↵



本资源免费共享 收集网站 nuaa.store



试求：(1) F_1 单独作用时，梁上 C 截面的挠度；(2) F_1 和 F_2 共同作用时，梁上 C 截面的挠度；(3) F_2 单独作用时，梁上 B 截面的转角（梁在简单载荷作用下的变形表见试卷第 7 页）。

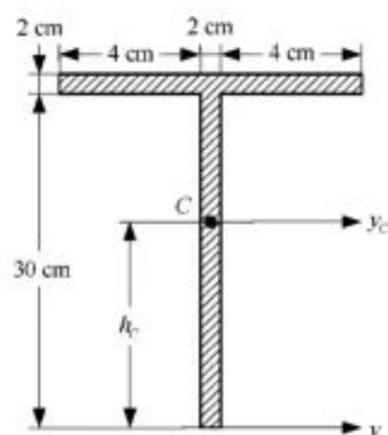


$$(1) \quad w_{C1} = \frac{5F_1 a^3}{6EI} \quad (\text{向下})$$

$$(2) \quad w_C = \frac{5F_1 a^3}{6EI} + \frac{8F_2 a^3}{3EI} \quad (\text{向下})$$

$$(3) \quad \theta_B = \frac{3F_2 a^2}{2EI} \quad (\text{顺时针})$$

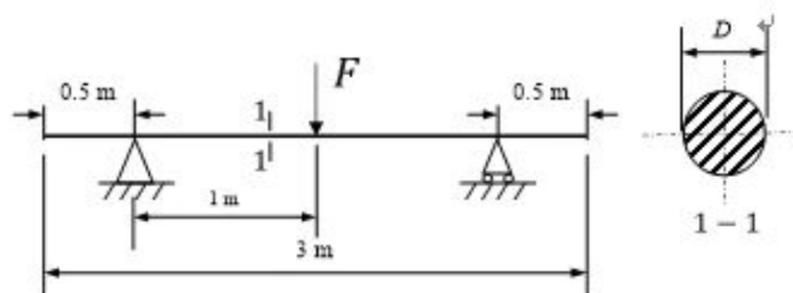
试求：(1) 图形对 y 轴的静矩；(2) 形心 C 至 y 轴的距离；(3) 图形对 y_c 轴的惯性矩。



$$S_y = 1520 \text{ cm}^3; \quad h_c = 19 \text{ cm}; \quad I_{y_c} = 8347 \text{ cm}^4$$

本资源免费共享 收集网站 nuua.store

$F = 50 \text{ kN}$ (向下) 作用, 试: (1) 写出梁上最大正应力和最大切应力的表达式 (即计算结果是含有直径 D 的表达式); (2) 已知许用应力 $[\sigma] = 10 \text{ MPa}$, $[\tau] = 0.8 \text{ MPa}$ 时, 确定截面直径 D 的大小。



1) 1)

$$\sigma_{\max} = \frac{9 \times 10^5}{\pi D^3} \quad (\text{或} \approx \frac{2.55 \times 10^5}{D^3}) \text{ Pa}$$

$$\tau_{\max} = \frac{4 \times 10^5}{3 \pi D^2} \quad (\text{或} \approx \frac{4.24 \times 10^4}{D^2}) \text{ Pa}$$

$$\text{或} \quad \tau_{\max} = \frac{4}{3} \frac{F S_{\max}}{\pi (\frac{D}{2})^2} = \frac{4 \times 10^5}{3 \pi D^2} \quad (\text{或} \approx \frac{4.24 \times 10^4}{D^2}) \text{ Pa}$$

(2) 1)

$$D \geq 0.294 \text{ m} \quad (\text{或} \ 294 \text{ mm})$$

$$D \geq 0.230 \text{ m} \quad (\text{或} \ 230 \text{ mm})$$

因此 直径 D 取值为 0.294 m (或 294 mm)。