# 六、两相互垂直截面上的应力关系。

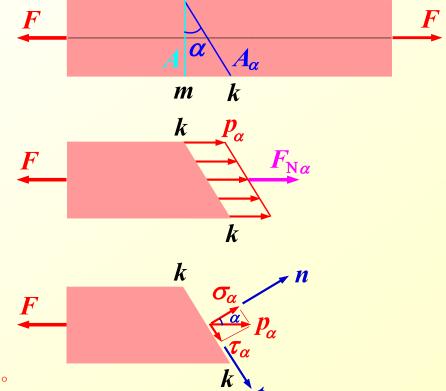
#### 1. 正应力的关系

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

$$\sigma_{\alpha\pm90^{\circ}} = \frac{\sigma}{2}(1-\cos2\alpha)$$



$$\sigma_{\alpha} + \sigma_{\alpha \pm 90^{\circ}} = \sigma = \sigma_{0^{\circ}} + \sigma_{\pm 90^{\circ}}$$



结论: 任意两个相互垂直截面上的正应力之和为一定值













# 六、两相互垂直截面上的应力关系。

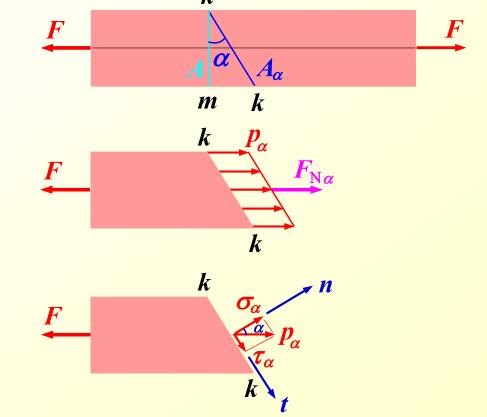
#### 2. 切应力的关系

$$\tau_{\alpha} = \frac{\sigma}{2} \sin 2\alpha$$

$$\tau_{\alpha\pm90^{\circ}} = -\frac{\sigma}{2}\sin 2\alpha$$

$$\Rightarrow \qquad \tau_{\alpha} = -\tau_{\alpha+90^{\circ}}$$

#### 切应力互等定理:



在任意两个相互垂直截面上,切应力必同时存在, 它们的大小相等,方向共同指向或指离两截面的交线。









#### 讨论: 几个特殊截面上的应力

1. 横截面 
$$\alpha = 0^{\circ}$$
,  $\sigma_{0^{\circ}} = \sigma = \sigma_{\max}$ ,  $\tau_{0^{\circ}} = 0$ 

2. 纵截面 
$$\alpha = 90^{\circ}$$
,  $\sigma_{90^{\circ}} = 0 = \sigma_{\min}$ ,  $\tau_{90^{\circ}} = 0$ 

3. 斜截面 
$$\alpha = 45^{\circ}$$
,  $\sigma_{45^{\circ}} = \frac{\sigma}{2}$ ,  $\tau_{45^{\circ}} = \frac{\sigma}{2} = \tau_{\text{max}}$ 

4. 斜截面 
$$\alpha = -45^{\circ}$$
,  $\sigma_{-45^{\circ}} = \frac{\sigma}{2}$ ,  $\tau_{-45^{\circ}} = -\frac{\sigma}{2} = \tau_{\min}$ 

$$\sigma_{\alpha} = \frac{\sigma}{2} (1 + \cos 2\alpha) \qquad F$$

$$\tau_{\alpha} = \frac{\sigma}{2} \sin 2\alpha$$

$$\tau_{\alpha} = \frac{\sigma}{2} \sin 2\alpha$$



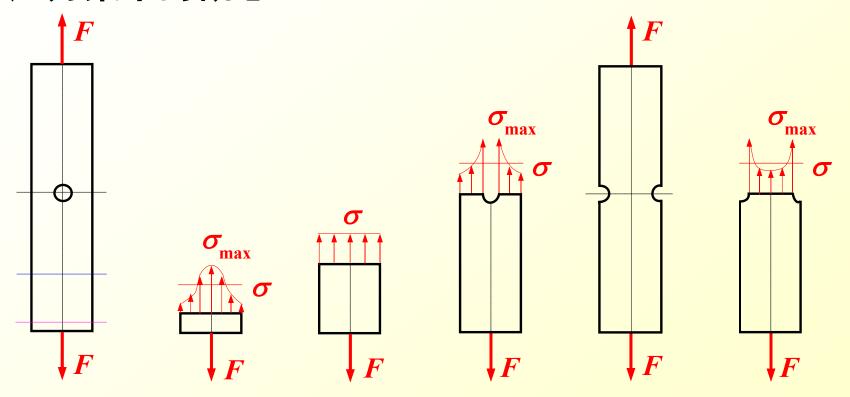








#### 1. 应力集中的概念



应力集中——在孔、槽等截面尺寸突变或集中力作用的 附近区域内,应力局部增大的现象。

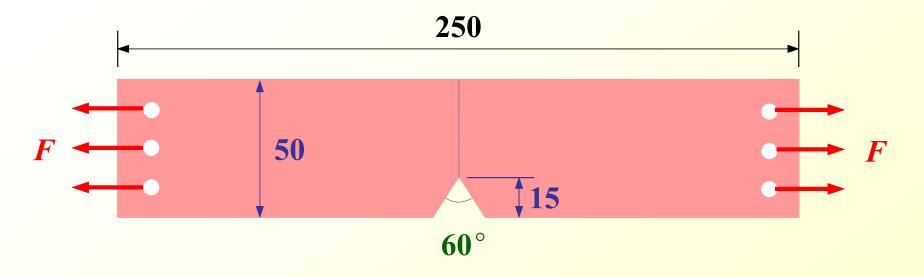


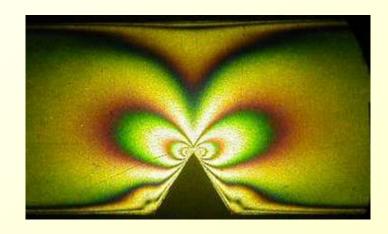












应力集中的光弹性等差线图

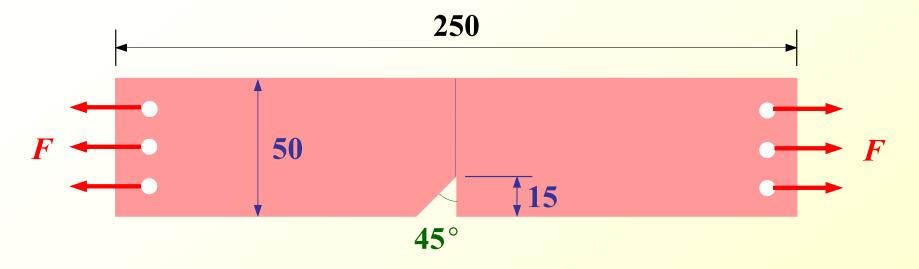


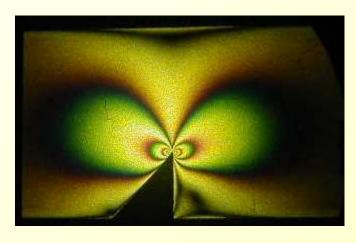












应力集中的光弹性等差线图

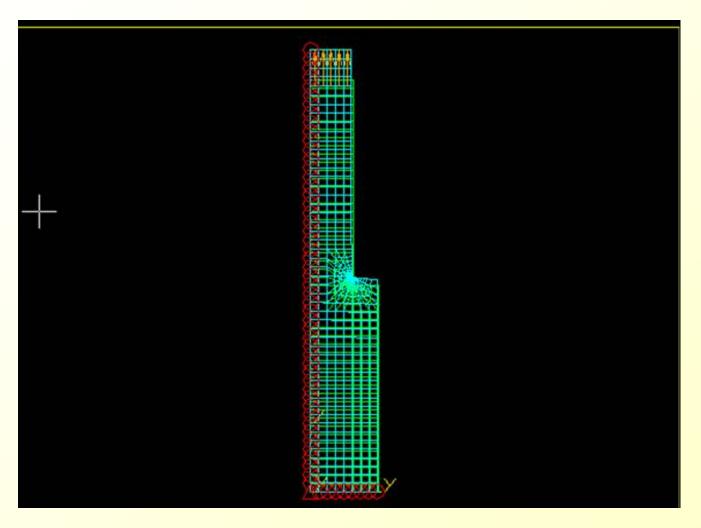












应力集中的有限元计算结果

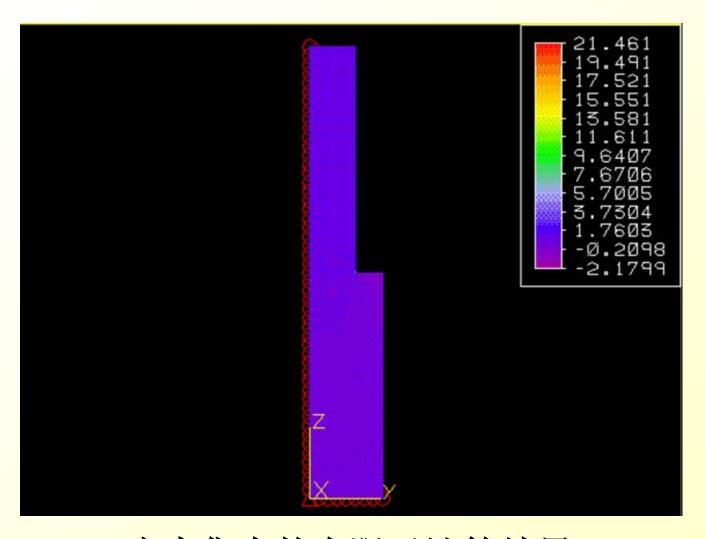












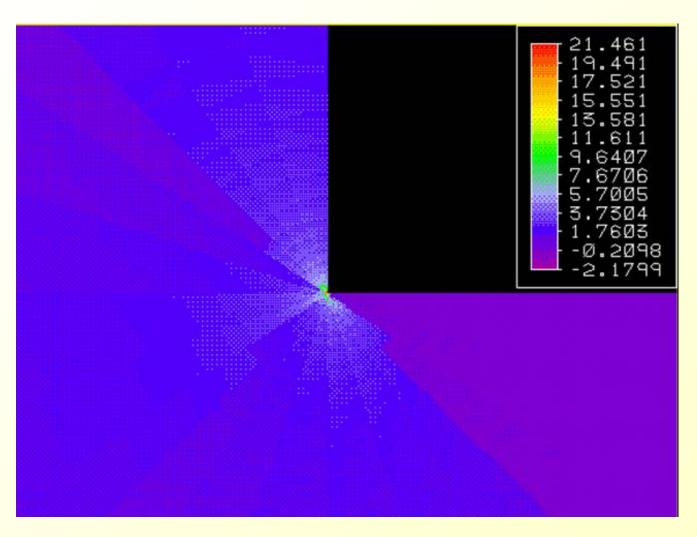
应力集中的有限元计算结果











应力集中的有限元计算结果









2. 应力集中系数

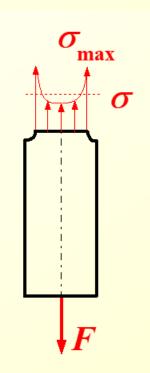
应力集中系数——最大的局部应力 $\sigma_{max}$ 与其所在截面上

的平均应力 $\sigma$ 的比值

即:

$$k = \frac{\sigma_{\text{max}}}{\sigma}$$

显然, 1/>1, 反映了应力集中的程度。











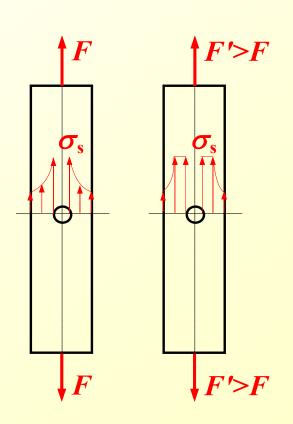




- 3. 减小应力集中的措施
  - (1)将突变改为缓变;
  - (2)使用塑性材料;

塑性材料对应力集中敏感性小

(3)将集中力改为分布力。



# § 2.2 轴向拉压杆的变形与应变

- 一、正应变(线应变)
- 二、切应变(角应变)
- 三、体积应变









## 一、正应变(线应变)

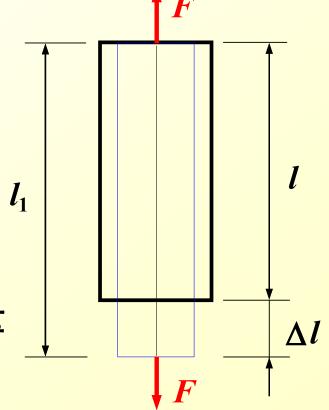
1. 纵向(轴向)正应变

纵向改变(伸长):  $\Delta l = l_1 - l_2$ 

纵向正应变:

$$\varepsilon = \frac{\Delta l}{l}$$

——单位长度线段的改变量



正应变的符号规定:伸长为+,













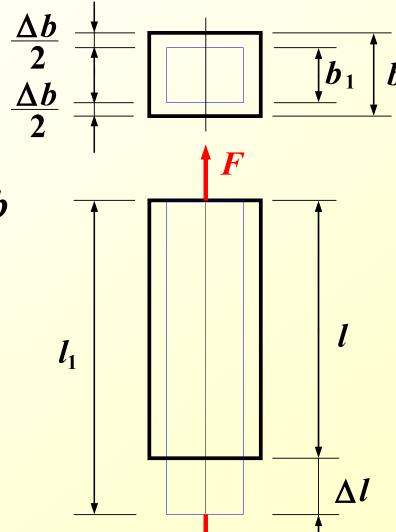
## 一、正应变(线应变)

2. 横向正应变

横向改变(缩短): 
$$\Delta b = b_1 - b$$

横向正应变:

$$\varepsilon' = \frac{\Delta b}{b}$$











## 一、正应变(线应变)

3. 泊松比

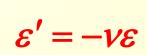
(Poisson, 法国科学家)

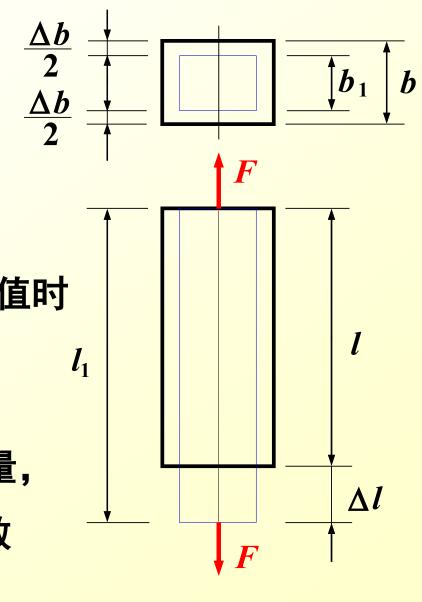
实验表明:对同一种材料,

当载荷小于某一数值时

$$u = \left| \frac{\varepsilon'}{\varepsilon} \right|$$

式中~~~泊松比,为无量纲量, 是与材料有关的常数







#### 二、切应变(角应变)

切应变——直角的改变量 用符号γ表示

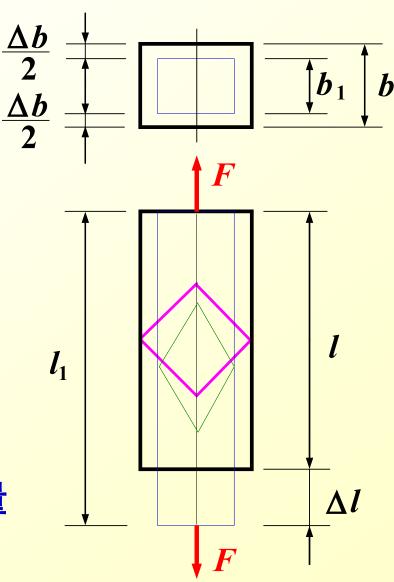
切应变的符号规定:

直角增大为+,减小为-

正应变€和切应变γ是

度量一点变形程度的两个基本量

应变是无量纲的量









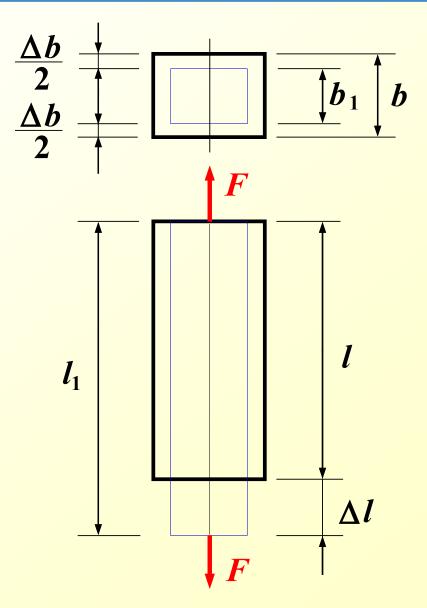




# 三、体积应变

体积改变:  $\Delta V = V_1 - V$ 

体积应变:  $\theta = \frac{\Delta V}{V}$ 













# § 2.3 应力与应变的关系

- 一、胡克定律
- 二、剪切胡克定律
- 三、三个材料常数之间的关系









# 一、胡克定律(英国科学家 Hooke, 1676年发现)

1. 第一种形式

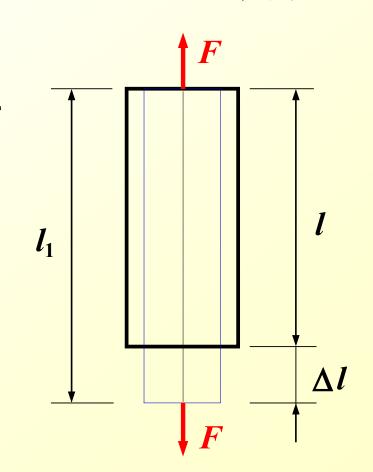
实验表明: 当载荷小于某一数值时

$$\Delta l \propto \frac{Fl}{A}$$

引入比例常数E,因 $F=F_N$ ,有

$$\Delta l = \frac{F_{\rm N}l}{EA}$$

式中 EA——杆的抗拉(压) 刚度



反映杆抵抗纵向弹性变形的能力













# 一、胡克定律(英国科学家 Hooke, 1676年发现)

2. 第二种形式

将第一种形式改写成

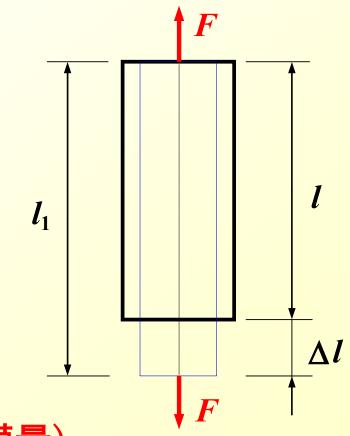
$$\frac{F_{\rm N}}{A} = E \frac{\Delta l}{l}$$

即:

$$\sigma = E\varepsilon$$

也称为应力—应变关系

式中 E——材料的弹性模量 (杨氏模量)



反映材料抵抗弹性变形的能力,单位:







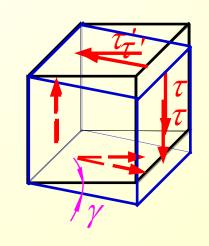




#### 二、剪切胡克定律

实验表明: 当载荷小于某一数值时

$$\tau = G\gamma$$



#### 式中 G——材料的切变模量

反映材料抵抗剪切弹性变形的能力

单位: GPa







## 三、三个材料常数之间的关系

#### 在后面将要证明:

对于各向同性材料。有

$$G = \frac{E}{2(1+\nu)}$$

即:三个弹性常数中只有两个是独立的







## 本章重点

- 1. 横截面上的内力与应力;
- 2. 切应力互等定理;
- 3. 正应变与切应变;
- 4. 胡克定律与剪切胡克定律。







