



## 第二章 轴向拉伸与压缩

§ 2.1 轴向拉压杆的内力与应力

§ 2.2 轴向拉压杆的变形与应变

§ 2.3 应力与应变的关系



## § 2.1 轴向拉压杆的内力与应力

一、定义

二、工程实例

三、横截面上的内力

四、横截面上的应力

五、斜截面上的应力

六、两相互垂直截面上的应力关系

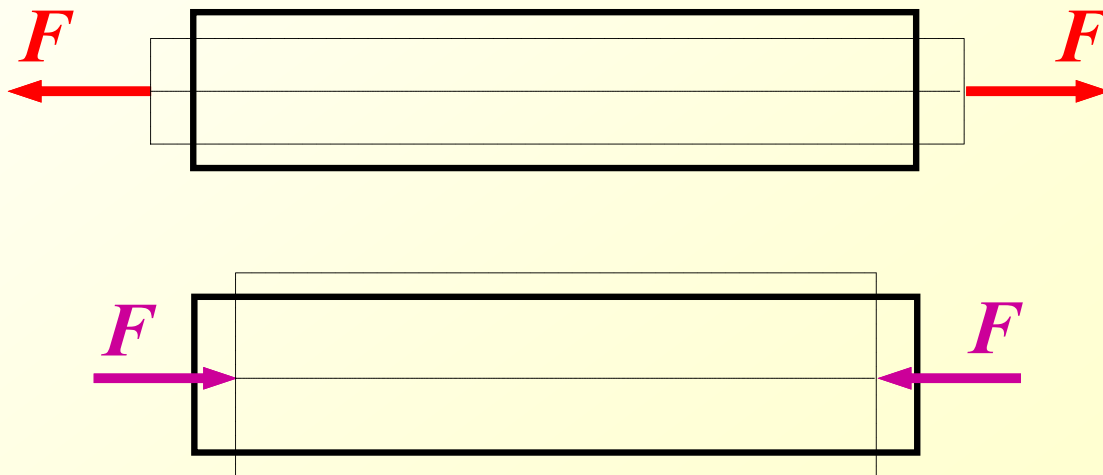
七、应力集中



# 一、定义

## 轴向拉伸(轴向压缩)

——载荷的作用线与杆的轴线重合，使杆产生沿轴线方向**伸长**(**缩短**)的变形形式





## 二、工程实例——桥中的拉杆





## 二、工程实例——挖掘机的顶杆







## 二、工程实例——火车卧铺的撑杆





## 二、工程实例——广告牌的立柱与灯杆





## 二、工程实例——小亭的立柱







## 二、工程实例——网架结构中的杆





## 二、工程实例——网架结构中的杆







## 二、工程实例——塔吊中的杆和钢丝绳







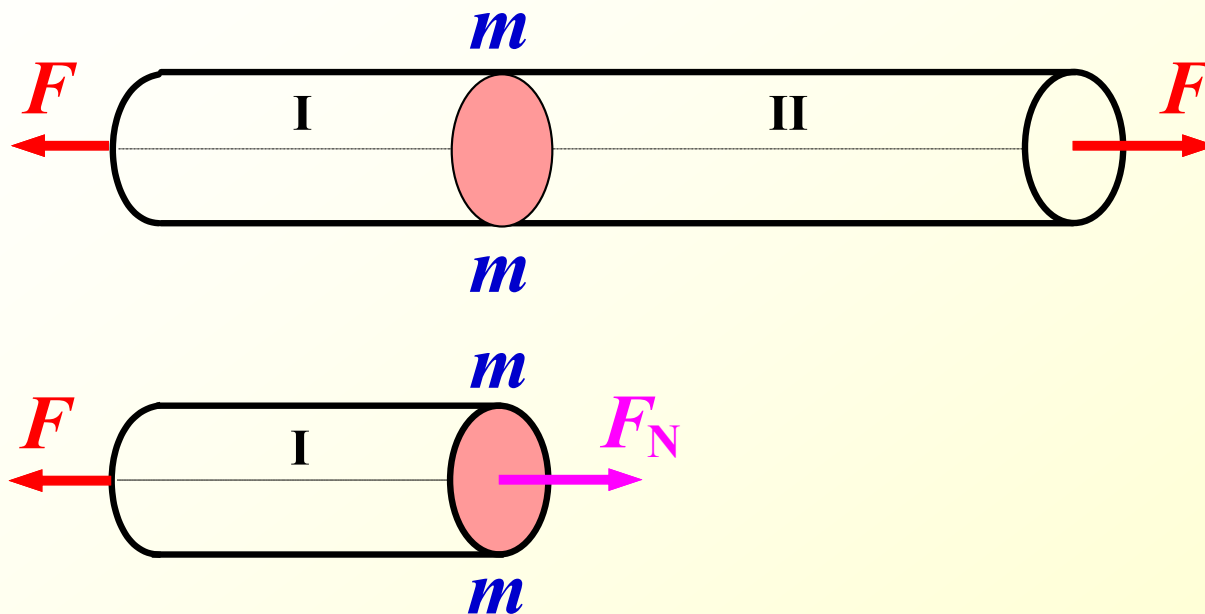
## 二、工程实例——结构中的杆







### 三、横截面上的内力



由  $\sum F_x = 0$ :

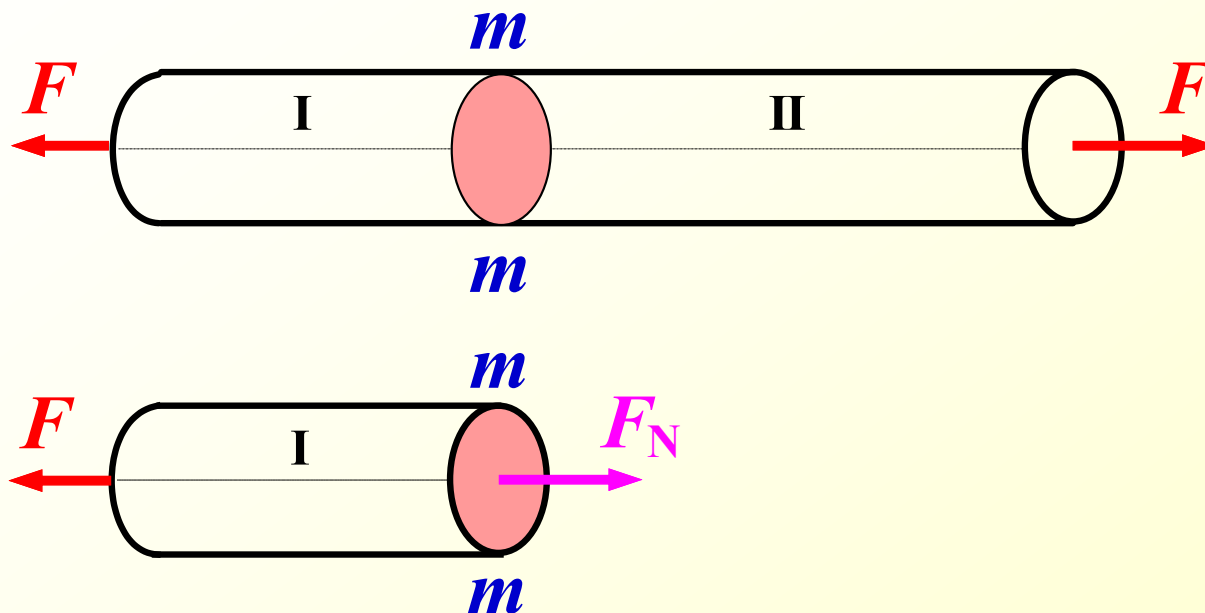
$$F_N - F = 0$$

得到

$$F_N = F$$



### 三、横截面上的内力

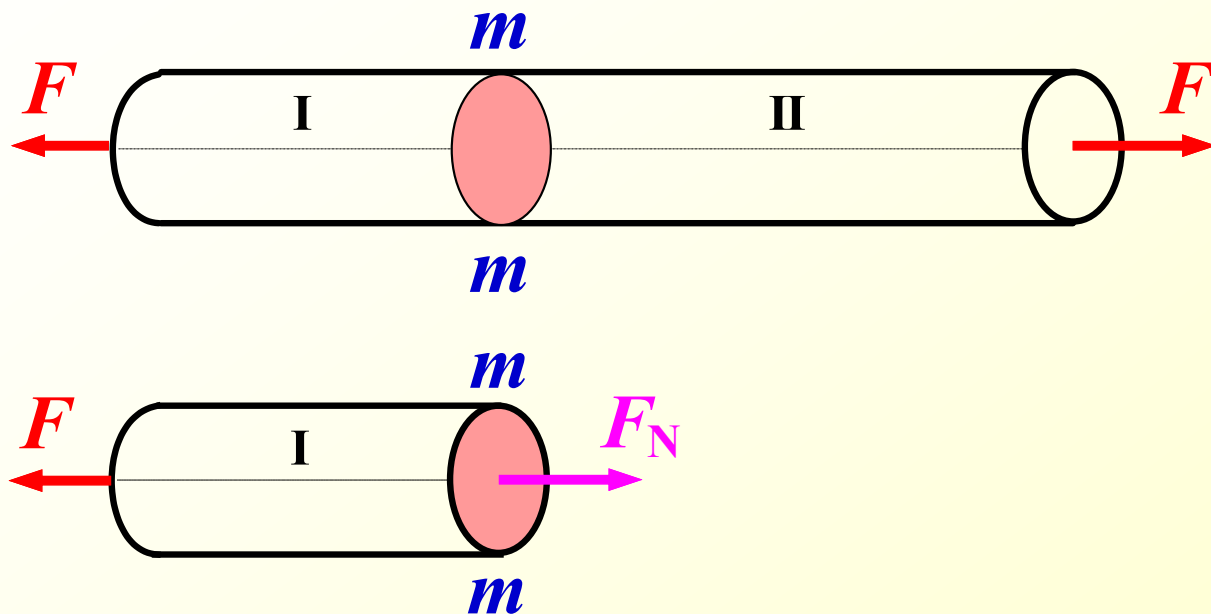


截面法求内力的步骤：

截，取，显，定。



### 三、横截面上的内力



**轴力 ( $F_N$ )**——作用线与杆的轴线重合的内力

**轴力的符号规定：**指离截面为+，指向截面为-。

**轴力的单位：** N, kN



## 三、横截面上的内力

**轴力图**——轴力沿轴线变化的关系图

轴力图的**画法**:

1. 横轴表示横截面位置，纵轴表示轴力；
2. **正**值画在横轴的**上**方，**负**值画在横轴的**下**方。





例1 画出图示直杆的轴力图。

解：

1. 求轴力

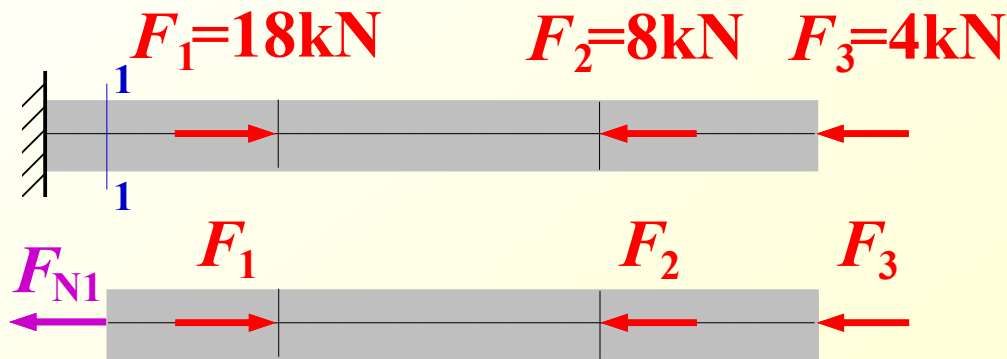
1-1截面：(设正法)

由 $\sum F_x = 0$ ：

$$-F_{N1} + F_1 - F_2 - F_3 = 0$$

求得：

$$F_{N1} = F_1 - F_2 - F_3 = 6\text{kN}$$





例1 画出图示直杆的轴力图。

解：

1. 求轴力

1-1截面：  $F_{N1} = 6\text{kN}$

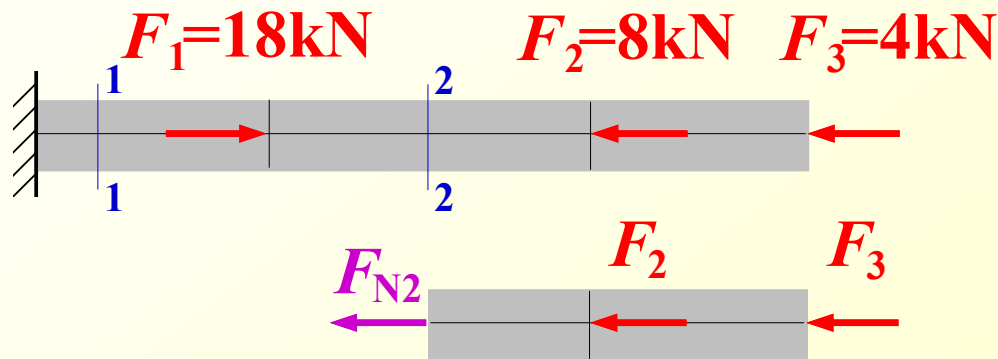
2-2截面：

由  $\sum F_x = 0$ ：

$$-F_{N2} - F_2 - F_3 = 0$$

求得：

$$F_{N2} = -F_2 - F_3 = -12\text{kN}$$





例1 画出图示直杆的轴力图。

解：

1. 求轴力

1-1截面:  $F_{N1} = 6\text{kN}$

2-2截面:  $F_{N2} = -12\text{kN}$

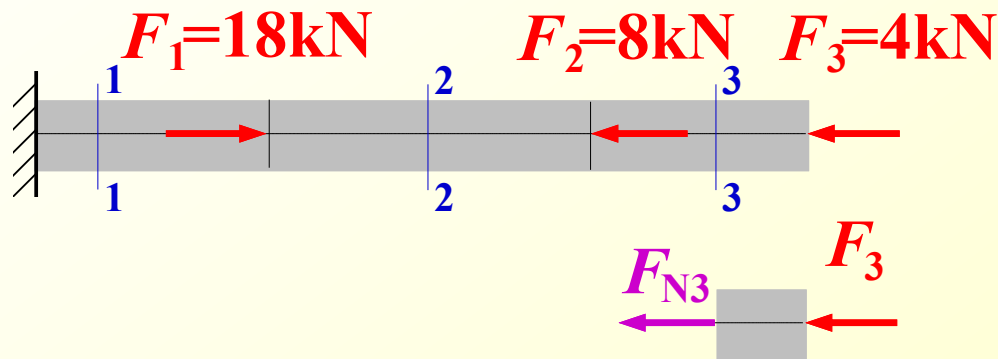
3-3截面:

由  $\sum F_x = 0$ :

$$-F_{N3} - F_3 = 0$$

求得:

$$F_{N3} = -F_3 = -4\text{kN}$$





例1 画出图示直杆的轴力图。

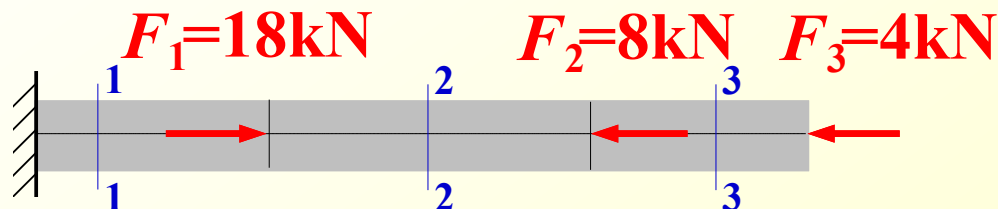
解：

1. 求轴力

1-1截面:  $F_{N1} = 6\text{kN}$

2-2截面:  $F_{N2} = -12\text{kN}$

3-3截面:  $F_{N3} = -4\text{kN}$







**例1** 画出图示直杆的轴力图。

解：

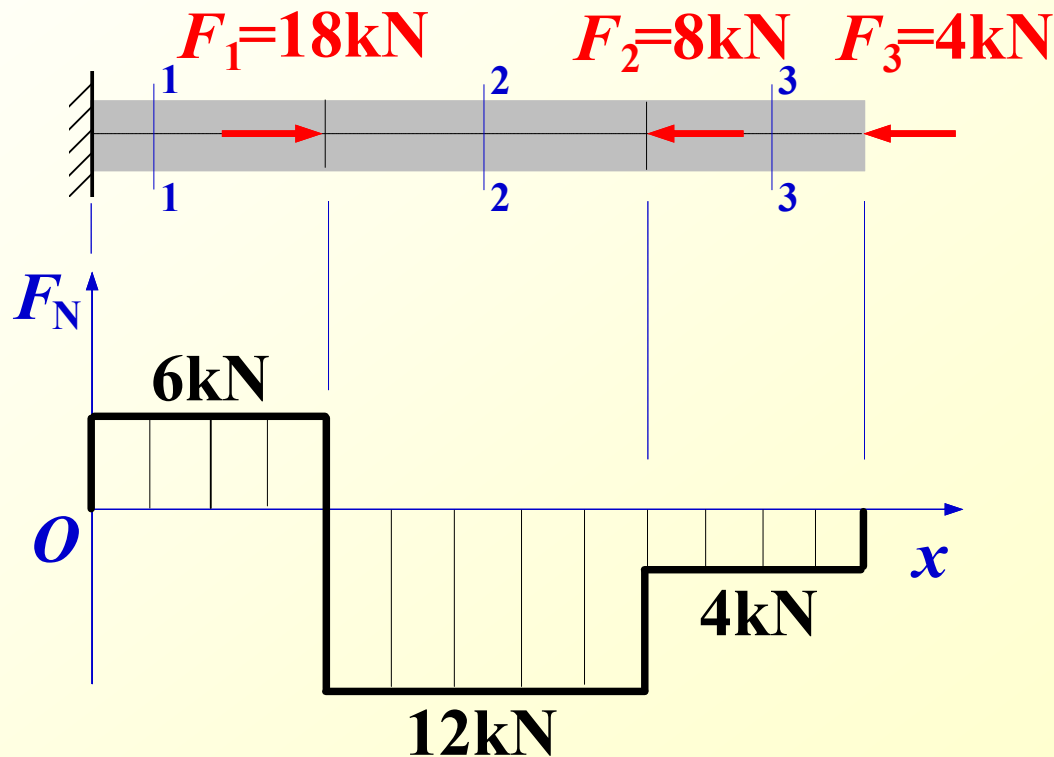
1. 求轴力

1-1截面:  $F_{N1} = 6\text{kN}$

2-2截面:  $F_{N2} = -12\text{kN}$

3-3截面:  $F_{N3} = -4\text{kN}$

2. 画轴力图



轴力图不仅能显示出各段的轴力大小

而且能显示出各段的变形是拉伸还是压缩



例1 画出图示直杆的轴力图。

解：

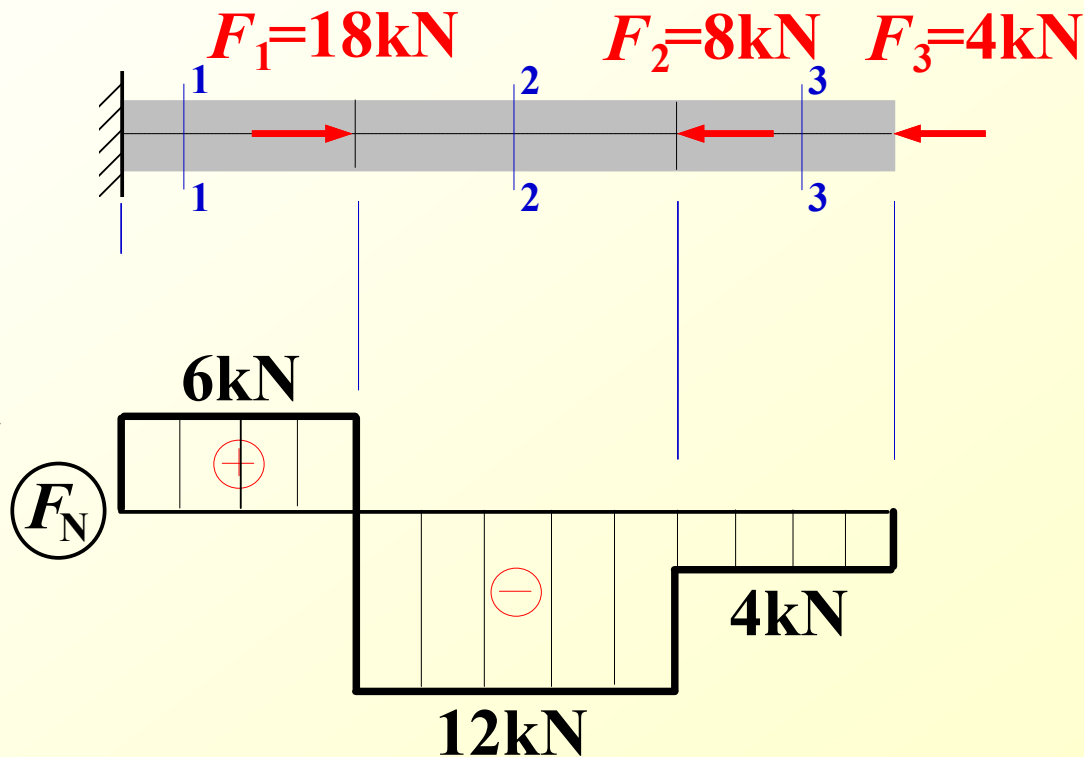
1. 求轴力

1-1截面:  $F_{N1} = 6\text{kN}$

2-2截面:  $F_{N2} = -12\text{kN}$

3-3截面:  $F_{N3} = -4\text{kN}$

2. 画轴力图



轴力图不仅能显示出各段的轴力大小

而且能显示出各段的变形是拉伸还是压缩



例1 画出图示直杆的轴力图。

解：

1. 求轴力

1-1截面:  $F_{N1} = 6\text{kN}$

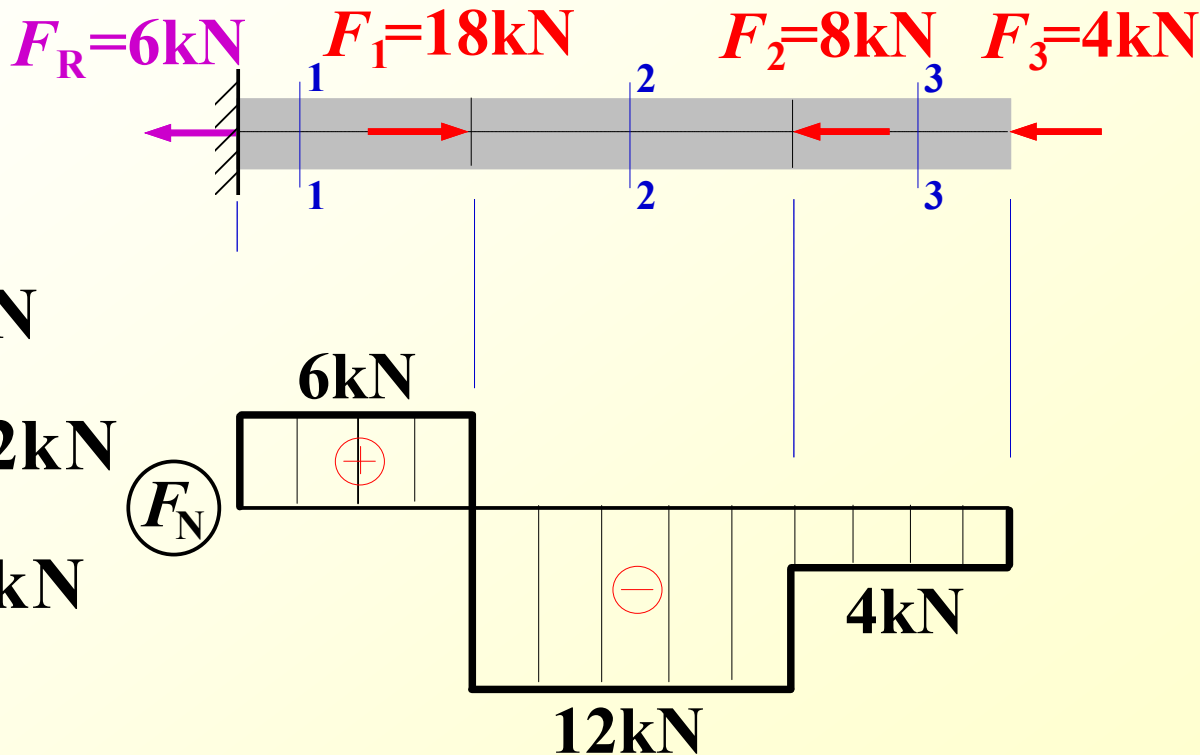
2-2截面:  $F_{N2} = -12\text{kN}$

3-3截面:  $F_{N3} = -4\text{kN}$

2. 画轴力图

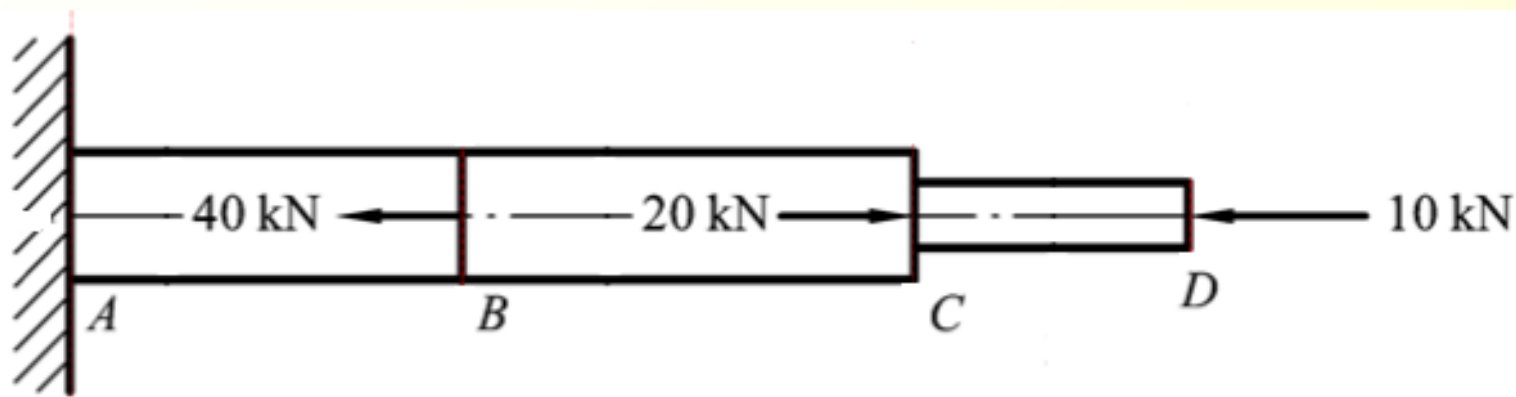
3. 画轴力图的规律

从左到右，左上右下；从零开始，结束到零。

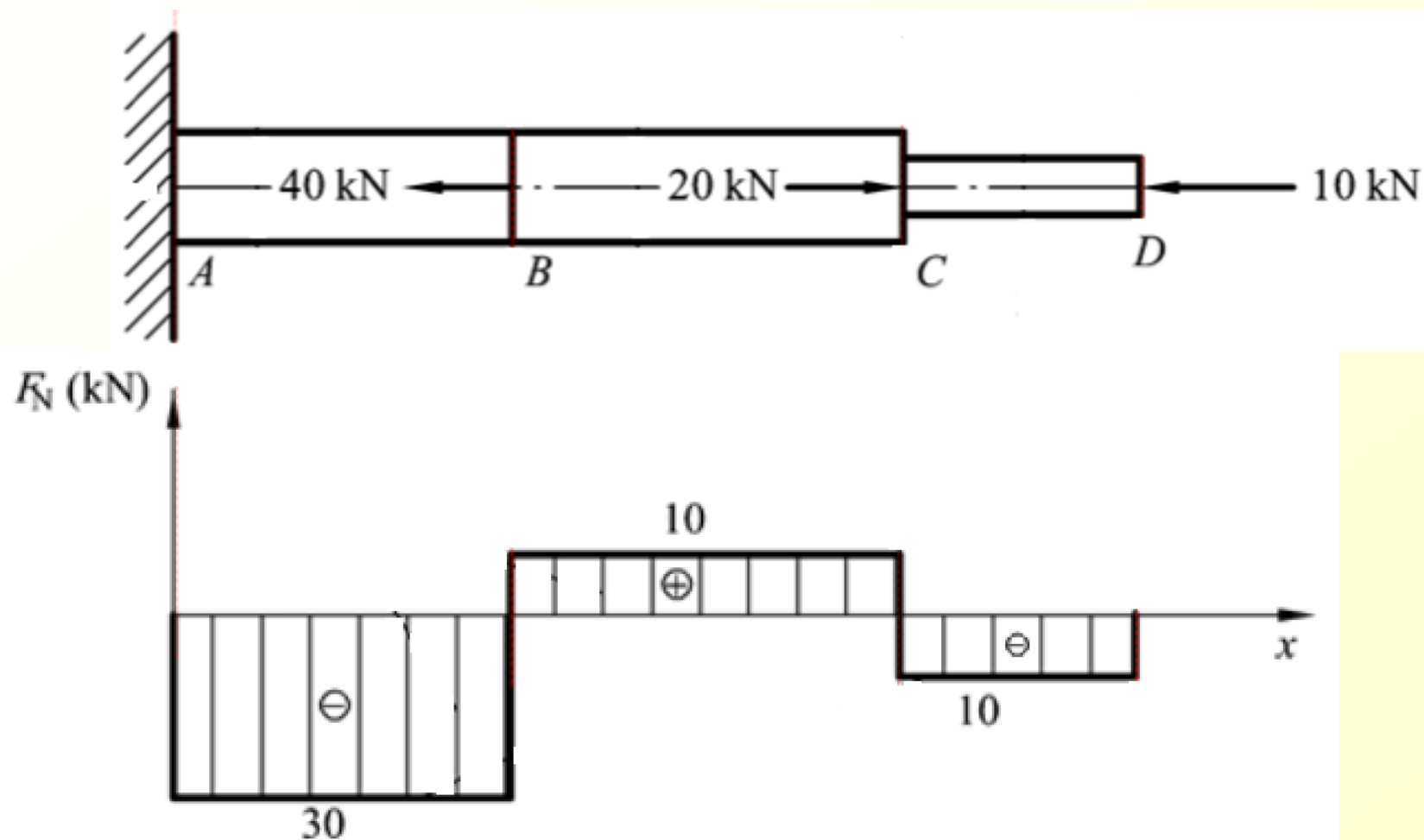




画出图示直杆的轴力图。





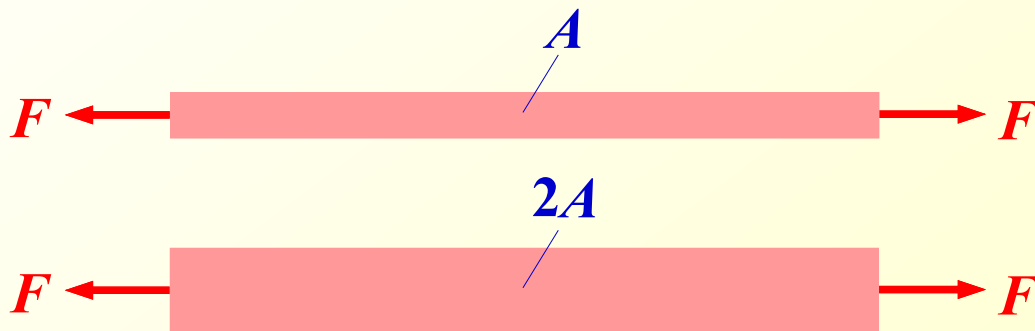




## 四、横截面上的应力

### 1. 研究应力的意义

**试问：**下面两根材料相同横截面面积不同的杆件哪一根容易破坏？



在求出横截面上的内力后，并不能判断杆件是否破坏

杆件的破坏与单位面积上的内力有关

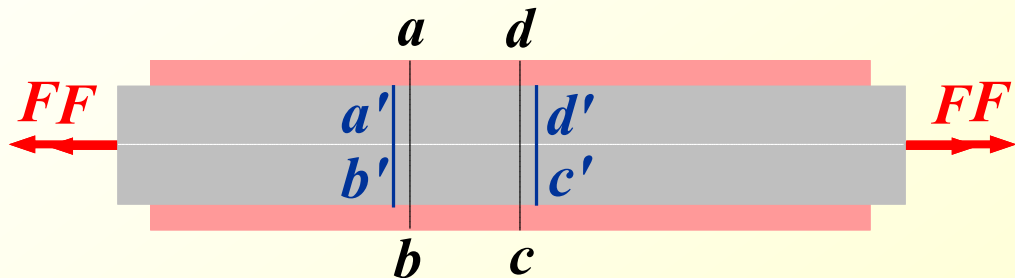
**应力**——单位面积上的内力(即内力的集度)



## 四、横截面上的应力

### 2. 实验分析

变形现象：



两横向线 ( $ab$ 和 $cd$ ) 相对平移，并缩短

两纵向线 ( $ad$ 和 $bc$ ) 相对平移，并伸长

横向线与纵向线仍相互垂直

由此推测：

(1) 横截面变形后仍为平面，且仍垂直于轴线

——平截面假设

(2) 两横截面之间的纵向线段伸长相同



## 四、横截面上的应力

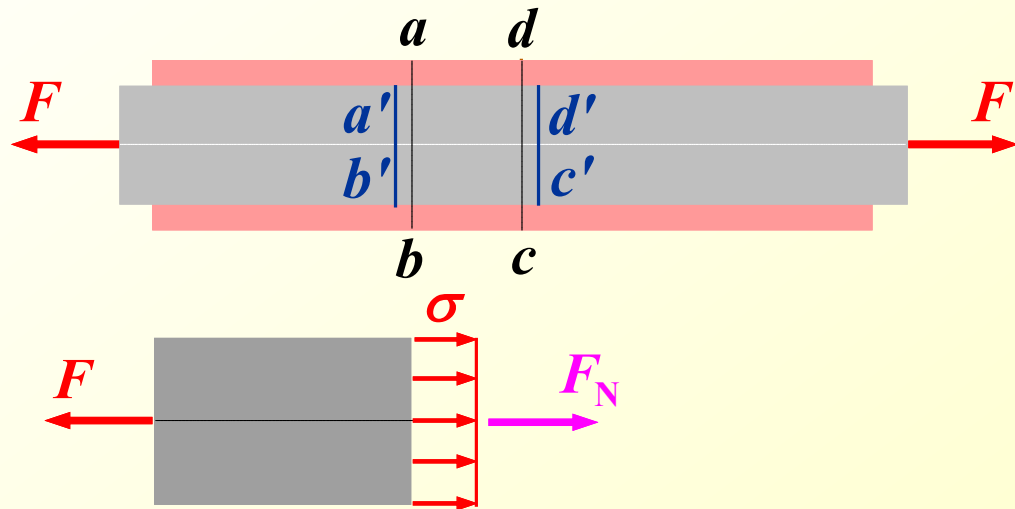
### 2. 实验分析

结论：

- (1) 横截面上各点的应力相同

即：横截面上应力均匀分布

- (2) 应力的方向与轴力的方向相同

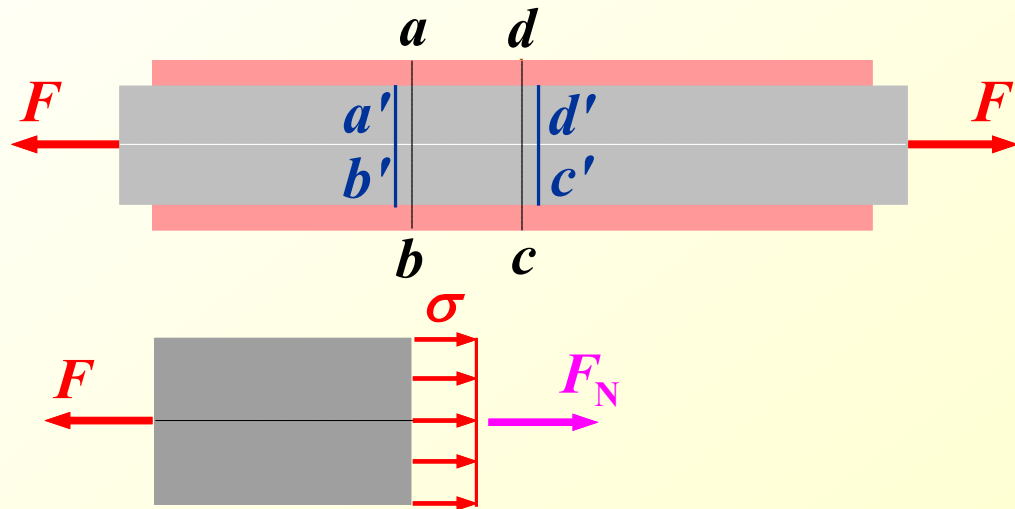




## 四、横截面上的应力

### 3. 正应力公式

$$\sigma = \frac{F_N}{A}$$



**正应力**——与截面垂直的应力

**正应力的符号规定：**指离截面为+，指向截面为-。

**拉应力**——指离截面的正应力(即正的正应力)

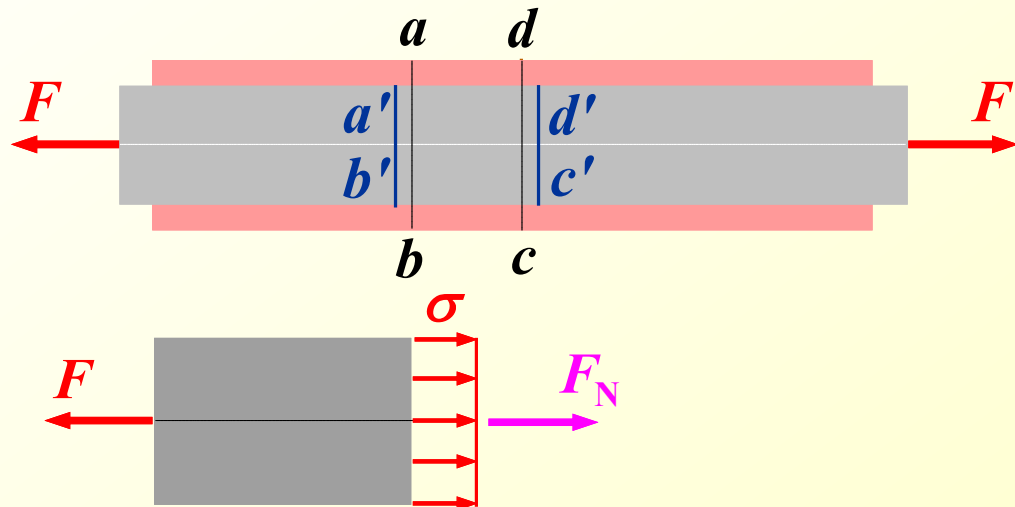
**压应力**——指向截面的正应力(即负的正应力)



## 四、横截面上的应力

### 3. 正应力公式

$$\sigma = \frac{F_N}{A}$$



应力的单位:  $\text{Pa} = \text{N}/\text{m}^2$ ,  $\text{MPa} = \text{N}/\text{mm}^2 = 10^6 \text{Pa}$   
 $\text{GPa} = 10^9 \text{Pa}$

应力的常用单位: **MPa**

这样, 在计算中: 力 的单位用 **N**

长度的单位用 **mm**

则应力的单位为 **MPa**

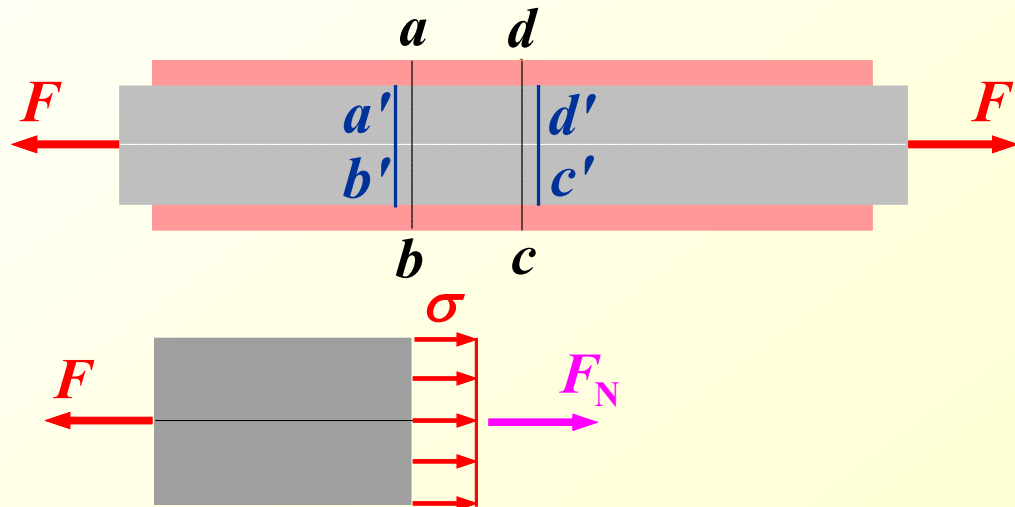




## 四、横截面上的应力

### 3. 正应力公式

$$\sigma = \frac{F_N}{A}$$



### 4. 适用范围

(1) 载荷的作用线必须与轴线重合

(2) 不适用于集中力作用点附近的区域



## 四、横截面上的应力

**圣维南原理**：如果把物体**一小部分**边界上的面力，变换为分布不同但**静力等效**的面力（主矢量相同，对于同一点的主矩也相同），那么，**近处**的应力分布将有显著的改变，但是**远处**所受的影响可以不计。

（杆端的加力方式对杆端附近的应力分布有影响，但只要加力的方式是静力等效的，这种影响的范围则很小，且只在杆的横向尺寸范围内）

**影响区的大小**：大致与力系作用区的大小相当

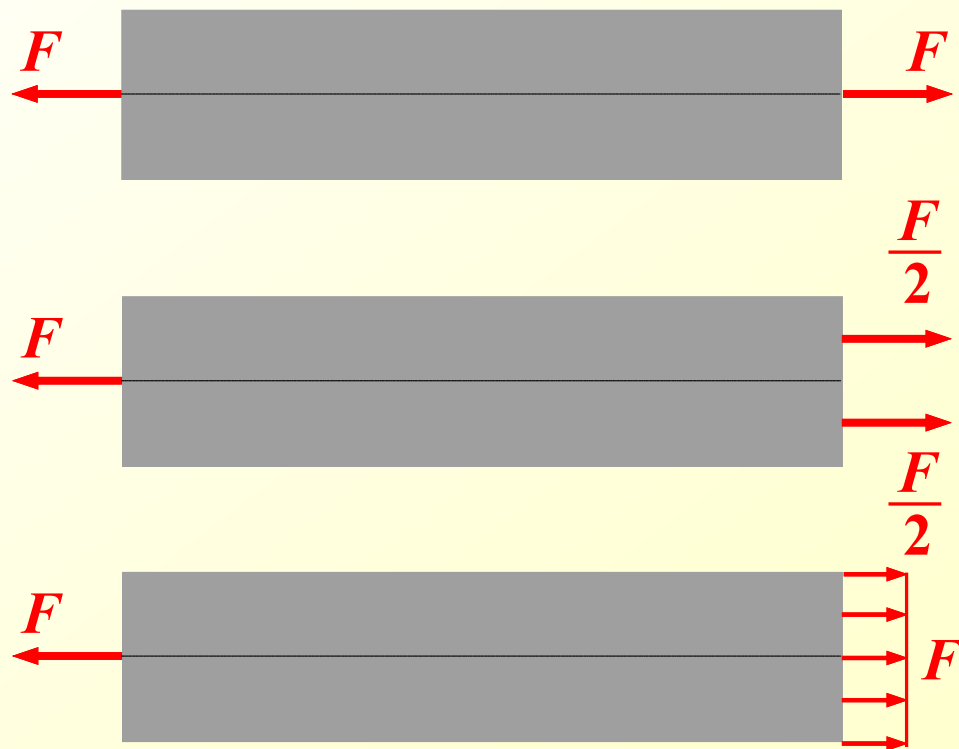


## 四、横截面上的应力

### 3. 正应力公式

$$\sigma = \frac{F_N}{A}$$

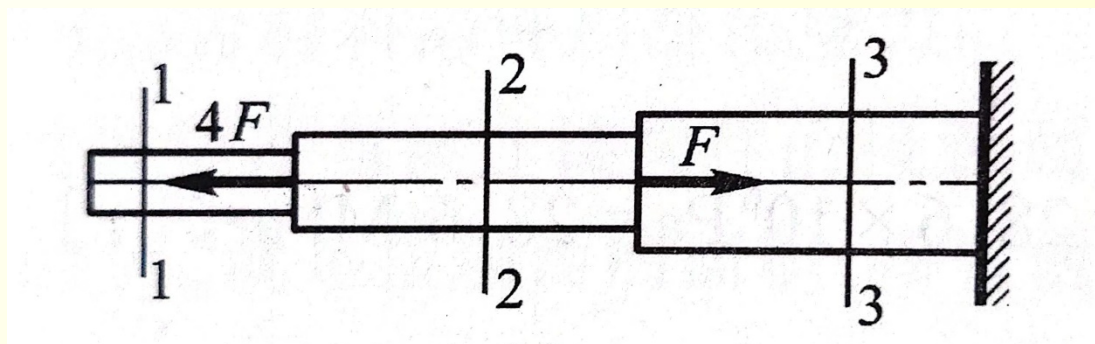
### 4. 适用范围



力作用于杆端的方式不同，只会使与杆端距离不大于杆的横向尺寸的范围受到影响。

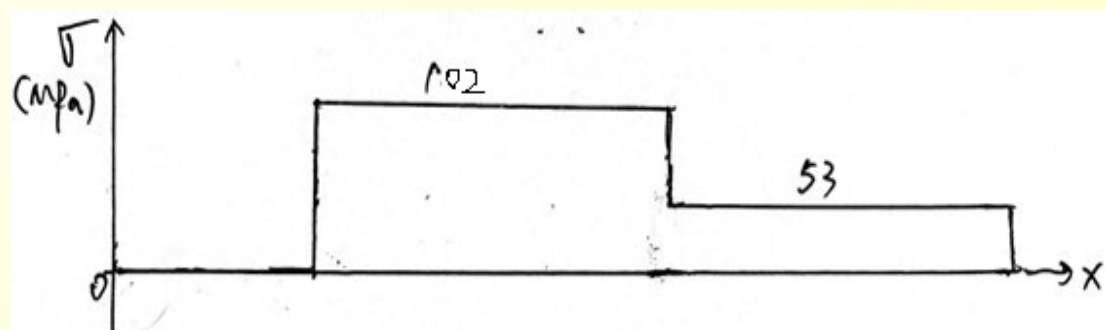
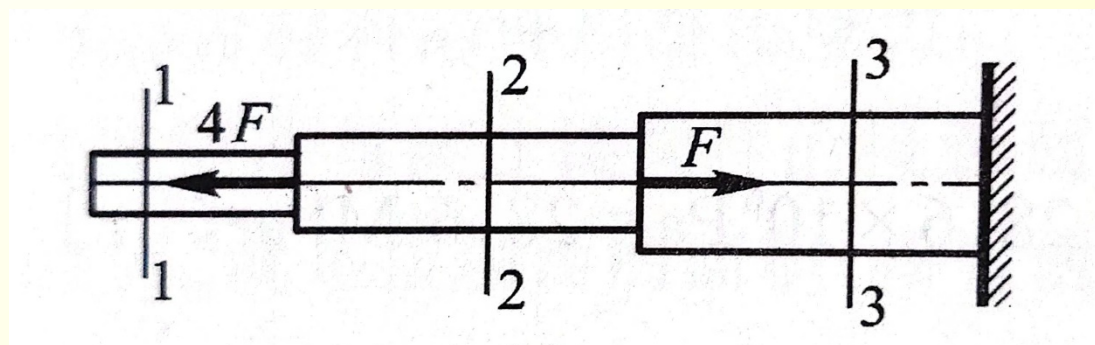


若1-1，2-2，3-3三个截面的直径分别是 $d_1=15\text{ mm}$ ， $d_2=20\text{ mm}$ ， $d_3=24\text{ mm}$ ， $F=8\text{ kN}$ ，试用图线表示横截面上的应力（纵坐标）沿轴线位置（横坐标）的变化情况。





若1-1, 2-2, 3-3三个截面的直径分别是 $d_1=15$  mm,  $d_2=20$  mm,  $d_3=24$  mm,  $F=8$  kN, 试用图线表示横截面上的应力（纵坐标）沿轴线位置（横坐标）的变化情况。



(1) 1-1 截面上的应力

$$F_{N1} = 0 \text{ kN}, \quad \sigma_1 = 0 \text{ MPa}$$

(2) 2-2 截面上的应力

$$F_{N2} = 4F = 4 \times 8 = 32 \text{ kN}$$

$$\sigma_2 = \frac{F_{N2}}{A_2} = \frac{32 \times 10^3 \text{ N}}{\frac{\pi}{4} \times 3.142 \times 20^2} \approx 102 \text{ MPa}$$

(3) 3-3 截面上的应力

$$F_{N3} = 3F = 3 \times 8 = 24 \text{ kN}$$

$$\sigma_3 = \frac{F_{N3}}{A_3} = \frac{24 \times 10^3 \text{ N}}{\frac{\pi}{4} \times 3.142 \times 24^2} \approx 53 \text{ MPa}$$



## 五、斜截面上的应力

实验表明：

有些受拉杆件 是 沿**横截面**破坏的

有些受压杆件则是沿**斜截面**破坏的

例如







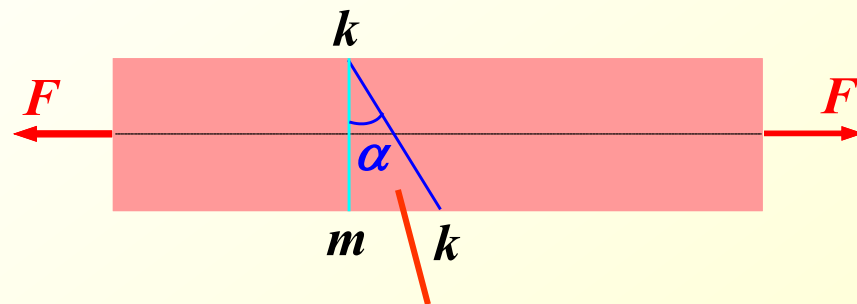
## 五、斜截面上的应力

### 1. 斜截面上的内力

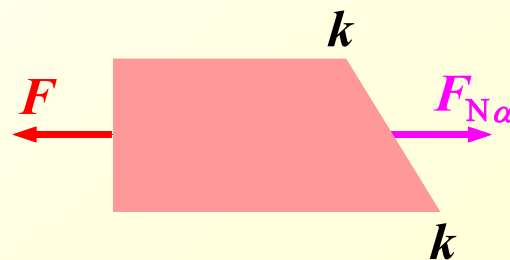
横截面 $km$ 上:  $F_N = F$

斜截面 $kk$ 上:  $F_{N\alpha} = F$

即:  $F_{N\alpha} = F_N$



斜截面外法线与轴线的夹角





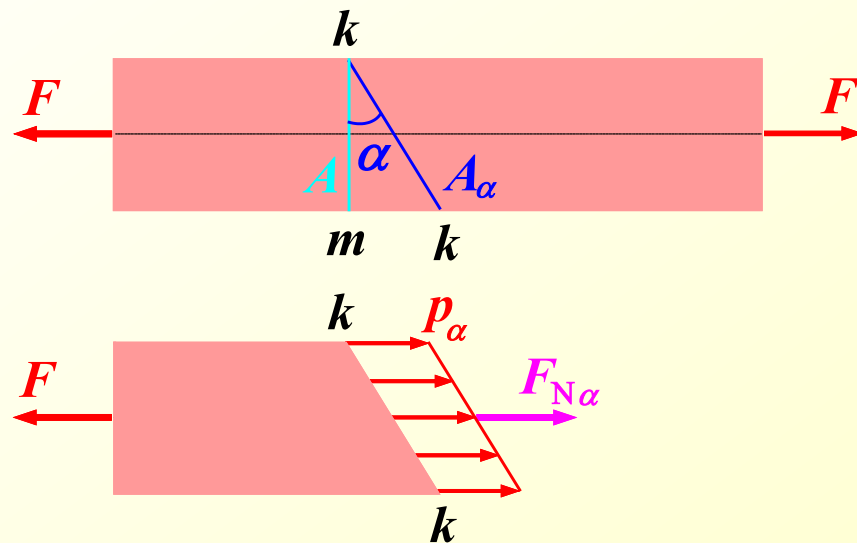
## 五、斜截面上的应力

### 2. 斜截面上的应力

横截面 $km$ 上:  $\sigma = \frac{F_N}{A}$

斜截面 $kk$ 上:  $A_\alpha = \frac{A}{\cos \alpha}$

全应力  $p_\alpha = \frac{F_{N\alpha}}{A_\alpha} = \frac{F_N}{A} \cos \alpha = \sigma \cos \alpha$





## 五、斜截面上的应力

### 2. 斜截面上的应力

将全应力正交分解：

正应力：
$$\sigma_{\alpha} = \frac{\sigma}{2} (1 + \cos 2\alpha)$$

切应力：
$$\tau_{\alpha} = \frac{\sigma}{2} \sin 2\alpha$$

结论： $\sigma_{\alpha}$  和  $\tau_{\alpha}$  都是  $\alpha$  的函数

切应力——垂直于截面法线方向的应力

$$p_{\alpha} = \sigma \cos \alpha$$

切应力符号规定：绕研究体顺时针转为+，逆时针转为-。

