材料力学(乙)

Mechanics of Materials



第四章 弯曲内力

第五章 弯曲应力

第六章 弯曲变形



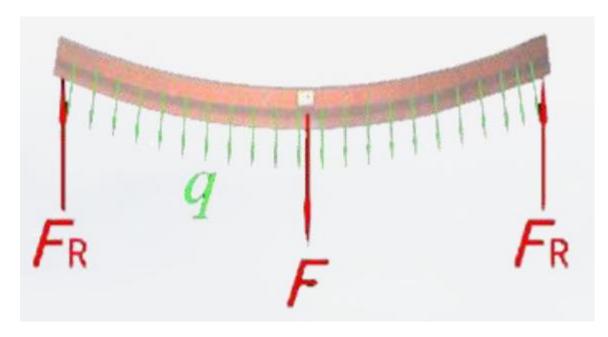
之前的两章我们学了什么?

	第2章	第3章	第4-6章
内容	拉压	扭转	弯曲
内力	轴力 $F_{ m N}$	扭矩T	?
内力图	轴力图	扭矩图	?
应力类型	正应力	切应力	?
内力-应力	$\sigma = F_{ m N}/{ m A}$	$ au_{ m max} = T/W_{ m t}$?
应力-应变	$\sigma=Earepsilon$	$ au = G \gamma$?
载荷-变形	$\Delta l = F_{ m N} l / E A$	$\varphi = Tl/GI_{p}$?

弯曲内力

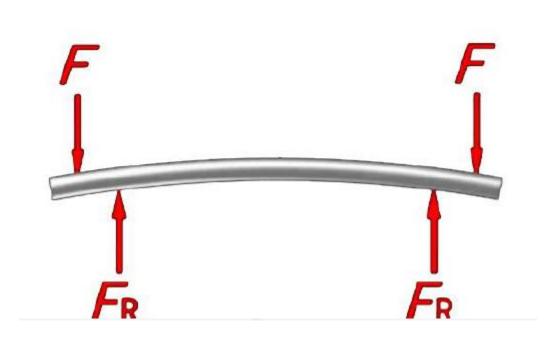
- §4-1 弯曲的概念和实例
- §4-2 受弯杆件的简化
- §4-3 剪力和弯矩
- §4-4 剪力方程和弯矩方程 剪力图和弯矩图
- §4-5 载荷集度、剪力和弯矩间的关系
- §4-6 平面曲杆的弯曲内力





起重机大梁





火车轮轴

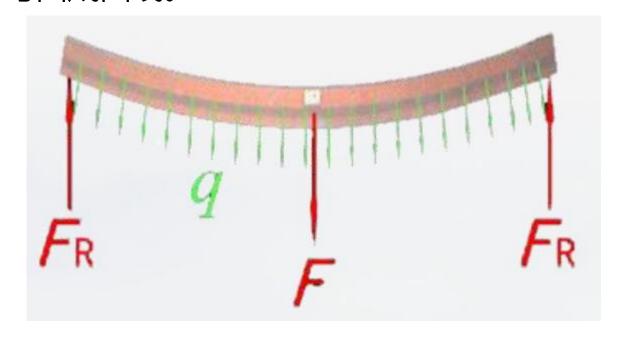


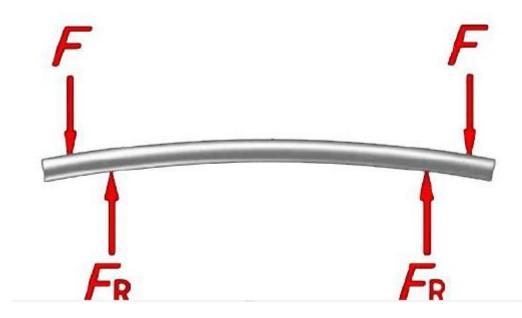






弯曲: 杆件承受垂直于其轴线的外力或位于其轴线所在平面内的力偶作用时, 其轴线将 弯曲成曲线。





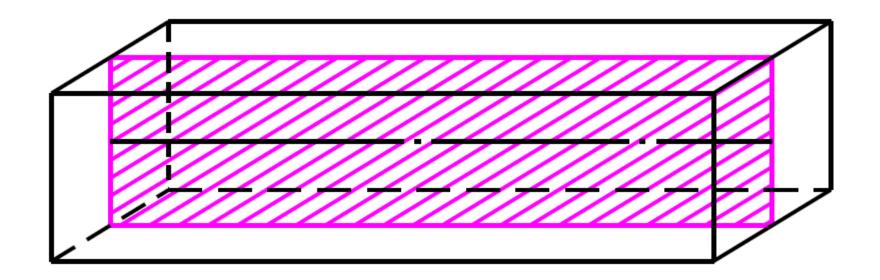
• 受力特点:外力与杆件轴线垂直,通常称为横向力。

•变形特点: 直杆的轴线变形后由原来的直线变为曲线。

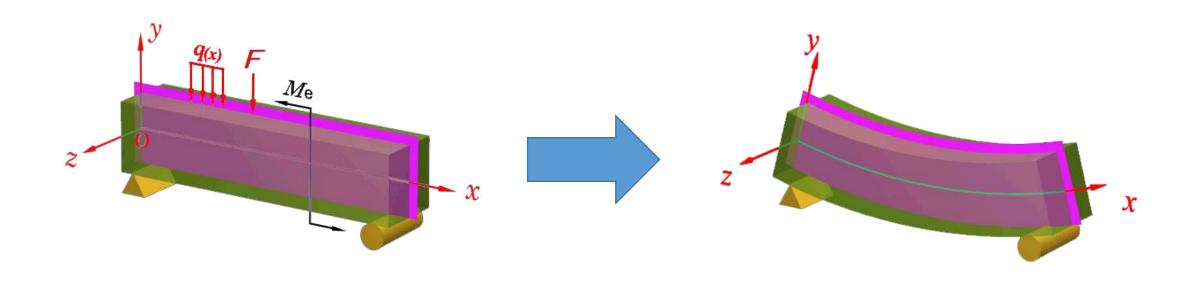
以弯曲变形为主的杆件通常称为梁。

对称弯曲

纵向对称面:梁的轴线与横截面的对称轴所构成的平面。

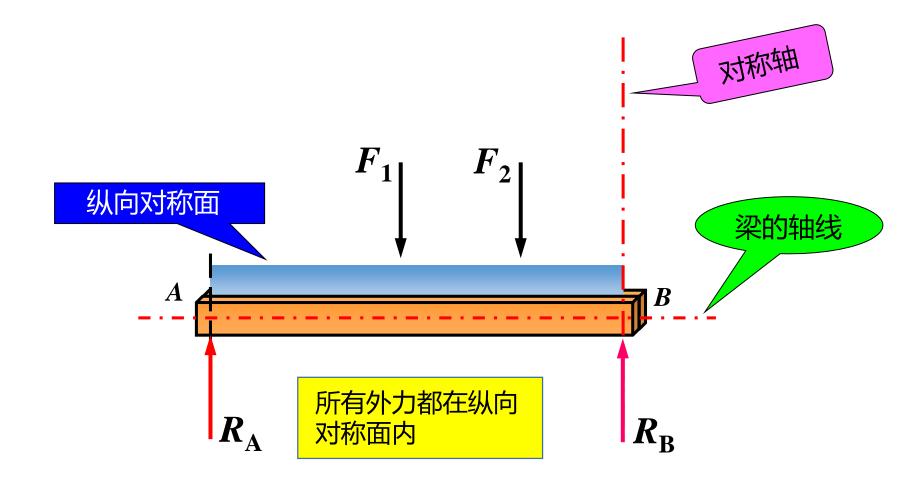


对称弯曲



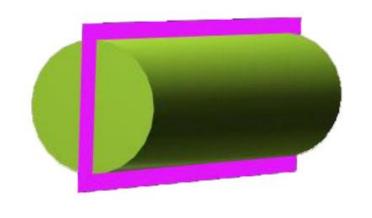
- 具有纵向对称面
- 外力都作用在纵向对称面内
- 弯曲变形后轴线弯成纵向对称面内的平面曲线

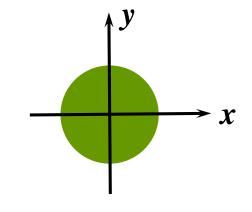
对称弯曲



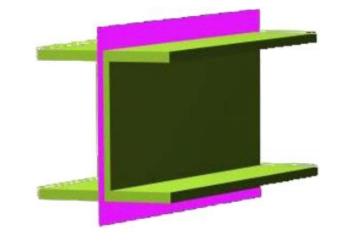
常见弯曲构件的纵向对称面

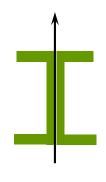






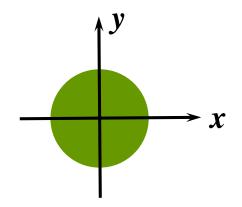






常见弯曲构件的纵向对称面













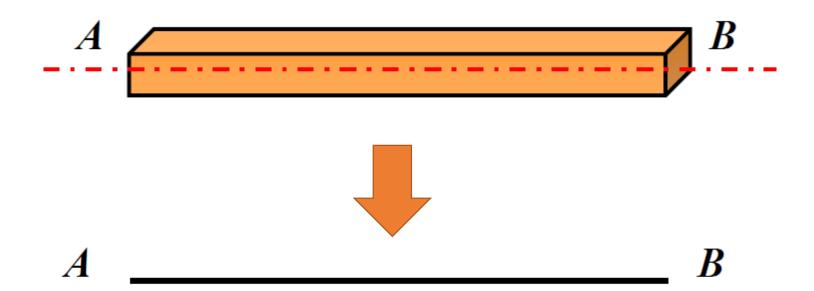




梁的简化

通常取梁的轴线来代替梁。

折杆或曲杆用中心线代替。

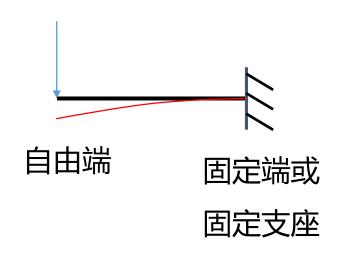


支座的类型与简化模型

根据支座对梁在载荷平面内的约束情况,一般可以简化为三种基本形式:

1. 固定端支座





支座处约束特征:

水平和竖直方向被约束, 也不能转动。

支座的类型与简化模型

根据支座对梁在载荷平面内的约束情况,一般可以简化为三种基本形式:

1. 固定端支座

对支座处约束的位移描述

$$u_x = 0$$
, $u_y = 0$, $\theta = 0$

支座反力

$$M_R$$
 F_{Rv}

支座的类型与简化模型

2. 固定铰支座





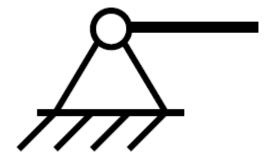
支座处约束特征:

水平和竖直方向不能动,但是可以转动。

支座的类型与简化模型

2. 固定铰支座

支座示意图



对支座处约束的位移描述

$$u_x = 0$$
, $u_y = 0$

支座反力

$$F_{Rx} \longrightarrow F_{Ry}$$

支座的类型与简化模型

3. 可动铰支座





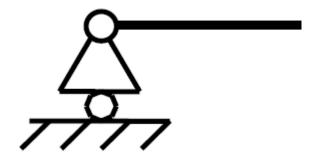
支座处约束特征:

竖直方向不能动,水平方向可自由移动,还可以自由转动。

支座的类型与简化模型

2. 可动铰支座

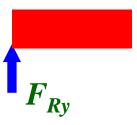
支座示意图



对支座处约束的位移描述

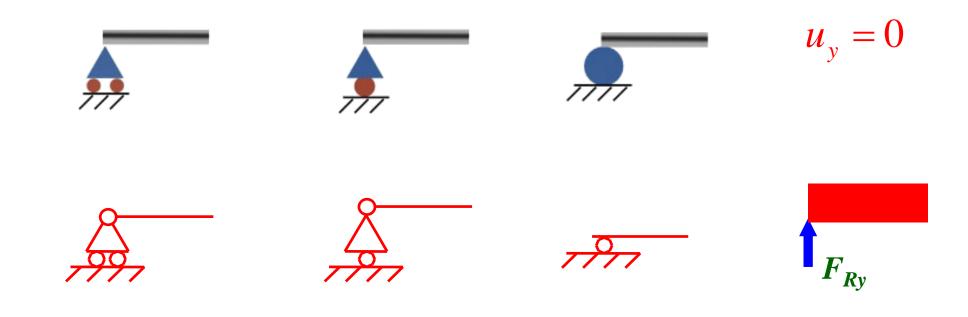
$$u_y = 0$$

支座反力

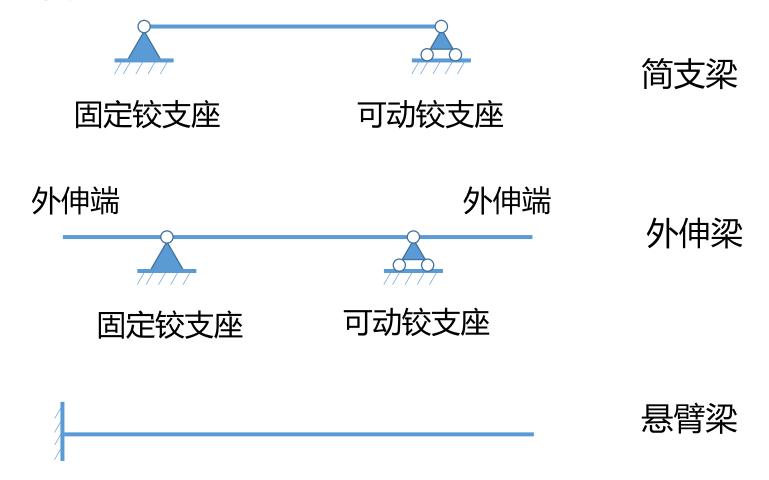


支座的类型与简化模型

可动铰支座



受弯杆件的简化



静定梁: 所有支座反力可由平衡方程求出。

例题4.1

如图,已知F,a,l,求距A端x处截面上内力。

解: (1) 求支座反力

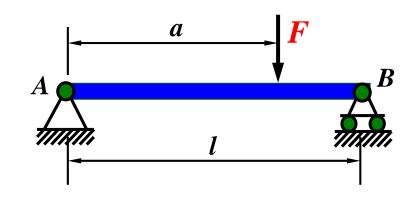
$$\sum F_{x} = 0 \qquad \Longrightarrow \qquad F_{A,x} = 0$$

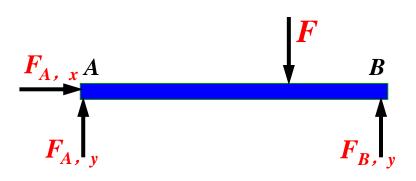
$$\sum M_A = 0 \quad \Longrightarrow \quad F_{B,y}l - Fa = 0$$

$$F_{B,y} = \frac{Fa}{l}$$

$$\sum F_{y} = 0 \qquad \Longrightarrow \qquad F_{A,y} + F_{B,y} - F = 0$$

$$F_{A,y} = \frac{F(l-a)}{l}$$

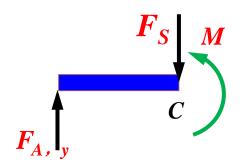




例题4.1

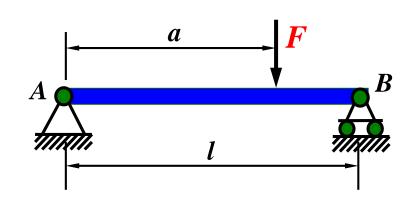
如图,已知F,a,l,求距A端x处截面上内力。

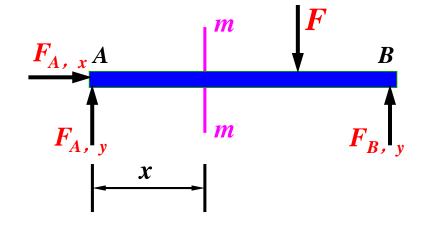
解: (2) 截面法求内力



$$\sum F_{y} = 0$$
, $F_{s} = F_{A,y} = \frac{F(l-a)}{l}$

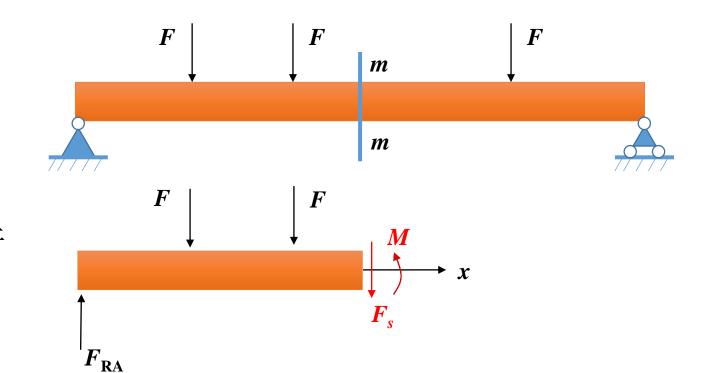
$$\sum M_C = 0 , \quad M = F_{A,y} \cdot x$$





剪力 (F_s) : 与横截面相切的分布内力系的合力

弯矩 (M): 与横截面垂直的分布内力系合成的力矩

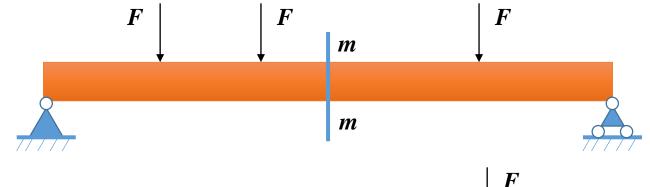


根据平衡条件

$$\sum F_{y} = 0$$

剪力 (F_s) : 与横截面相切的分布内力系的合力

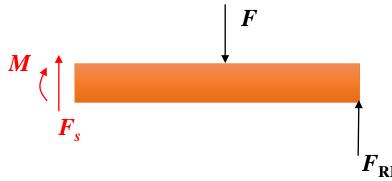
弯矩 (M): 与横截面垂直的分布内力系合成的力矩



根据平衡条件

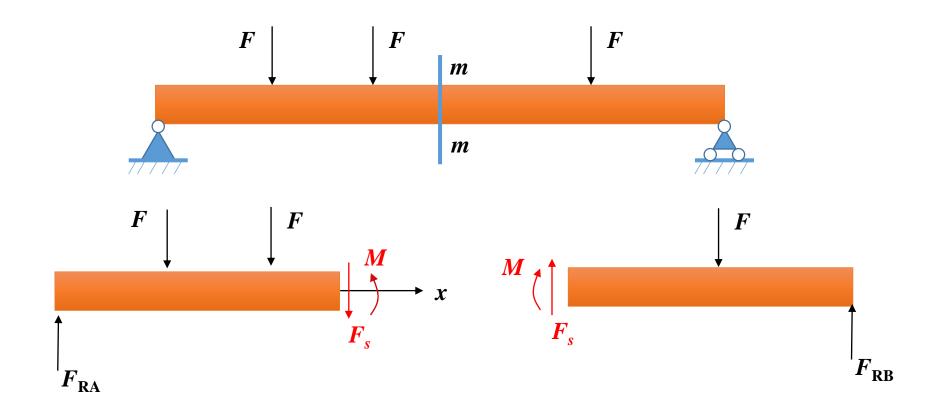
$$\sum F_{y} = 0$$

$$\sum M$$
截面中心 = 0



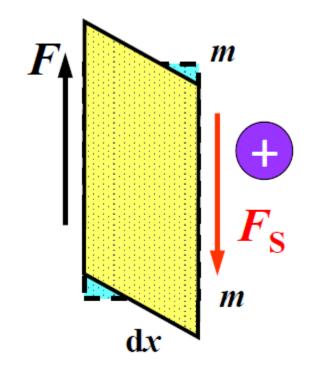
剪力 (F_s) : 与横截面相切的分布内力系的合力

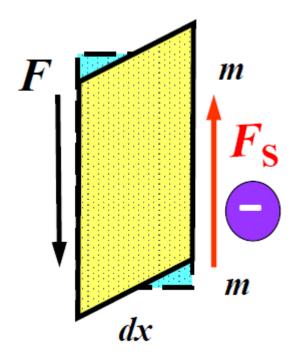
弯矩 (M): 与横截面垂直的分布内力系合成的力矩



剪力符号的规定

使要分析的对象有左端向上而右端向下的运动趋势,倾向于发生顺时针运动

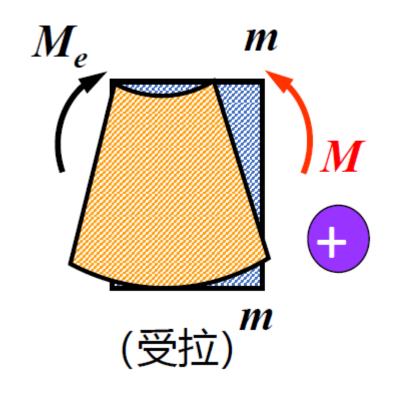


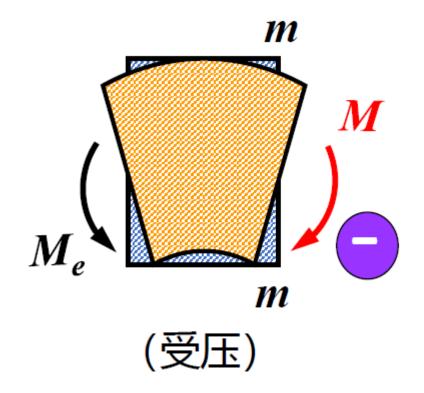


左上右下为正; 反之为负

弯矩符号的规定

当梁发生变形时,横截面*m-m* 处弯曲变形凸向下时,截面*m-m* 的弯矩为正



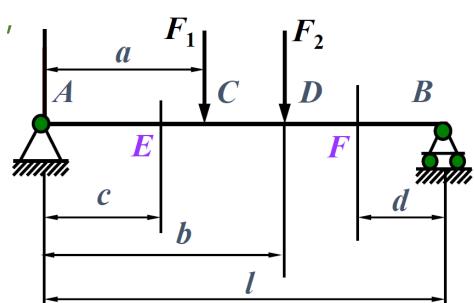


上压下拉(上凹下凸)为正;反之为负。

例题4.2 图示梁的计算简图。已知 F_1 、 F_2 ,且 $F_2 > F_1$,

尺寸a、b、c 和 l 亦均为已知。试求梁在E、F点横截

面处的剪力和弯矩。



例题4.2 图示梁的计算简图。已知 F_1 、 F_2 ,且 $F_2 > F_1$, A

尺寸a、b、c 和 l 亦均为已知。试求梁在E、F点横截

面处的剪力和弯矩。

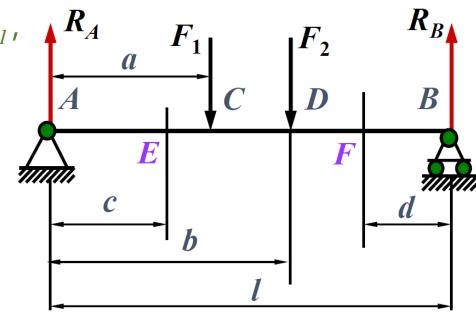
解: (1) 求梁的支座反力

$$\sum M_A = 0 \qquad \Longrightarrow \qquad R_B l = F_1 a + F_2 b$$

$$\sum M_B = 0 \qquad \Longrightarrow \qquad F_1(l-a) + F_2(l-b) = R_A l$$

$$R_{A} = \frac{F_{1}(l-a) + F_{2}(l-b)}{l}$$

$$R_B = \frac{F_1 a + F_2 b}{l}$$



例题4.2 图示梁的计算简图。已知 F_1 、 F_2 ,且 $F_2 > F_1$, A

尺寸a、b、c 和 l 亦均为已知。试求梁在E、F点横截

面处的剪力和弯矩。

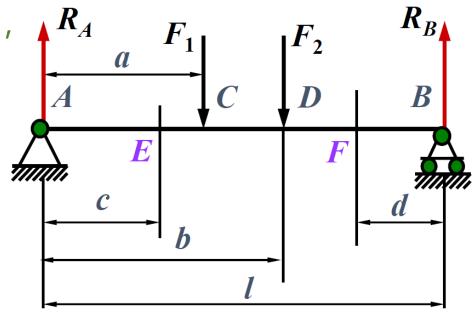
解: (2) 计算横截面E上的剪力 F_{SE} 和弯矩 M_{E} 。

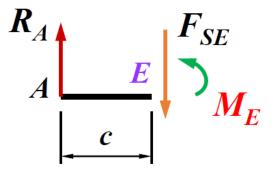
$$\sum F_{y} = 0 \implies R_{A} = F_{SE}$$

$$\sum M = 0 \implies R_A \cdot c = M_E$$

$$ightharpoonup F_{SE} = R_A
ightharpoonup F_{SE}$$

$$M_E = R_A \cdot c$$





例题4.2 图示梁的计算简图。已知 F_1 、 F_2 ,且 $F_2 > F_1$, A

尺寸a、b、c 和 l 亦均为已知。试求梁在E、F点横截

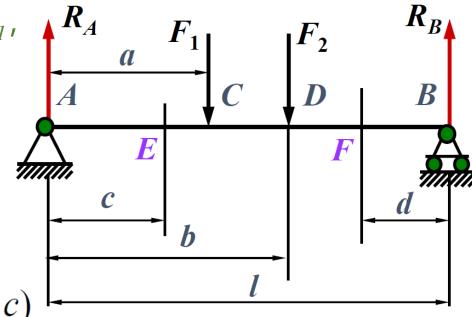
面处的剪力和弯矩。

解: (2) 计算横截面E上的剪力 F_{SE} 和弯矩 M_E 。

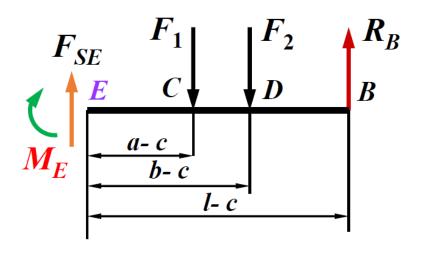
$$\sum M = 0 \implies M_E + F_1(a-c) + F_2(b-c) = R_B(l-c)$$

$$\sum F_y = 0$$
 $\Rightarrow F_{SE} + R_B = F_1 + F_2$

$$F_{SE} = R_A + M_E = R_A \cdot c +$$



取右段为研究对象



例题4.2 图示梁的计算简图。已知 F_1 、 F_2 ,且 $F_2 > F_1$, A

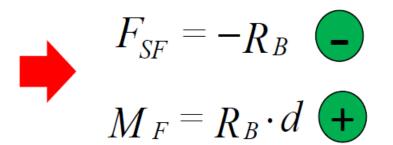
尺寸a、b、c 和 l 亦均为已知。试求梁在E、F点横截

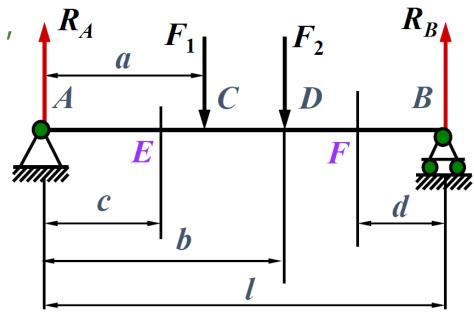
面处的剪力和弯矩。

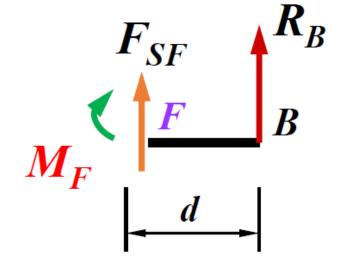
解: (3) 计算横截面F处的剪力 F_{SF} 和弯矩 M_F 。

$$\sum F_y = 0 \quad \Longrightarrow \quad F_{SF} + R_B = 0$$

$$\sum M = 0 \implies M_F = R_B \cdot d$$







1、剪力方程和弯矩方程

用函数关系表示沿梁轴线各横截面上剪力和弯矩的变化规律,分别称作剪力方程和弯矩方程。

(1) 剪力方程

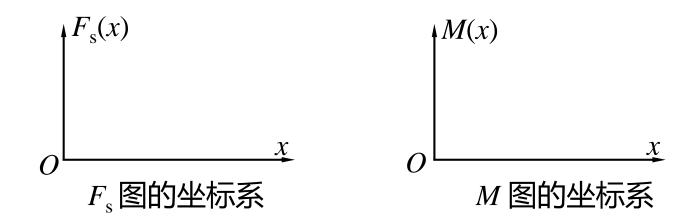
$$F_{s} = F_{s}(x)$$

(2) 弯矩方程

$$M = M(x)$$

2、剪力图和弯矩图

以平行于梁轴的横坐标x表示横截面的位置,以纵坐标表示相应截面上的剪力和弯矩,这种图线分别称为剪力图和弯矩图。



剪力为正值画在x轴上侧,负值画在x轴下侧;

弯矩为正值画在x轴上侧,负值画在x轴下侧。

例题4.4 图示的简支梁在C点处受集中载荷F作用。 试作此梁的剪力图和弯矩图。

解: (1) 求支反力

$$\sum M_B = 0 \implies Fb - R_A l = 0 \implies R_A = \frac{Fb}{l}$$

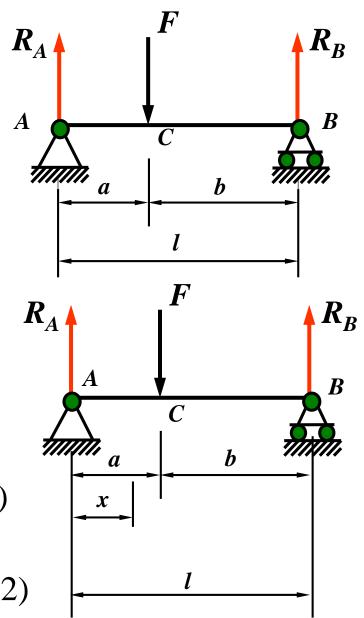
$$\sum M_A = 0 \implies R_B l - Fa = 0 \implies R_B = \frac{Fa}{l}$$

(2) 求内力

因为AC段和CB段的内力方程不同,所以 必须分段写剪力方程和弯矩方程。

AC段
$$F_S(x) = \frac{Fb}{l} \quad (0 < x < a) \quad (1)$$

$$M(x) = \frac{Fb}{l} x \quad (0 \le x \le a) \quad (2)$$



例题4.4 图示的简支梁在C点处受集中载荷F作用。试作此梁的剪力图和弯矩图。

解: (2) 求内力

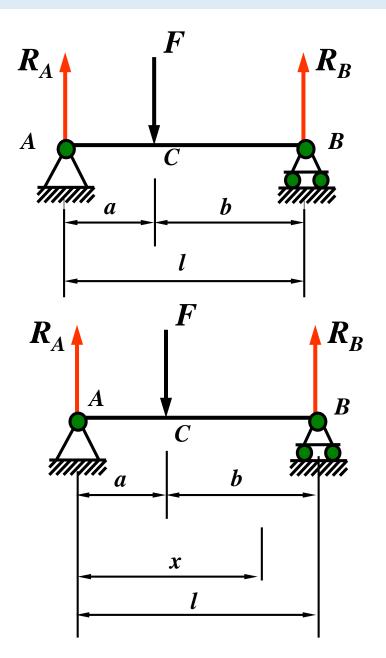
CB段

$$F_{S}(x) = \frac{Fb}{l} - F = -\frac{F(l-b)}{l}$$

$$= -\frac{Fa}{l} \quad (a < x < l) \qquad (3)$$

$$M(x) = \frac{Fb}{l} x - F(x-a)$$

$$= \frac{Fa}{l} (l-x) \quad (a \le x \le l) \quad (4)$$

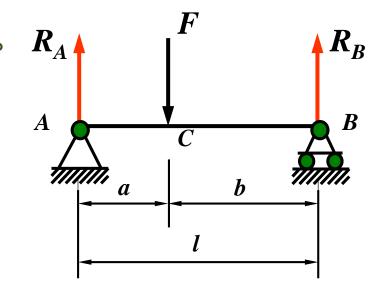


例题4.4 图示的简支梁在C点处受集中载荷F作用。 $R_A
ightharpoons$ 试作此梁的剪力图和弯矩图。

解: (3) 剪力图

$$F_S(x) = \frac{Fb}{l} \quad (0 < x < a) \quad (1)$$

$$F_S(x) = -\frac{Fa}{l} \quad (a < x < l) \quad (3)$$





Fs(x)

AC, CB两段梁的剪力图是水平直线。

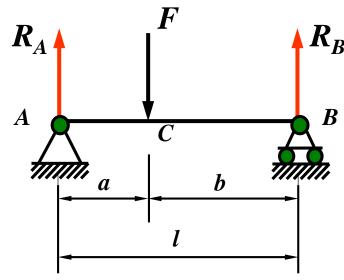
例题4.4 图示的简支梁在C点处受集中载荷F作用。 R_A 试作此梁的剪力图和弯矩图。

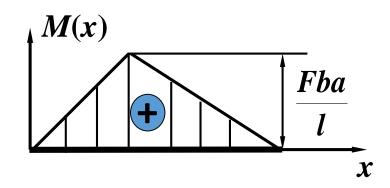
解: (4) 弯矩图

$$M(x) = \frac{Fb}{l}x \quad (0 \le x \le a) \quad (2)$$

$$M(x) = \frac{Fa}{l}(l-x) \quad (a \le x \le l) \quad (4)$$

AC, CB两段梁的弯矩图是斜直线。

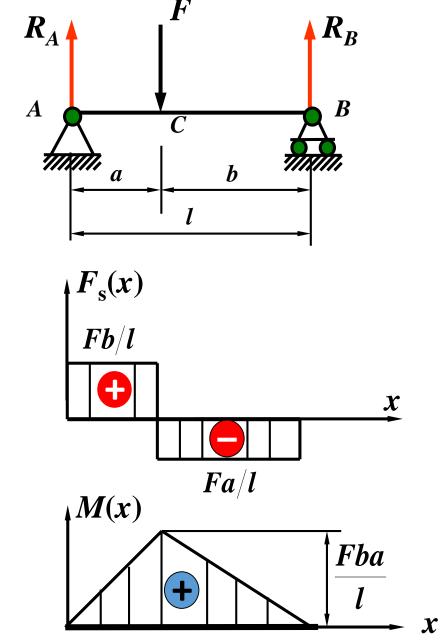




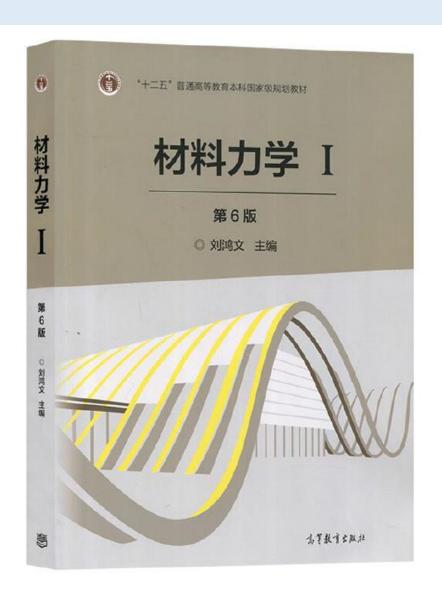
例题4.4 图示的简支梁在C点处受集中载荷F作用。 试作此梁的剪力图和弯矩图。

解: (5) 讨论

- ▶ 在集中载荷作用处的左、右两侧截面上 剪力有突变。突变值等于集中荷载F。
- ▶ 集中载荷作用处弯矩形成尖角,弯矩值 最大。



作业



4.1 a-b (剪力 & 弯矩)

4.2日(下周二) 之前交

作业

4.1 试求图示各梁中截面 1-1,2-2,3-3 上的剪力和弯矩,这些截面无限接近于截面 C 或截面 D。设 F,q,q_0,a 均为已知。

