

$$D \geq \sqrt[3]{\frac{16M_{yc}}{\pi\tau_{доп}(1-\alpha^4)}} = \sqrt[3]{\frac{16 \cdot 10 \cdot 10^3}{3,14 \cdot 80 \cdot 10^6 \cdot (1-0,8^4)}} = 102,6 \cdot 10^{-3} \text{ m} \approx 103 \text{ mm}$$

Тогава $d=0,8D=0,8 \cdot 103=82 \text{ mm}$.

За деформационното оразмеряване се използва формула (1.29), като $\theta_{доп}$ трябва да е с дименсия rad/m , т.е.

$$\theta_{доп}=0,5^\circ/\text{m}=0,5 \cdot \pi/180=0,00872 \text{ m}^{-1}$$

Тогава

$$D \geq \sqrt[4]{\frac{32M_{yc}}{\pi G \theta_{доп}(1-\alpha^4)}} = \sqrt[4]{\frac{32 \cdot 10 \cdot 10^3}{3,14 \cdot 8 \cdot 10^{10} \cdot 0,00872 \cdot (1-0,8^4)}} = 125,4 \cdot 10^{-3} \text{ m} \approx 125 \text{ mm}$$

и $d=0,8D=0,8 \cdot 125=100 \text{ mm}$.

Следователно меродавно е деформационното оразмеряване, от което се получават по-големите стойности на диаметрите $D=125 \text{ mm}$ и $d=100 \text{ mm}$.

Полярният инерционен и съпротивителен момент на тръбното сечение се определят с помощта на формули (1.17)

$$I_c = \frac{\pi D^4}{32}(1-\alpha^4) = \frac{3,14 \cdot 0,125^4}{32}(1-0,8^4) = 1414,4 \cdot 10^{-8} \text{ m}^4$$

$$W_c = \frac{\pi D^3}{16}(1-\alpha^4) = \frac{3,14 \cdot 0,125^3}{16}(1-0,8^4) = 226,3 \cdot 10^{-6} \text{ m}^3$$

Максималното тангенциално напрежение $\tau_{yc} = |\tau_{x,\max}|$ в периферните точки на сечението се определя съгласно формула (1.15)

$$\tau_{yc} = \frac{M_{yc}}{W_c} = \frac{10 \cdot 10^3}{226,3 \cdot 10^{-6}} = 44,2 \cdot 10^6 \text{ Pa} = 44,2 \text{ MPa} < \tau_{доп}=80 \text{ MPa}$$

На фиг. 1.7 б е показана диаграмата на разпределение на тангенциалните напрежения в тръбното сечение. Като се има предвид линейното разпределение на напреженията, за тангенциалното напрежение по вътрешната повърхност на тръбното сечение се получава

$$\tau_{x,d} = \tau_{yc} \cdot d/D = 44,2 \cdot 100/125 = 35,4 \text{ MPa}$$

Максималното завъртане на свободния край В на конзолната греда спрямо запънатото сечение А се изчислява по формула (1.20)

$$\varphi_{B,A} = \frac{M_{yc} l}{G I_c} = \frac{10 \cdot 10^3 \cdot 2}{8 \cdot 10^{10} \cdot 1414,4 \cdot 10^{-8}} = 0,0177 \text{ rad} = 0,0177 \cdot \frac{180^\circ}{\pi} = 1,015^\circ$$

1.3.2. УСУКВАНЕ НА КОНСТРУКТИВНИ ЕЛЕМЕНТИ С ПРАВОЪГЪЛНО НАПРЕЧНО СЕЧЕНИЕ

Изследването въобще на греди с некръгово сечение е затруднено, защото за тях не важи хипотезата на Бернули и за този тип греди не могат да се използват изводи, получени за греди с кръгово напречно сечение. В частност свойството на тангенциалните напрежения τ_x да достигат максимум в най-отдалечените от центъра на тежестта точки не е в сила.