

calculatoratoz.comunitsconverters.com

Progettazione di recipienti a pressione Formule

[Calcolatrici!](#)[Esempi!](#)[Conversioni!](#)

Segnalibro calculatoratoz.com, unitsconverters.com

La più ampia copertura di calcolatrici e in crescita - **30.000+ calcolatrici!**
Calcola con un'unità diversa per ogni variabile - **Nella conversione di unità costruita!**
La più ampia raccolta di misure e unità - **250+ misurazioni!**

Sentiti libero di CONDIVIDERE questo documento con i tuoi amici!

[Si prega di lasciare il tuo feedback qui...](#)



© calculatoratoz.com. A [softusvista inc.](#) venture!



Lista di 52 Progettazione di recipienti a pressione Formule

Progettazione di recipienti a pressione ↗

Equazione di Bernie e Clavarino ↗

1) Diametro interno del cilindro pressurizzato dall'equazione di Bernie ↗

fx $d_i = \frac{2 \cdot t_w}{\left(\left(\frac{\sigma_t + ((1 - (v)) \cdot P_i)}{\sigma_t - ((1 + v) \cdot P_i)} \right)^{0.5} \right) - 1}$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

ex $755.2067 \text{mm} = \frac{2 \cdot 30 \text{mm}}{\left(\left(\frac{75 \text{N/mm}^2 + ((1 - (0.3)) \cdot 10.2 \text{MPa})}{75 \text{N/mm}^2 - ((1 + 0.3) \cdot 10.2 \text{MPa})} \right)^{0.5} \right) - 1}$

2) Diametro interno del cilindro pressurizzato dall'equazione di Clavarino ↗

fx $d_i = \frac{2 \cdot t_w}{\left(\left(\frac{\sigma_t + ((1 - (2 \cdot v)) \cdot P_i)}{\sigma_t - ((1 + v) \cdot P_i)} \right)^{0.5} \right) - 1}$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

ex $1066.826 \text{mm} = \frac{2 \cdot 30 \text{mm}}{\left(\left(\frac{75 \text{N/mm}^2 + ((1 - (2 \cdot 0.3)) \cdot 10.2 \text{MPa})}{75 \text{N/mm}^2 - ((1 + 0.3) \cdot 10.2 \text{MPa})} \right)^{0.5} \right) - 1}$

3) Spessore del cilindro pressurizzato dall'equazione di Bernie ↗

fx $t_w = \left(\frac{d_i}{2} \right) \cdot \left(\left(\left(\frac{\sigma_t + ((1 - (v)) \cdot P_i)}{\sigma_t - ((1 + v) \cdot P_i)} \right)^{0.5} \right) - 1 \right)$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

ex $18.47176 \text{mm} = \left(\frac{465 \text{mm}}{2} \right) \cdot \left(\left(\left(\frac{75 \text{N/mm}^2 + ((1 - (0.3)) \cdot 10.2 \text{MPa})}{75 \text{N/mm}^2 - ((1 + 0.3) \cdot 10.2 \text{MPa})} \right)^{0.5} \right) - 1 \right)$



4) Spessore del cilindro pressurizzato dall'equazione di Clavarino ↗

$$\text{fx } t_w = \left(\frac{d_i}{2} \right) \cdot \left(\left(\left(\frac{\sigma_t + ((1 - (2 \cdot v)) \cdot P_i)}{\sigma_t - ((1 + v) \cdot P_i)} \right)^{0.5} \right) - 1 \right)$$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

$$\text{ex } 13.07617\text{mm} = \left(\frac{465\text{mm}}{2} \right) \cdot \left(\left(\left(\frac{75\text{N/mm}^2 + ((1 - (2 \cdot 0.3)) \cdot 10.2\text{MPa})}{75\text{N/mm}^2 - ((1 + 0.3) \cdot 10.2\text{MPa})} \right)^{0.5} \right) - 1 \right)$$

Bullone del cilindro pressurizzato ↗

5) Carico esterno sul bullone dovuto alla pressione interna dati kb e kc ↗

$$\text{fx } P_{ext} = \Delta P_i \cdot \left(\frac{k_c + k_b}{k_b} \right)$$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

$$\text{ex } 24308.47\text{N} = 5050\text{N} \cdot \left(\frac{4500\text{kN/mm} + 1180\text{kN/mm}}{1180\text{kN/mm}} \right)$$

6) Carico massimo all'interno del cilindro pressurizzato quando il giunto è sul punto di apertura ↗

$$\text{fx } P_{max} = P_i \cdot \left(\frac{k_c + k_b}{k_b} \right)$$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

$$\text{ex } 96271.19\text{N} = 20000\text{N} \cdot \left(\frac{4500\text{kN/mm} + 1180\text{kN/mm}}{1180\text{kN/mm}} \right)$$

7) Carico risultante sul bullone dato il precarico ↗

$$\text{fx } P_b = P_i + \Delta P_i$$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

$$\text{ex } 25050\text{N} = 20000\text{N} + 5050\text{N}$$



8) Diametro interno del cilindro pressurizzato ↗

$$fx \quad d_i = 2 \cdot \frac{t_w}{\left(\left(\frac{\sigma_t + P_i}{\sigma_t - P_i} \right)^{\frac{1}{2}} \right) - 1}$$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

$$ex \quad 409.1269mm = 2 \cdot \frac{30mm}{\left(\left(\frac{75N/mm^2 + 10.2MPa}{75N/mm^2 - 10.2MPa} \right)^{\frac{1}{2}} \right) - 1}$$

9) Diminuzione del diametro esterno del cilindro data la deformazione totale del recipiente a pressione ↗

$$fx \quad \delta_c = \delta - \delta_j$$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

$$ex \quad 0.8mm = 1.20mm - 0.4mm$$

10) Modifica del carico esterno sul bullone a causa della pressione all'interno del cilindro ↗

$$fx \quad \Delta P_i = P_b - P_l$$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

$$ex \quad 4500N = 24500N - 20000N$$

11) Precarico iniziale dovuto al serraggio dei bulloni ↗

$$fx \quad P_l = P_b - \Delta P_i$$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

$$ex \quad 19450N = 24500N - 5050N$$

12) Precarico iniziale dovuto al serraggio dei bulloni dati kb e kc ↗

$$fx \quad P_l = P_{max} \cdot \left(\frac{k_b}{k_c + k_b} \right)$$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

$$ex \quad 5235.211N = 25200N \cdot \left(\frac{1180kN/mm}{4500kN/mm + 1180kN/mm} \right)$$



13) Spessore del cilindro pressurizzato ↗

[Apri Calcolatrice ↗](#)

$$fx \quad t_w = \left(\frac{d_i}{2} \right) \cdot \left(\left(\left(\frac{\sigma_t + P_i}{\sigma_t - P_i} \right)^{\frac{1}{2}} \right) - 1 \right)$$

$$ex \quad 34.097mm = \left(\frac{465mm}{2} \right) \cdot \left(\left(\left(\frac{75N/mm^2 + 10.2MPa}{75N/mm^2 - 10.2MPa} \right)^{\frac{1}{2}} \right) - 1 \right)$$

14) Variazione del carico esterno dovuta alla pressione all'interno del cilindro dati kb e kc ↗

[Apri Calcolatrice ↗](#)

$$fx \quad \Delta P_i = P_{ext} \cdot \left(\frac{k_b}{k_c + k_b} \right)$$

$$ex \quad 5193.662N = 25000N \cdot \left(\frac{1180kN/mm}{4500kN/mm + 1180kN/mm} \right)$$

Giunto di guarnizione ↗

15) Aumento del diametro interno della camicia data la deformazione totale del recipiente a pressione ↗

[Apri Calcolatrice ↗](#)

$$fx \quad \delta_j = \delta - \delta_c$$

$$ex \quad 0.4mm = 1.20mm - 0.80mm$$

16) Deformazione totale del recipiente a pressione dato l'aumento del diametro interno della camicia ↗

[Apri Calcolatrice ↗](#)

$$fx \quad \delta = \delta_j + \delta_c$$

$$ex \quad 1.2mm = 0.4mm + 0.80mm$$

17) Diametro nominale del bullone di giunzione della guarnizione data la rigidità, lo spessore totale e il modulo di Young ↗

[Apri Calcolatrice ↗](#)

$$fx \quad d = \sqrt{k_b \cdot 4 \cdot \frac{1}{\pi \cdot E}}$$

$$ex \quad 30.30094mm = \sqrt{1180kN/mm \cdot 4 \cdot \frac{55mm}{\pi \cdot 90000N/mm^2}}$$



18) Diametro nominale del giunto di guarnizione 

$$fx \quad d = \sqrt{K \cdot \frac{t}{2 \cdot \pi \cdot E}}$$

[Apri Calcolatrice !\[\]\(d3fb9f94af8b26d1c844efa9a98805b0_img.jpg\)](#)

$$ex \quad 15.00091\text{mm} = \sqrt{5090\text{kN/mm} \cdot \frac{25\text{mm}}{2 \cdot \pi \cdot 90000\text{N/mm}^2}}$$

19) Modulo di Young dell'articolazione della guarnizione 

$$fx \quad E = 4 \cdot K \cdot \frac{t}{\pi \cdot (d^2)}$$

[Apri Calcolatrice !\[\]\(e1d6102fe77919492c04879c8450f1f5_img.jpg\)](#)

$$ex \quad 720087.7\text{N/mm}^2 = 4 \cdot 5090\text{kN/mm} \cdot \frac{25\text{mm}}{\pi \cdot ((15\text{mm})^2)}$$

20) Modulo di Young dell'articolazione della guarnizione data la rigidità, lo spessore totale e il diametro nominale 

$$fx \quad E = k_b \cdot \frac{1}{\pi \cdot \frac{d^2}{4}}$$

[Apri Calcolatrice !\[\]\(ab4e2b3fc7e7887b7a72f548aa6f5e60_img.jpg\)](#)

$$ex \quad 367258.9\text{N/mm}^2 = 1180\text{kN/mm} \cdot \frac{55\text{mm}}{\pi \cdot \frac{(15\text{mm})^2}{4}}$$

21) Rigidità approssimativa del coperchio del cilindro, della flangia del cilindro e della guarnizione 

$$fx \quad K = (2 \cdot \pi \cdot (d^2)) \cdot \left(\frac{E}{t} \right)$$

[Apri Calcolatrice !\[\]\(5abce1a84a655b073239ab33e1199487_img.jpg\)](#)

$$ex \quad 5089.38\text{kN/mm} = (2 \cdot \pi \cdot ((15\text{mm})^2)) \cdot \left(\frac{90000\text{N/mm}^2}{25\text{mm}} \right)$$



22) Rigidità combinata del coperchio del cilindro, della flangia del cilindro e della guarnizione 

fx $k_c = \frac{1}{\left(\frac{1}{k_1}\right) + \left(\frac{1}{k_2}\right) + \left(\frac{1}{k_g}\right)}$

[Apri Calcolatrice](#) 

ex $4721.105 \text{kN/mm} = \frac{1}{\left(\frac{1}{10050 \text{kN/mm}}\right) + \left(\frac{1}{11100 \text{kN/mm}}\right) + \left(\frac{1}{45000 \text{kN/mm}}\right)}$

23) Rigidità del bullone del giunto di guarnizione dato il diametro nominale, lo spessore totale e il modulo di Young 

fx $k_b = \left(\pi \cdot \frac{d^2}{4}\right) \cdot \left(\frac{E}{1}\right)$

[Apri Calcolatrice](#) 

ex $289.1693 \text{kN/mm} = \left(\pi \cdot \frac{(15 \text{mm})^2}{4}\right) \cdot \left(\frac{90000 \text{N/mm}^2}{55 \text{mm}}\right)$

24) Rigidità del coperchio del cilindro della guarnizione del giunto 

fx $k_1 = \frac{1}{\left(\frac{1}{k_c}\right) - \left(\left(\frac{1}{k_2}\right) + \left(\frac{1}{k_g}\right)\right)}$

[Apri Calcolatrice](#) 

ex $9098.361 \text{kN/mm} = \frac{1}{\left(\frac{1}{4500 \text{kN/mm}}\right) - \left(\left(\frac{1}{11100 \text{kN/mm}}\right) + \left(\frac{1}{45000 \text{kN/mm}}\right)\right)}$

25) Rigidità della flangia del cilindro della guarnizione del giunto 

fx $k_2 = \frac{1}{\left(\frac{1}{k_c}\right) - \left(\left(\frac{1}{k_1}\right) + \left(\frac{1}{k_g}\right)\right)}$

[Apri Calcolatrice](#) 

ex $9950.495 \text{kN/mm} = \frac{1}{\left(\frac{1}{4500 \text{kN/mm}}\right) - \left(\left(\frac{1}{10050 \text{kN/mm}}\right) + \left(\frac{1}{45000 \text{kN/mm}}\right)\right)}$



26) Rigidità della guarnizione del giunto di guarnizione ↗

fx $k_g = \frac{1}{\left(\frac{1}{k_c}\right) - \left(\left(\frac{1}{k_1}\right) + \left(\frac{1}{k_2}\right)\right)}$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

ex $30646.98 \text{kN/mm} = \frac{1}{\left(\frac{1}{4500 \text{kN/mm}}\right) - \left(\left(\frac{1}{10050 \text{kN/mm}}\right) + \left(\frac{1}{11100 \text{kN/mm}}\right)\right)}$

27) Spessore dell'asta a compressione per giunto a guarnizione ↗

fx $t = \left(\pi \cdot \frac{d^2}{4}\right) \cdot \left(\frac{E}{K}\right)$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

ex $3.124619 \text{mm} = \left(\pi \cdot \frac{(15 \text{mm})^2}{4}\right) \cdot \left(\frac{90000 \text{N/mm}^2}{5090 \text{kN/mm}}\right)$

28) Spessore totale della giunzione della guarnizione data la rigidità, il diametro nominale e il modulo di Young ↗

fx $l = \left(\pi \cdot \frac{d^2}{4}\right) \cdot \left(\frac{E}{k_b}\right)$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

ex $13.47823 \text{mm} = \left(\pi \cdot \frac{(15 \text{mm})^2}{4}\right) \cdot \left(\frac{90000 \text{N/mm}^2}{1180 \text{kN/mm}}\right)$

Vaso a cilindro spesso ↗

29) Pressione esterna che agisce su un cilindro spesso data la sollecitazione tangenziale ↗

fx $P_o = \frac{\sigma_{tang}}{\left(\frac{d_o^2}{(d_o^2) - (d_i^2)}\right) \cdot \left(\left(\frac{d_i^2}{4 \cdot (r^2)}\right) + 1\right)}$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

ex $7.062204 \text{MPa} = \frac{48 \text{N/mm}^2}{\left(\frac{(550 \text{mm})^2}{((550 \text{mm})^2) - ((465 \text{mm})^2)}\right) \cdot \left(\left(\frac{(465 \text{mm})^2}{4 \cdot ((240 \text{mm})^2)}\right) + 1\right)}$



30) Pressione esterna che agisce sul cilindro spesso data la sollecitazione radiale 

fx $P_o = \frac{\sigma_r}{\left(\frac{d_o^2}{(d_o^2) - (d_i^2)} \right) \cdot \left(\left(\frac{d_o^2}{4 \cdot (r^2)} \right) + 1 \right)}$

[Apri Calcolatrice !\[\]\(71ceb62b681518c82e95d615e7265d66_img.jpg\)](#)

ex $11.77034 \text{ MPa} = \frac{80 \text{ N/mm}^2}{\left(\frac{(550 \text{ mm})^2}{((550 \text{ mm})^2) - ((465 \text{ mm})^2)} \right) \cdot \left(\left(\frac{(465 \text{ mm})^2}{4 \cdot ((240 \text{ mm})^2)} \right) + 1 \right)}$

31) Pressione interna nel cilindro spesso data la sollecitazione longitudinale 

fx $P_i = \sigma_l \cdot \frac{(d_o^2) - (d_i^2)}{d_i^2}$

[Apri Calcolatrice !\[\]\(fc3a57079704ef1b99671c8cafae23be_img.jpg\)](#)

ex $27.13239 \text{ MPa} = 68 \text{ N/mm}^2 \cdot \frac{((550 \text{ mm})^2) - ((465 \text{ mm})^2)}{(465 \text{ mm})^2}$

32) Pressione interna nel cilindro spesso data la sollecitazione radiale 

fx $P_i = \frac{\sigma_r}{\left(\frac{d_i^2}{(d_o^2) - (d_i^2)} \right) \cdot \left(\left(\frac{d_o^2}{4 \cdot (r^2)} \right) + 1 \right)}$

[Apri Calcolatrice !\[\]\(d5831b2ac75eb48b4c49d27e61d24c03_img.jpg\)](#)

ex $13.80085 \text{ MPa} = \frac{80 \text{ N/mm}^2}{\left(\frac{(465 \text{ mm})^2}{((550 \text{ mm})^2) - ((465 \text{ mm})^2)} \right) \cdot \left(\left(\frac{(550 \text{ mm})^2}{4 \cdot ((240 \text{ mm})^2)} \right) + 1 \right)}$

33) Pressione interna nel cilindro spesso data la sollecitazione tangenziale 

fx $P_i = \frac{\sigma_{tang}}{\left(\frac{d_i^2}{(d_o^2) - (d_i^2)} \right) \cdot \left(\left(\frac{d_o^2}{4 \cdot (r^2)} \right) + 1 \right)}$

[Apri Calcolatrice !\[\]\(e97636a3328cdaccd5ffd8fe3bc69ce6_img.jpg\)](#)

ex $8.280509 \text{ MPa} = \frac{48 \text{ N/mm}^2}{\left(\frac{(465 \text{ mm})^2}{((550 \text{ mm})^2) - ((465 \text{ mm})^2)} \right) \cdot \left(\left(\frac{(550 \text{ mm})^2}{4 \cdot ((240 \text{ mm})^2)} \right) + 1 \right)}$



34) Sollecitazione longitudinale in un cilindro spesso sottoposto a pressione interna 

$$\text{fx } \sigma_l = \left(P_i \cdot \frac{d_i^2}{(d_o^2) - (d_i^2)} \right)$$

[Apri Calcolatrice !\[\]\(8b57f0e15e7dda24cf9977561475f640_img.jpg\)](#)

$$\text{ex } 25.56355 \text{ N/mm}^2 = \left(10.2 \text{ MPa} \cdot \frac{(465 \text{ mm})^2}{((550 \text{ mm})^2) - ((465 \text{ mm})^2)} \right)$$

35) Sollecitazione radiale nel cilindro spesso sottoposto a pressione esterna 

$$\text{fx } \sigma_r = \left(P_o \cdot \frac{d_o^2}{(d_o^2) - (d_i^2)} \right) \cdot \left(1 - \left(\frac{d_i^2}{4 \cdot (r^2)} \right) \right)$$

[Apri Calcolatrice !\[\]\(ceb7cef9f9d693d102dfe501130037c6_img.jpg\)](#)

$$\text{ex } 1.725723 \text{ N/mm}^2 = \left(8 \text{ MPa} \cdot \frac{(550 \text{ mm})^2}{((550 \text{ mm})^2) - ((465 \text{ mm})^2)} \right) \cdot \left(1 - \left(\frac{(465 \text{ mm})^2}{4 \cdot ((240 \text{ mm})^2)} \right) \right)$$

36) Sollecitazione radiale nel cilindro spesso sottoposto a pressione interna 

$$\text{fx } \sigma_r = \left(P_i \cdot \frac{d_i^2}{(d_o^2) - (d_i^2)} \right) \cdot \left(\left(\frac{d_o^2}{4 \cdot (r^2)} \right) - 1 \right)$$

[Apri Calcolatrice !\[\]\(5a09a9dfd2f1e923eccb8c24714edf51_img.jpg\)](#)**ex**

$$7.999704 \text{ N/mm}^2 = \left(10.2 \text{ MPa} \cdot \frac{(465 \text{ mm})^2}{((550 \text{ mm})^2) - ((465 \text{ mm})^2)} \right) \cdot \left(\left(\frac{(550 \text{ mm})^2}{4 \cdot ((240 \text{ mm})^2)} \right) - 1 \right)$$

37) Sollecitazione tangenziale in un cilindro spesso sottoposto a pressione esterna 

$$\text{fx } \sigma_{\text{tang}} = \left(P_o \cdot \frac{d_o^2}{(d_o^2) - (d_i^2)} \right) \cdot \left(\left(\frac{d_i^2}{4 \cdot (r^2)} \right) + 1 \right)$$

[Apri Calcolatrice !\[\]\(e11f4c47008b23dfe2f4f7c6bb9034d1_img.jpg\)](#)

$$\text{ex } 54.37396 \text{ N/mm}^2 = \left(8 \text{ MPa} \cdot \frac{(550 \text{ mm})^2}{((550 \text{ mm})^2) - ((465 \text{ mm})^2)} \right) \cdot \left(\left(\frac{(465 \text{ mm})^2}{4 \cdot ((240 \text{ mm})^2)} \right) + 1 \right)$$



38) Sollecitazione tangenziale in un cilindro spesso sottoposto a pressione interna ↗

$$\text{fx } \sigma_{\text{tang}} = \left(P_i \cdot \frac{d_i^2}{(d_o^2) - (d_i^2)} \right) \cdot \left(\left(\frac{d_o^2}{4 \cdot (r^2)} \right) + 1 \right)$$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

ex

$$59.1268 \text{ N/mm}^2 = \left(10.2 \text{ MPa} \cdot \frac{(465 \text{ mm})^2}{((550 \text{ mm})^2) - ((465 \text{ mm})^2)} \right) \cdot \left(\left(\frac{(550 \text{ mm})^2}{4 \cdot ((240 \text{ mm})^2)} \right) + 1 \right)$$

Vaso cilindrico sottile ↗

39) Diametro interno del cilindro sottile data la sollecitazione longitudinale ↗

$$\text{fx } d_i = 4 \cdot t_w \cdot \frac{\sigma_l}{P_i}$$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

$$\text{ex } 800 \text{ mm} = 4 \cdot 30 \text{ mm} \cdot \frac{68 \text{ N/mm}^2}{10.2 \text{ MPa}}$$

40) Diametro interno del cilindro sottile data la sollecitazione tangenziale ↗

$$\text{fx } d_i = 2 \cdot t_w \cdot \frac{\sigma_{\text{tang}}}{P_i}$$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

$$\text{ex } 282.3529 \text{ mm} = 2 \cdot 30 \text{ mm} \cdot \frac{48 \text{ N/mm}^2}{10.2 \text{ MPa}}$$

41) Diametro interno del guscio sferico sottile dato il volume ↗

$$\text{fx } d_i = \left(6 \cdot \frac{V}{\pi} \right)^{\frac{1}{3}}$$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

$$\text{ex } 781.5926 \text{ mm} = \left(6 \cdot \frac{0.25 \text{ m}^3}{\pi} \right)^{\frac{1}{3}}$$



42) Diametro interno del guscio sferico sottile dato lo stress di trazione consentito

$$fx \quad d_i = 4 \cdot t_w \cdot \frac{\sigma_t}{P_i}$$

[Apri Calcolatrice](#)

$$ex \quad 882.3529\text{mm} = 4 \cdot 30\text{mm} \cdot \frac{75\text{N/mm}^2}{10.2\text{MPa}}$$

43) Pressione interna nel cilindro sottile data la sollecitazione longitudinale

$$fx \quad P_i = 4 \cdot t_w \cdot \frac{\sigma_1}{d_i}$$

[Apri Calcolatrice](#)

$$ex \quad 17.54839\text{MPa} = 4 \cdot 30\text{mm} \cdot \frac{68\text{N/mm}^2}{465\text{mm}}$$

44) Pressione interna nel cilindro sottile data la sollecitazione tangenziale

$$fx \quad P_i = 2 \cdot t_w \cdot \frac{\sigma_{tang}}{d_i}$$

[Apri Calcolatrice](#)

$$ex \quad 6.193548\text{MPa} = 2 \cdot 30\text{mm} \cdot \frac{48\text{N/mm}^2}{465\text{mm}}$$

45) Pressione interna nel guscio sferico sottile data la sollecitazione di trazione consentita

$$fx \quad P_i = 4 \cdot t_w \cdot \frac{\sigma_t}{d_i}$$

[Apri Calcolatrice](#)

$$ex \quad 19.35484\text{MPa} = 4 \cdot 30\text{mm} \cdot \frac{75\text{N/mm}^2}{465\text{mm}}$$

46) Sollecitazione di trazione ammissibile nel guscio sferico sottile

$$fx \quad \sigma_t = P_i \cdot \frac{d_i}{4 \cdot t_w}$$

[Apri Calcolatrice](#)

$$ex \quad 39.525\text{N/mm}^2 = 10.2\text{MPa} \cdot \frac{465\text{mm}}{4 \cdot 30\text{mm}}$$



47) Sollecitazione longitudinale nel cilindro sottile data la pressione interna ↗

$$fx \quad \sigma_l = P_i \cdot \frac{d_i}{4 \cdot t_w}$$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

$$ex \quad 39.525 \text{ N/mm}^2 = 10.2 \text{ MPa} \cdot \frac{465 \text{ mm}}{4 \cdot 30 \text{ mm}}$$

48) Sollecitazione tangenziale nel cilindro sottile data la pressione interna ↗

$$fx \quad \sigma_{tang} = P_i \cdot \frac{d_i}{2 \cdot t_w}$$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

$$ex \quad 79.05 \text{ N/mm}^2 = 10.2 \text{ MPa} \cdot \frac{465 \text{ mm}}{2 \cdot 30 \text{ mm}}$$

49) Spessore del guscio sferico sottile dato Sollecitazione di trazione ammissibile ↗

$$fx \quad t_w = P_i \cdot \frac{d_i}{4 \cdot \sigma_t}$$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

$$ex \quad 15.81 \text{ mm} = 10.2 \text{ MPa} \cdot \frac{465 \text{ mm}}{4 \cdot 75 \text{ N/mm}^2}$$

50) Spessore della parete del cilindro del cilindro sottile data la sollecitazione longitudinale ↗

$$fx \quad t_w = P_i \cdot \frac{d_i}{4 \cdot \sigma_l}$$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

$$ex \quad 17.4375 \text{ mm} = 10.2 \text{ MPa} \cdot \frac{465 \text{ mm}}{4 \cdot 68 \text{ N/mm}^2}$$

51) Spessore della parete del cilindro del cilindro sottile data la sollecitazione tangenziale ↗

$$fx \quad t_w = P_i \cdot \frac{d_i}{2 \cdot \sigma_{tang}}$$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

$$ex \quad 49.40625 \text{ mm} = 10.2 \text{ MPa} \cdot \frac{465 \text{ mm}}{2 \cdot 48 \text{ N/mm}^2}$$



52) Volume del guscio sferico sottile dato il diametro interno 

fx $V = \pi \cdot \frac{d_i^3}{6}$

[Apri Calcolatrice !\[\]\(2020723f97c3fe13d8ecf52b30807736_img.jpg\)](#)

ex $0.052645\text{m}^3 = \pi \cdot \frac{(465\text{mm})^3}{6}$



Variabili utilizzate

- d Diametro nominale del bullone sul cilindro (*Millimetro*)
- d_i Diametro interno del cilindro pressurizzato (*Millimetro*)
- d_o Diametro esterno del cilindro pressurizzato (*Millimetro*)
- E Modulo di elasticità per giunto di guarnizione (*Newton per millimetro quadrato*)
- K Rigidità approssimativa del giunto con guarnizione (*Kilonewton per millimetro*)
- k_1 Rigidità del coperchio del cilindro pressurizzato (*Kilonewton per millimetro*)
- k_2 Rigidità della flangia del cilindro pressurizzato (*Kilonewton per millimetro*)
- k_b Rigidità del bullone del cilindro pressurizzato (*Kilonewton per millimetro*)
- k_c Rigidità combinata per giunto di guarnizione (*Kilonewton per millimetro*)
- k_g Rigidità della guarnizione (*Kilonewton per millimetro*)
- l Spessore totale delle parti tenute insieme da Bullone (*Millimetro*)
- P_b Carico risultante sul bullone del cilindro pressurizzato (*Newton*)
- P_{ext} Carico esterno sul bullone del cilindro pressurizzato (*Newton*)
- P_i Pressione interna sul cilindro (*Megapascal*)
- P_l Precarico iniziale dovuto al serraggio dei bulloni (*Newton*)
- P_{max} Forza massima all'interno del cilindro pressurizzato (*Newton*)
- P_o Pressione esterna sul cilindro (*Megapascal*)
- r Raggio del cilindro pressurizzato (*Millimetro*)
- t Spessore dell'asta sotto compressione (*Millimetro*)
- t_w Spessore della parete del cilindro pressurizzato (*Millimetro*)
- V Volume del guscio sferico sottile (*Metro cubo*)
- δ Deformazione totale del recipiente a pressione (*Millimetro*)
- δ_c Diminuzione del diametro esterno del cilindro (*Millimetro*)
- δ_j Aumento del diametro interno della giacca (*Millimetro*)
- ΔP_i Aumento del carico del bullone del cilindro (*Newton*)
- σ_l Sollecitazione longitudinale nel cilindro pressurizzato (*Newton per millimetro quadrato*)
- σ_r Sollecitazione radiale nel cilindro pressurizzato (*Newton per millimetro quadrato*)
- σ_t Sollecitazione di trazione ammissibile nel cilindro pressurizzato (*Newton per millimetro quadrato*)
- σ_{tang} Sollecitazione tangenziale nel cilindro pressurizzato (*Newton per millimetro quadrato*)



- **v Rapporto di Poisson del cilindro pressurizzato**



Costanti, Funzioni, Misure utilizzate

- **Costante:** pi, 3.14159265358979323846264338327950288
Costante di Archimede
- **Funzione:** sqrt, sqrt(Number)
Una funzione radice quadrata è una funzione che accetta un numero non negativo come input e restituisce la radice quadrata del numero di input specificato.
- **Misurazione:** Lunghezza in Millimetro (mm)
Lunghezza Conversione unità ↗
- **Misurazione:** Volume in Metro cubo (m³)
Volume Conversione unità ↗
- **Misurazione:** Pressione in Megapascal (MPa)
Pressione Conversione unità ↗
- **Misurazione:** Forza in Newton (N)
Forza Conversione unità ↗
- **Misurazione:** Rigidità Costante in Kilonewton per millimetro (kN/mm)
Rigidità Costante Conversione unità ↗
- **Misurazione:** Fatica in Newton per millimetro quadrato (N/mm²)
Fatica Conversione unità ↗



Controlla altri elenchi di formule

- [Viti di potenza Formule](#) ↗
- [Progettazione di trasmissioni a cinghia Formule](#) ↗
- [Progettazione di recipienti a pressione Formule](#) ↗

Sentiti libero di CONDIVIDERE questo documento con i tuoi amici!

PDF Disponibile in

[English](#) [Spanish](#) [French](#) [German](#) [Russian](#) [Italian](#) [Portuguese](#) [Polish](#) [Dutch](#)

11/19/2024 | 4:25:42 PM UTC

[Si prega di lasciare il tuo feedback qui...](#)

