

## 第八章 组合变形 (2)

1

## 第八章 组合变形

- §8.1 组合变形和叠加原理
- §8.2 拉伸或压缩与弯曲的组合
- §8.3 偏心压缩与截面核心
- §8.4 扭转与弯曲的组合
- §8.x 承压薄壁圆筒的强度计算

2

### §8.x 薄壁承压圆筒的强度计算

#### 1、薄壁承压圆筒



3

### §8.x 薄壁承压圆筒的强度计算

#### 1、薄壁承压圆筒



4

### §8.x 薄壁承压圆筒的强度计算

#### 1、薄壁承压圆筒



输油车

5

### §8.x 薄壁承压圆筒的强度计算

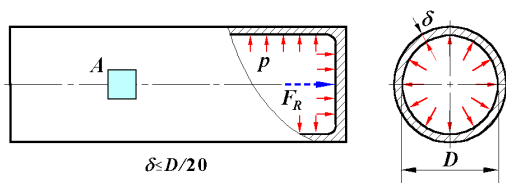
#### 1、薄壁承压圆筒



6

## §8.x 薄壁承压圆筒的强度计算

## 2、应力与强度分析

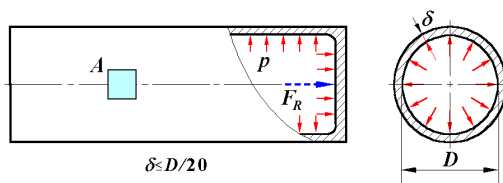


如图示的承压薄壁圆筒，  
假定厚度为  $\delta$ ，平均直径为  $D$

7

## §8.x 薄壁承压圆筒的强度计算

## 2、应力与强度分析

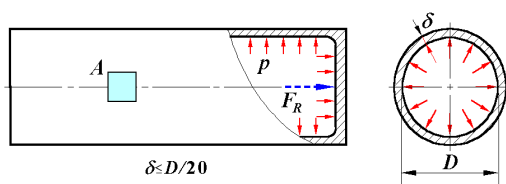


在承压圆筒中，横截面与纵截面上均存在正应力，对于薄壁圆筒，可认为沿壁厚均匀分布。

8

## §8.x 薄壁承压圆筒的强度计算

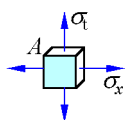
## 2、应力与强度分析



轴向应力

$$F_R = p \cdot \frac{\pi D^2}{4}$$

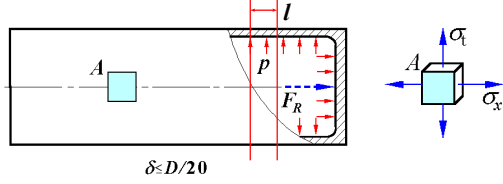
$$\sigma_x = \frac{p \pi D^2}{4} \cdot \frac{1}{\pi D \delta} \Rightarrow \sigma_x = \frac{pD}{4\delta}$$



9

## §8.x 薄壁承压圆筒的强度计算

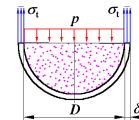
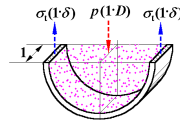
## 2、应力与强度分析



周向应力

$$2\sigma_t(l \cdot \delta) - p(l \cdot D) = 0$$

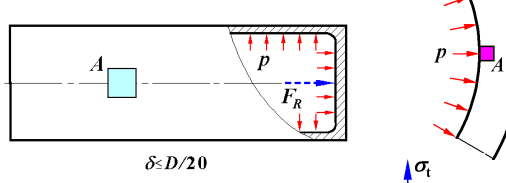
$$\Rightarrow \sigma_t = \frac{pD}{2\delta}$$



10

## §8.x 薄壁承压圆筒的强度计算

## 2、应力与强度分析

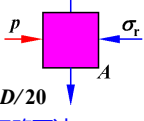


径向应力

$$|\sigma_r|_{\max} = p$$

$$\Rightarrow \frac{|\sigma_r|_{\max}}{\sigma_t} = \frac{p}{\frac{pD}{2\delta}} = \frac{2\delta}{D}$$

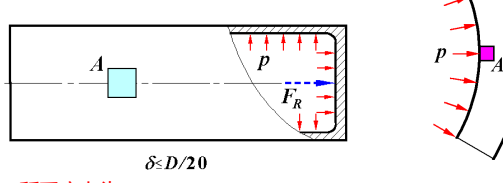
因为  $\delta \leq D/20$   
故  $\sigma_r$  可忽略不计



11

## §8.x 薄壁承压圆筒的强度计算

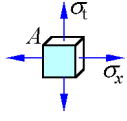
## 2、应力与强度分析



A所受应力为

$$\sigma_t = \frac{pD}{2\delta} \quad \sigma_x = \frac{pD}{4\delta}$$

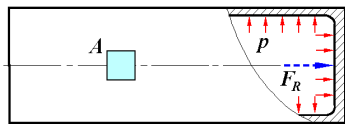
仅适用于  $\delta \leq D/20$  的薄壁圆筒



12

## §8.x 薄壁承压圆筒的强度计算

## 2、应力与强度分析

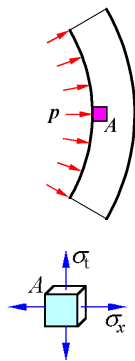


$$\delta \leq D/20$$

强度条件 → 二向应力状态

$$\sigma_1 = \sigma_t = \frac{pD}{2\delta} \quad \sigma_2 = \sigma_x = \frac{pD}{4\delta}$$

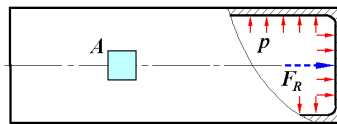
$$\sigma_3 = 0$$



13

## §8.x 薄壁承压圆筒的强度计算

## 2、应力与强度分析

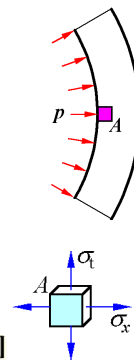


$$\delta \leq D/20$$

强度条件

对于脆性材料

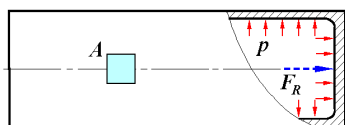
$$\sigma_{r1} = \frac{pD}{2\delta} \leq [\sigma] \quad \sigma_{r2} = \frac{pD}{4\delta} (2 - \mu) \leq [\sigma]$$



14

## §8.x 薄壁承压圆筒的强度计算

## 2、应力与强度分析

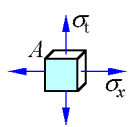


$$\delta \leq D/20$$

强度条件

对于塑性材料

$$\sigma_{r3} = \frac{pD}{2\delta} \leq [\sigma] \quad \sigma_{r4} = \frac{\sqrt{3}pD}{4\delta} \leq [\sigma]$$

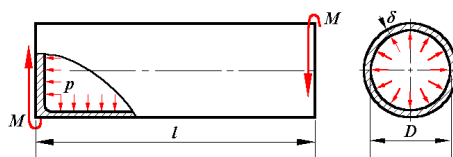


15

## §8.x 薄壁承压圆筒的强度计算

## 例题8.10

已知:  $[\sigma]$ ,  $E$ ,  $\mu$ ,  $M = \pi D^3 p / 4$ 。(1) 按第三强度理论建立筒体强度条件; (2) 计算筒体轴向变形。



16

## §8.x 薄壁承压圆筒的强度计算

## 例题8.10

解: 1) 应力分析

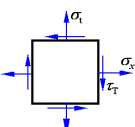
$$\sigma_t = \frac{pD}{2\delta}$$

$$\sigma_x = \frac{pD}{4\delta}$$

$$\tau_r = \frac{2M}{\pi D^2 \delta} = \frac{pD}{2\delta}$$

$$\left. \begin{array}{l} \sigma_{\max} \\ \sigma_{\min} \end{array} \right\} = \frac{\sigma_x + \sigma_t}{2} \pm \sqrt{\left( \frac{\sigma_x - \sigma_t}{2} \right)^2 + \tau_r^2}$$

$$= \frac{3 \pm \sqrt{17}}{8} \cdot \frac{pD}{\delta} = \left\{ \begin{array}{l} \sigma_1 \\ \sigma_3 \end{array} \right\} \quad \sigma_2 = 0$$

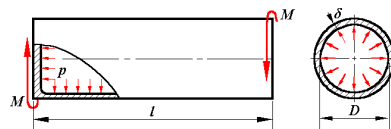


17

## §8.x 薄壁承压圆筒的强度计算

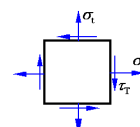
## 例题8.10

解: 2) 强度分析



$$\left. \begin{array}{l} \sigma_1 \\ \sigma_3 \end{array} \right\} = \frac{3 \pm \sqrt{17}}{8} \cdot \frac{pD}{\delta} \quad \sigma_2 = 0$$

$$\sigma_{r3} = \sigma_1 - \sigma_3 = \frac{\sqrt{17} pD}{4\delta} \leq [\sigma]$$

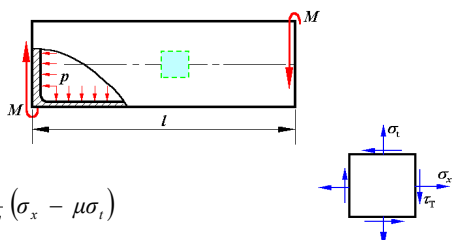


18

## §8.x 薄壁承压圆筒的强度计算

## 例题8.10

解: 3) 轴向变形分析



$$\varepsilon_x = \frac{1}{E} (\sigma_x - \mu\sigma_t)$$

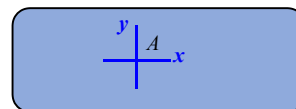
$$\Delta l_x = \varepsilon_x l = \frac{l}{E} (\sigma_x - \mu\sigma_t) \rightarrow \Delta l_x = \frac{pDl}{4\delta E} (1 - 2\mu)$$

19

## §8.x 薄壁承压圆筒的强度计算

## 例题8.11

薄壁圆筒受最大内压时, 测得  $\varepsilon_x = 1.88 \times 10^{-4}$ ,  $\varepsilon_y = 7.37 \times 10^{-4}$ , 已知钢的  $E = 210 \text{ GPa}$ ,  $[\sigma] = 170 \text{ MPa}$ , 泊松比  $\mu = 0.3$ , 试用第三强度理论校核其强度。

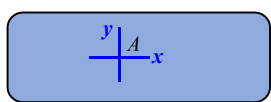
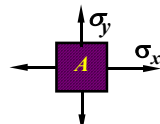


20

## §8.x 薄壁承压圆筒的强度计算

## 例题8.11

解: 由广义胡克定律可得

$$\sigma_x = \frac{E}{1-\mu^2} (\varepsilon_x + \mu\varepsilon_y) = \frac{2.1}{1-0.3^2} (1.88 + 0.3 \times 7.37) \times 10^7 = 94.4 \text{ MPa}$$

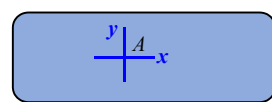
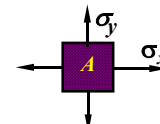
$$\sigma_y = \frac{E}{1-\mu^2} (\varepsilon_y + \mu\varepsilon_x) = \frac{2.1}{1-0.3^2} (7.37 + 0.3 \times 1.88) \times 10^7 = 183.1 \text{ MPa}$$

21

## §8.x 薄壁承压圆筒的强度计算

## 例题8.11

解: 由广义胡克定律可得

$$\sigma_1 = 183.1 \text{ MPa} \quad \sigma_2 = 94.4 \text{ MPa} \quad \sigma_3 = 0$$

$$\sigma_{r3} = \sigma_1 - \sigma_3 = 183.1 \text{ MPa} > [\sigma]$$

$$\frac{\sigma_{r3} - [\sigma]}{[\sigma]} = \frac{183.1 - 170}{170} = 7.7\%$$

此容器不满足第三强度理论, 不安全。

22

## 小结

- 1、拉伸/压缩与弯曲的组合
- 2、二维与三维偏心压缩、截面核心
- 3、弯扭、拉弯扭组合变形
- 4、承压薄壁圆筒

23

## 本章复习

- 1、构件在荷载作用下发生两种或两种以上的基本变形, 则构件的变形称为组合变形。
- 2、处理组合变形的的基本方法: 叠加法
- 3、拉弯组合: 作用在杆件上的外力既有轴向拉(压)力, 还有横向力, 杆件将发生拉伸(压缩)与弯曲组合变形。
- 4、应力分析

横截面上任意一点(z, y)处的正应力计算公式为:

$$\sigma = \sigma_N + \sigma_M = \frac{F_N}{A} + \frac{M_z \cdot y}{I_z}$$

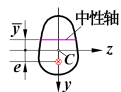
$$\sigma_{\max} \leq [\sigma]$$

24

## 本章复习

5、偏心压缩：当外力作用线与杆的轴线平行但不重合时，将引起轴向拉伸（压缩）和平面弯曲两种基本变形。

6、二维情形：



$$\text{弯压组合 } \bar{y} = -\frac{I_z}{Ae}$$

$y$ 与 $e$ 异号：中性轴与载荷作用点位于形心轴两侧

$y$ 与 $e$ 成反比：偏心距越大，中性轴离形心轴越近；反之越远

25

## 本章复习

7、三维情形

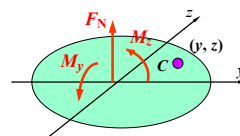
由叠加原理，C点的正应力

由  $F$  产生的正应力

$$\sigma = \sigma' + \sigma'' + \sigma'''$$

$$= \frac{F}{A} + \frac{F \cdot z_F \cdot z}{I_y} + \frac{F \cdot y_F \cdot y}{I_z}$$

$$= \frac{F}{A} \left( 1 + \frac{z_F \cdot z}{I_y^2} + \frac{y_F \cdot y}{I_z^2} \right)$$



$$\sigma_{\max} = \frac{F}{A} \pm \frac{F \cdot z_F}{W_y} \pm \frac{F \cdot y_F}{W_z}$$

令  $(y_0, z_0)$  代表中性轴上任一点的坐标，即得中性轴方程

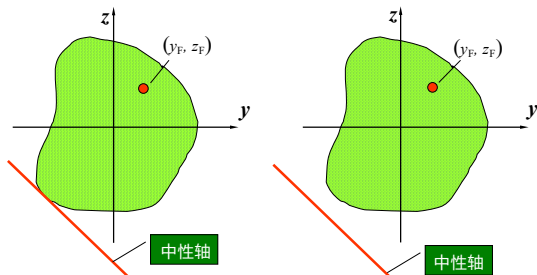
$$\left( 1 + \frac{z_F \cdot z_0}{I_y^2} + \frac{y_F \cdot y_0}{I_z^2} \right) = 0$$

26

## 本章复习

8、截面核心

当中性轴与图形相切或远离图形时，整个图形上将只有拉应力或只有压应力。



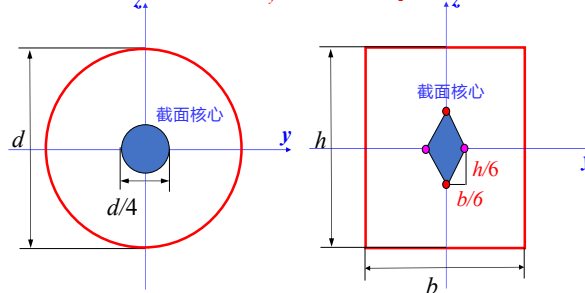
27

## 本章复习

8、截面核心

$$y_F = -\frac{I_z^2}{ay}$$

$$z_F = -\frac{I_y^2}{az}$$



28

## 本章复习

9、弯扭组合

$$\sigma_{r3} = \sigma_1 - \sigma_3 = \sqrt{\sigma^2 + 4\tau^2}$$

$$\sigma_{r4} = \sqrt{\sigma^2 + 3\tau^2}$$

$\sigma$  是危险点的正应力， $\tau$  是危险点的切应力

➢ 该公式适用于塑性材料的平面应力状态，且横截面不限于圆形截面；

➢ 该公式适用于弯+扭组合变形、拉（压）+扭转的组合变形、以及拉（压）+扭转+弯曲的组合变形；

➢ 切应力的方向可以不用考虑。

29

## 本章复习

9、弯扭组合

$$\sigma_{r3} = \frac{1}{W} \sqrt{M^2 + T^2} \leq [\sigma]$$

$$\sigma_{r4} = \frac{1}{W} \sqrt{M^2 + 0.75T^2} \leq [\sigma]$$

$W$  为抗弯截面系数， $M$ 、 $T$  为轴危险截面的弯矩和扭矩。

➢ 该公式仅适用于塑性材料发生弯+扭组合变形时，且其截面为实心圆截面或空心圆截面。

$$W = \frac{\pi d^3}{32} \quad W = \frac{\pi D^3}{32} (1 - \alpha^4)$$

30

本章复习

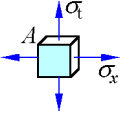
10、弯拉 (压) 扭组合

$$\sigma_{r3} = \sqrt{(\sigma_M + \sigma_N)^2 + 4\tau_T^2} \leq [\sigma]$$
$$\sigma_{r4} = \sqrt{(\sigma_M + \sigma_N)^2 + 3\tau_T^2} \leq [\sigma]$$

11、薄壁圆筒的应力与强度分析  $\delta \leq D/20$

轴向应力  $\sigma_x = \frac{pD}{4\delta}$     周向应力  $\sigma_t = \frac{pD}{2\delta}$

$$\sigma_1 = \sigma_t = \frac{pD}{2\delta} \quad \sigma_2 = \sigma_x = \frac{pD}{4\delta}$$
$$\sigma_3 = 0$$



31

本章复习

10、弯拉 (压) 扭组合

$$\sigma_{r3} = \sqrt{(\sigma_M + \sigma_N)^2 + 4\tau_T^2} \leq [\sigma]$$
$$\sigma_{r4} = \sqrt{(\sigma_M + \sigma_N)^2 + 3\tau_T^2} \leq [\sigma]$$

11、薄壁圆筒的应力与强度分析  $\delta \leq D/20$

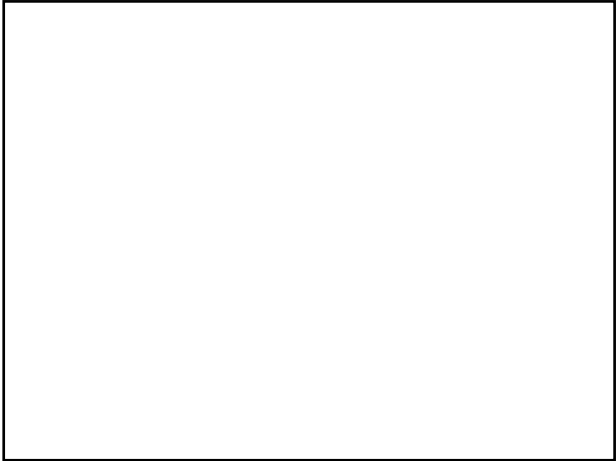
对于脆性材料

$$\sigma_{r1} = \frac{pD}{2\delta} \leq [\sigma] \quad \sigma_{r2} = \frac{pD}{4\delta}(2 - \mu) \leq [\sigma]$$

对于塑性材料

$$\sigma_{r3} = \frac{pD}{2\delta} \leq [\sigma] \quad \sigma_{r4} = \frac{\sqrt{3}pD}{4\delta} \leq [\sigma]$$

32



33

6