

calculatoratoz.comunitsconverters.com

Progettazione di recipienti a pressione soggetti a pressione interna 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...](#)



Lista di 17 Progettazione di recipienti a pressione soggetti a pressione interna Formule

Progettazione di recipienti a pressione soggetti a pressione interna ↗

1) Diametro del cerchio del bullone ↗

fx $B = G_o + (2 \cdot d_b) + 12$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

ex $4.112m = 1.1m + (2 \cdot 1.5m) + 12$

2) Diametro della guarnizione alla reazione al carico ↗

fx $G = G_o - 2 \cdot b$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

ex $0.46m = 1.1m - 2 \cdot 0.32m$

3) Diametro esterno della flangia utilizzando il diametro del bullone ↗

fx $D_{fo} = B + 2 \cdot d_b + 12$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

ex $7.112m = 4.1m + 2 \cdot 1.5m + 12$



4) Distanza massima dei bulloni

fx $b_{s(\max)} = 2 \cdot d_b + \left(6 \cdot \frac{t_f}{m} + 0.5 \right)$

[Apri Calcolatrice !\[\]\(e78f798d4ea5c530c9db49e7d26e6b95_img.jpg\)](#)

ex $303.5m = 2 \cdot 1.5m + \left(6 \cdot \frac{100m}{2} + 0.5 \right)$

5) Distanza minima dei bulloni

fx $b_{s(\min)} = 2.5 \cdot d_b$

[Apri Calcolatrice !\[\]\(05be7c7a8995decd503647c99211f7c2_img.jpg\)](#)

ex $3.75m = 2.5 \cdot 1.5m$

6) Distanza radiale dalla reazione del carico della guarnizione al cerchio del bullone

fx $h_G = \frac{B - G}{2}$

[Apri Calcolatrice !\[\]\(fe3aebe81acea8d45108cd2768939da7_img.jpg\)](#)

ex $1.82m = \frac{4.1m - 0.46m}{2}$

7) Fattore di guarnizione

fx $m = \frac{W - A_2 \cdot P_{\text{test}}}{A_1 \cdot P_{\text{test}}}$

[Apri Calcolatrice !\[\]\(899d8b7697d64725bf017d3296cfcf1b_img.jpg\)](#)

ex $2.380989 = \frac{97N - 13m^2 \cdot 0.39Pa}{99m^2 \cdot 0.39Pa}$



8) Forza finale idrostatica utilizzando la pressione di progetto ↗

fx $H = \left(\frac{\pi}{4}\right) \cdot (h_G^2) \cdot P_i$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

ex $2.5E^7N = \left(\frac{\pi}{4}\right) \cdot ((1.82m)^2) \cdot 9.8MPa$

9) Pressione interna del vaso cilindrico data la sollecitazione del cerchio ↗

fx $P_{HoopStress} = \frac{2 \cdot \sigma_c \cdot t_c}{D}$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

ex $1560.672Pa = \frac{2 \cdot 1625.7Pa \cdot 2.4m}{5m}$

10) Pressione interna del vaso sottoposta a sollecitazione longitudinale ↗

fx $P_{LS} = \frac{4 \cdot \sigma_l \cdot t_c}{D}$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

ex $51776.64Pa = \frac{4 \cdot 26967Pa \cdot 2.4m}{5m}$

11) Sforzo del cerchio ↗

fx $E = \frac{l_2 - l_0}{l_0}$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

ex $0.428571 = \frac{10m - 7m}{7m}$



12) Sollecitazione circonferenziale (sollecitazione del cerchio) nel guscio cilindrico

fx $\sigma_c = \frac{P_{Internal} \cdot D}{2} \cdot t_c$

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

ex $1625.7 \text{ Pa} = \frac{270.95 \text{ Pa} \cdot 5 \text{ m}}{2} \cdot 2.4 \text{ m}$

13) Sollecitazione longitudinale (sollecitazione assiale) nel guscio cilindrico

fx $\sigma_{CylindricalShell} = \frac{P_{LS} \cdot D}{4} \cdot t_c$

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

ex $155329.9 \text{ Pa} = \frac{51776.64 \text{ Pa} \cdot 5 \text{ m}}{4} \cdot 2.4 \text{ m}$

14) Spessore della parete del guscio cilindrico data la sollecitazione del cerchio

fx $t_{c_{hoopstress}} = \frac{2 \cdot P_{HoopStress} \cdot D}{\sigma_c}$

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

ex $9.6 \text{ m} = \frac{2 \cdot 1560.672 \text{ Pa} \cdot 5 \text{ m}}{1625.7 \text{ Pa}}$



15) Spessore della parete del recipiente a pressione data la sollecitazione longitudinale ↗

fx $t_{c\text{longitudinalstress}} = \frac{P_{\text{Internal}} \cdot D}{4 \cdot \sigma_l}$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

ex $0.012559 \text{ Pa} = \frac{270.95 \text{ Pa} \cdot 5 \text{ m}}{4 \cdot 26967 \text{ Pa}}$

16) Spessore effettivo della testa conica ↗

fx $t_e = t_{ch} \cdot (\cos(A))$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

ex $1.575966 \text{ m} = 3 \text{ m} \cdot (\cos(45 \text{ rad}))$

17) Valore del coefficiente per lo spessore della flangia ↗

fx $k = \left(\frac{1}{(0.3) + \frac{1.5 \cdot W_m \cdot h_G}{H_{\text{gasket}} \cdot G}} \right)$

[Apri Calcolatrice ↗](#)

ex $0.456107 = \left(\frac{1}{(0.3) + \frac{1.5 \cdot 1000 \text{ N} \cdot 1.82 \text{ m}}{3136 \text{ N} \cdot 0.46 \text{ m}}} \right)$



Variabili utilizzate

- **A** Angolo dell'apice (*Radiane*)
- **A₁** Zona guarnizioni (*Metro quadrato*)
- **A₂** Area interna della guarnizione (*Metro quadrato*)
- **b** Larghezza effettiva della sede della guarnizione (*metro*)
- **B** Diametro del cerchio dei bulloni (*metro*)
- **b_{s(max)}** Distanza massima dei bulloni (*metro*)
- **b_{s(min)}** Spaziatura minima dei bulloni (*metro*)
- **D** Diametro medio del guscio (*metro*)
- **d_b** Diametro nominale del bullone (*metro*)
- **D_{fo}** Diametro flangia esterna (*metro*)
- **E** Ceppo del cerchio
- **G** Diametro della guarnizione alla reazione di carico (*metro*)
- **G_o** Diametro esterno della guarnizione (*metro*)
- **H** Forza finale idrostatica (*Newton*)
- **h_G** Distanza radiale (*metro*)
- **H_{gasket}** Forza finale idrostatica nella guarnizione di tenuta (*Newton*)
- **k** Valore del coefficiente per lo spessore della flangia
- **I₀** Lunghezza iniziale (*metro*)
- **I₂** Lunghezza finale (*metro*)
- **m** Fattore di guarnizione
- **P_{HoopStress}** Pressione interna data dallo stress del cerchio (*Pascal*)
- **P_i** Pressione interna (*Megapascal*)



- P_{Internal} Pressione interna per il recipiente (Pascal)
- P_{LS} Pressione interna data sollecitazione longitudinale (Pascal)
- P_{test} Prova di pressione (Pascal)
- t_c Spessore del guscio cilindrico (metro)
- t_{ch} Spessore della testa conica (metro)
- t_e Spessore effettivo (metro)
- t_f Spessore della flangia (metro)
- $t_{ch hoop stress}$ Spessore del guscio per la sollecitazione del telaio (metro)
- $t_{ch longitudinal stress}$ Spessore del guscio per sollecitazione longitudinale (Pasquale)
- W Forza di fissaggio totale (Newton)
- W_m Carichi massimi dei bulloni (Newton)
- σ_c Sollecitazione circonferenziale (Pasquale)
- $\sigma_{\text{CylindricalShell}}$ Sollecitazione longitudinale per il guscio cilindrico (Pascal)
- σ_l Sollecitazione longitudinale (Pascal)



Costanti, Funzioni, Misure utilizzate

- **Costante:** **pi**, 3.14159265358979323846264338327950288
Archimedes' constant
- **Funzione:** **cos**, cos(Angle)
Trigonometric cosine function
- **Misurazione:** **Lunghezza** in metro (m)
Lunghezza Conversione unità 
- **Misurazione:** **La zona** in Metro quadrato (m²)
La zona Conversione unità 
- **Misurazione:** **Pressione** in Pascal (Pa), Megapascal (MPa)
Pressione Conversione unità 
- **Misurazione:** **Forza** in Newton (N)
Forza Conversione unità 
- **Misurazione:** **Angolo** in Radiante (rad)
Angolo Conversione unità 
- **Misurazione:** **Fatica** in Pasquale (Pa)
Fatica Conversione unità 



Controlla altri elenchi di formule

- Progettazione di recipienti a pressione soggetti a pressione interna Formule 
- Teste di navi Formule 

Sentiti libero di CONDIVIDERE questo documento con i tuoi amici!

PDF Disponibile in

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

1/4/2024 | 6:26:35 AM UTC

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

