

calculatoratoz.comunitsconverters.com

Emballage Formules

[calculatrices !](#)[Exemples!](#)[conversions !](#)

Signet calculatoratoz.com, unitsconverters.com

Couverture la plus large des calculatrices et croissantes - **30 000+ calculatrices !**
Calculer avec une unité différente pour chaque variable - **Dans la conversion d'unité intégrée !**

La plus large collection de mesures et d'unités - **250+ Mesures !**

N'hésitez pas à PARTAGER ce document avec vos amis !

[Veuillez laisser vos commentaires ici...](#)



Liste de 56 Emballage Formules

Emballage ↗

Charges de boulons dans les joints d'étanchéité ↗

1) Charge de boulon dans des conditions de fonctionnement données Hydrostatique

End Force ↗

fx $W_{m1} = \left(\left(\frac{\pi}{4} \right) \cdot (G)^2 \cdot P \right) + (2 \cdot b \cdot \pi \cdot G \cdot P \cdot m)$

Ouvrir la calculatrice ↗

ex

$$15486.8N = \left(\left(\frac{\pi}{4} \right) \cdot (32mm)^2 \cdot 3.9MPa \right) + (2 \cdot 4.2mm \cdot \pi \cdot 32mm \cdot 3.9MPa \cdot 3.75)$$

2) Charge de boulon dans la conception de la bride pour le siège du joint ↗

fx $W_{m1} = \left(\frac{A_m + A_b}{2} \right) \cdot \sigma_{sbat}$

Ouvrir la calculatrice ↗

ex $15612.38N = \left(\frac{1120mm^2 + 126mm^2}{2} \right) \cdot 25.06N/mm^2$

3) Charge de boulon en condition de fonctionnement ↗

fx $W_{m1} = H + H_p$

Ouvrir la calculatrice ↗

ex $15486N = 3136N + 12350N$

4) Charge initiale du boulon sur le siège du joint d'étanchéité ↗

fx $W_{m2} = \pi \cdot b \cdot G \cdot y_{sl}$

Ouvrir la calculatrice ↗

ex $1625.586N = \pi \cdot 4.2mm \cdot 32mm \cdot 3.85N/mm^2$



5) Charge sur les boulons basée sur la force d'extrémité hydrostatique ↗

fx $F_b = f_s \cdot P_t \cdot A_m$

Ouvrir la calculatrice ↗

ex $18816N = 3 \cdot 5.6MPa \cdot 1120mm^2$

6) Contrainte requise pour l'assise du joint ↗

fx $\sigma_{sbat} = \frac{2 \cdot \pi \cdot y_{sl} \cdot G \cdot N}{A_b}$

Ouvrir la calculatrice ↗

ex $25.18859N/mm^2 = \frac{2 \cdot \pi \cdot 3.85N/mm^2 \cdot 32mm \cdot 4.1mm}{126mm^2}$

7) Contrainte requise pour l'assise du joint compte tenu de la charge du boulon ↗

fx $\sigma_{sbat} = \frac{W_{m1}}{\frac{A_m + A_b}{2}}$

Ouvrir la calculatrice ↗

ex $24.85714N/mm^2 = \frac{15486N}{\frac{1120mm^2 + 126mm^2}{2}}$

8) Déviation de la charge initiale du boulon du ressort pour sceller le joint d'étanchéité ↗

fx $y_{sl} = \frac{W_{m2}}{\pi \cdot b \cdot G}$

Ouvrir la calculatrice ↗

ex $3.801245N/mm^2 = \frac{1605N}{\pi \cdot 4.2mm \cdot 32mm}$



9) Force de contact hydrostatique donnée Charge de boulon dans des conditions de fonctionnement ↗

fx $H_p = W_{m1} - \left(\left(\frac{\pi}{4} \right) \cdot (G)^2 \cdot P \right)$

[Ouvrir la calculatrice ↗](#)

ex $12349.43N = 15486N - \left(\left(\frac{\pi}{4} \right) \cdot (32mm)^2 \cdot 3.9MPa \right)$

10) Force d'extrémité hydrostatique ↗

fx $H = W_{m1} - H_p$

[Ouvrir la calculatrice ↗](#)

ex $3136N = 15486N - 12350N$

11) Force d'extrémité hydrostatique donnée à la charge du boulon dans les conditions de fonctionnement ↗

fx $H = W_{m1} - (2 \cdot b \cdot \pi \cdot G \cdot m \cdot P)$

[Ouvrir la calculatrice ↗](#)

ex $3135.771N = 15486N - (2 \cdot 4.2mm \cdot \pi \cdot 32mm \cdot 3.75 \cdot 3.9MPa)$

12) Largeur du collier en U compte tenu de la charge initiale du boulon sur le joint d'étanchéité du siège ↗

fx $b = \frac{W_{m2}}{\pi \cdot G \cdot y_{sl}}$

[Ouvrir la calculatrice ↗](#)

ex $4.146813mm = \frac{1605N}{\pi \cdot 32mm \cdot 3.85N/mm^2}$

13) Largeur du joint en fonction de la section transversale réelle des boulons ↗

fx $N = \frac{\sigma_{sbat} \cdot A_b}{2 \cdot \pi \cdot y_{sl} \cdot G}$

[Ouvrir la calculatrice ↗](#)

ex $4.079069mm = \frac{25.06N/mm^2 \cdot 126mm^2}{2 \cdot \pi \cdot 3.85N/mm^2 \cdot 32mm}$



14) Pression d'essai donnée Bolt Load ↗

$$fx \quad P_t = \frac{F_b}{f_s \cdot A_m}$$

[Ouvrir la calculatrice ↗](#)

$$ex \quad 5.401786 \text{ MPa} = \frac{18150 \text{ N}}{3 \cdot 1120 \text{ mm}^2}$$

15) Surface de section transversale réelle des boulons compte tenu du diamètre de la racine du filetage ↗

$$fx \quad A_b = \frac{2 \cdot \pi \cdot y_{sl} \cdot G \cdot N}{\sigma_{sbat}}$$

[Ouvrir la calculatrice ↗](#)

$$ex \quad 126.6466 \text{ mm}^2 = \frac{2 \cdot \pi \cdot 3.85 \text{ N/mm}^2 \cdot 32 \text{ mm} \cdot 4.1 \text{ mm}}{25.06 \text{ N/mm}^2}$$

16) Surface totale de la section transversale du boulon à la racine du filetage ↗

$$fx \quad A_{m1} = \frac{W_{m1}}{\sigma_{sbd}}$$

[Ouvrir la calculatrice ↗](#)

$$ex \quad 297.8077 \text{ mm}^2 = \frac{15486 \text{ N}}{52 \text{ N/mm}^2}$$

Emballage élastique ↗**17) Diamètre du boulon compte tenu de la force de frottement exercée par la garniture souple sur la tige alternative ↗**

$$fx \quad d = \frac{F_{friction}}{.005 \cdot p}$$

[Ouvrir la calculatrice ↗](#)

$$ex \quad 13.86792 \text{ mm} = \frac{294 \text{ N}}{.005 \cdot 4.24 \text{ MPa}}$$



18) Force de friction exercée par une garniture souple sur la tige alternative ↗

fx $F_{\text{friction}} = .005 \cdot p \cdot d$

Ouvrir la calculatrice ↗

ex $296.8\text{N} = .005 \cdot 4.24\text{MPa} \cdot 14\text{mm}$

19) Pression de fluide donnée Résistance à la torsion ↗

fx $p = \frac{M_t \cdot 2}{.005 \cdot (d)^2}$

Ouvrir la calculatrice ↗

ex $4.204082\text{MPa} = \frac{2.06\text{N} \cdot 2}{.005 \cdot (14\text{mm})^2}$

20) Pression du fluide donnée Résistance au frottement ↗

fx $p = \frac{F_{\text{friction}} - F_0}{\mu \cdot A}$

Ouvrir la calculatrice ↗

ex $4.20202\text{MPa} = \frac{294\text{N} - 190\text{N}}{0.3 \cdot 82.5\text{mm}^2}$

21) Pression du fluide par garniture souple exercée par la force de frottement sur la tige alternative ↗

fx $p = \frac{F_{\text{friction}}}{.005 \cdot d}$

Ouvrir la calculatrice ↗

ex $4.2\text{MPa} = \frac{294\text{N}}{.005 \cdot 14\text{mm}}$

22) Résistance à la torsion dans le frottement du mouvement rotatif ↗

fx $M_t = \frac{F_{\text{friction}} \cdot d}{2}$

Ouvrir la calculatrice ↗

ex $2.058\text{N} = \frac{294\text{N} \cdot 14\text{mm}}{2}$



23) Résistance à la torsion donnée à la pression du fluide ↗

fx $M_t = \frac{.005 \cdot (d)^2 \cdot p}{2}$

[Ouvrir la calculatrice ↗](#)

ex $2.0776N = \frac{.005 \cdot (14mm)^2 \cdot 4.24MPa}{2}$

24) Résistance au frottement ↗

fx $F_{friction} = F_0 + (\mu \cdot A \cdot p)$

[Ouvrir la calculatrice ↗](#)

ex $294.94N = 190N + (0.3 \cdot 82.5mm^2 \cdot 4.24MPa)$

25) Résistance d'étanchéité ↗

fx $F_0 = F_{friction} - (\mu \cdot A \cdot p)$

[Ouvrir la calculatrice ↗](#)

ex $189.06N = 294N - (0.3 \cdot 82.5mm^2 \cdot 4.24MPa)$

Joints métalliques ↗

26) Diamètre mineur du boulon compte tenu de la force de travail ↗

fx

[Ouvrir la calculatrice ↗](#)

$$d_2 = \left(\frac{\sqrt{\left((d_1)^2 - (d_{gb})^2 \right) \cdot p_{seal}}}{\sqrt{(i \cdot 68.7)}} \right) + \frac{4 \cdot F_\mu}{3.14 \cdot i \cdot 68.7}$$

ex $10822.58mm = \left(\frac{\sqrt{\left((34mm)^2 - (11.5mm)^2 \right) \cdot 4.25MPa}}{\sqrt{(2 \cdot 68.7)}} \right) + \frac{4 \cdot 560.36N}{3.14 \cdot 2 \cdot 68.7}$



27) Force de frottement donnée Diamètre mineur du boulon ↗

[Ouvrir la calculatrice ↗](#)

$$F_{\mu} = \frac{\left(d_2 - \left(\frac{\sqrt{((d_1)^2 - (d_{gb})^2) \cdot p_{seal}}}{\sqrt{i \cdot F_c}} \right) \right) \cdot 3.14 \cdot i \cdot F_c}{4}$$

ex

$$560.3676N = \frac{\left(9.5mm - \left(\frac{\sqrt{((34mm)^2 - (11.5mm)^2) \cdot 4.25MPa}}{\sqrt{2 \cdot 24.18N/mm^2}} \right) \right) \cdot 3.14 \cdot 2 \cdot 24.18N/mm^2}{4}$$

Emballage auto-scellant ↗

28) Diamètre du boulon donné Épaisseur de la paroi radiale de l'anneau ↗

[Ouvrir la calculatrice ↗](#)

$$d_{bolt} = \frac{\left(\frac{h}{6.36 \cdot (10^{-3})} \right)^1}{.2}$$

$$36949.69mm = \frac{\left(\frac{47mm}{6.36 \cdot (10^{-3})} \right)^1}{.2}$$

29) Épaisseur de la paroi de l'anneau radial donnée Largeur du collier en forme de U ↗

[Ouvrir la calculatrice ↗](#)

$$h = \frac{b}{4}$$

$$1.05mm = \frac{4.2mm}{4}$$



30) Épaisseur de paroi de l'anneau radial en tenant compte des unités SI ↗

$$fx \quad h = 6.36 \cdot (10^{-3}) \cdot (d_{\text{bolt}})^2$$

[Ouvrir la calculatrice](#) ↗

$$ex \quad 2.479166\text{mm} = 6.36 \cdot (10^{-3}) \cdot (9\text{mm})^2$$

31) Largeur du col en U ↗

$$fx \quad b = 4 \cdot h$$

[Ouvrir la calculatrice](#) ↗

$$ex \quad 188\text{mm} = 4 \cdot 47\text{mm}$$

Emballage d'anneau en V ↗**Installations de ressorts multiples** ↗**32) Charge de boulon compte tenu du module d'élasticité et de la longueur d'incrément**[Ouvrir la calculatrice](#) ↗

$$fx \quad F_b = E \cdot \frac{dl}{\left(\frac{l_1}{A_i} \right) + \left(\frac{l_2}{A_t} \right)}$$

$$ex \quad 99.53362\text{N} = 10.01\text{MPa} \cdot \frac{1.5\text{mm}}{\left(\frac{3.2\text{mm}}{53\text{mm}^2} \right) + \left(\frac{3.8\text{mm}}{42\text{mm}^2} \right)}$$

33) Charge de boulon dans le joint d'étanchéité ↗

$$fx \quad F_b = 11 \cdot \frac{m_{ti}}{dn}$$

[Ouvrir la calculatrice](#) ↗

$$ex \quad 9821.429\text{N} = 11 \cdot \frac{2.5\text{N}}{2.8\text{mm}}$$



34) Charge de boulon donnée Pression de bride

$$\text{fx } F_b = p_f \cdot a \cdot \frac{C_u}{n}$$

[Ouvrir la calculatrice](#)

$$\text{ex } 15.4\text{N} = 5.5\text{MPa} \cdot 100\text{mm}^2 \cdot \frac{0.14}{5}$$

35) Couple initial du boulon compte tenu de la charge du boulon

$$\text{fx } m_{ti} = dn \cdot \frac{F_b}{11}$$

[Ouvrir la calculatrice](#)

$$\text{ex } 4.62\text{N} = 2.8\text{mm} \cdot \frac{18150\text{N}}{11}$$

36) Diamètre nominal du boulon donné Charge du boulon

$$\text{fx } dn = 11 \cdot \frac{m_{ti}}{F_b}$$

[Ouvrir la calculatrice](#)

$$\text{ex } 1.515152\text{mm} = 11 \cdot \frac{2.5\text{N}}{18150\text{N}}$$

37) Épaisseur du joint non comprimé

$$\text{fx } h_i = \frac{100 \cdot b}{100 - P_s}$$

[Ouvrir la calculatrice](#)

$$\text{ex } 5\text{mm} = \frac{100 \cdot 4.2\text{mm}}{100 - 16}$$

38) Largeur du collier en U donnée non compressée Épaisseur du joint

$$\text{fx } b = \frac{(h_i) \cdot (100 - P_s)}{100}$$

[Ouvrir la calculatrice](#)

$$\text{ex } 5.04\text{mm} = \frac{(6\text{mm}) \cdot (100 - 16)}{100}$$



39) Moment de torsion donné Pression de bride ↗

$$fx \quad T = \frac{p_f \cdot a \cdot C_u \cdot d_{bolt}}{2 \cdot n}$$

[Ouvrir la calculatrice](#)

$$ex \quad 0.0693N*m = \frac{5.5MPa \cdot 100mm^2 \cdot 0.14 \cdot 9mm}{2 \cdot 5}$$

40) Nombre de boulons donnés Pression de bride ↗

$$fx \quad n = p_f \cdot a \cdot \frac{C_u}{F_b}$$

[Ouvrir la calculatrice](#)

$$ex \quad 0.004242 = 5.5MPa \cdot 100mm^2 \cdot \frac{0.14}{18150N}$$

41) Pourcentage minimal de compression ↗

$$fx \quad P_s = 100 \cdot \left(1 - \left(\frac{b}{h_i} \right) \right)$$

[Ouvrir la calculatrice](#)

$$ex \quad 30 = 100 \cdot \left(1 - \left(\frac{4.2mm}{6mm} \right) \right)$$

42) Pression de bride développée en raison du serrage du boulon ↗

$$fx \quad p_f = n \cdot \frac{F_b}{a \cdot C_u}$$

[Ouvrir la calculatrice](#)

$$ex \quad 6482.143MPa = 5 \cdot \frac{18150N}{100mm^2 \cdot 0.14}$$



43) Pression de bride donnée Moment de torsion ↗

$$fx \quad p_f = 2 \cdot n \cdot \frac{T}{a \cdot C_u \cdot d_{bolt}}$$

[Ouvrir la calculatrice ↗](#)

$$ex \quad 1031.746 \text{ MPa} = 2 \cdot 5 \cdot \frac{13 \text{ N*m}}{100 \text{ mm}^2 \cdot 0.14 \cdot 9 \text{ mm}}$$

44) Surface de joint donnée Pression de bride ↗

$$fx \quad a = n \cdot \frac{F_b}{p_f \cdot C_u}$$

[Ouvrir la calculatrice ↗](#)

$$ex \quad 117857.1 \text{ mm}^2 = 5 \cdot \frac{18150 \text{ N}}{5.5 \text{ MPa} \cdot 0.14}$$

Installations à ressort unique ↗**45) Déflexion du ressort conique ↗**

$$fx \quad y = .0123 \cdot \frac{(D_{driver \ a})^2}{d_{sw}}$$

[Ouvrir la calculatrice ↗](#)

$$ex \quad 0.1968 \text{ mm} = .0123 \cdot \frac{(8 \text{ mm})^2}{4 \text{ mm}}$$

46) Diamètre du fil pour le ressort donné Diamètre moyen du ressort conique ↗

$$fx \quad d_{sw} = \frac{\left(\frac{\pi \cdot (D_m)^2}{139300} \right)^{\frac{1}{3}}}{3}$$

[Ouvrir la calculatrice ↗](#)

$$ex \quad 3.3E^{-6} \text{ mm} = \frac{\left(\frac{\pi \cdot (21 \text{ mm})^2}{139300} \right)^{\frac{1}{3}}}{3}$$



47) Diamètre extérieur du fil à ressort donné Diamètre moyen réel du ressort conique[Ouvrir la calculatrice](#)

fx $D_o = D_{\text{driver}} - \left(\frac{1}{2} \right) \cdot (w + d_{sw})$

ex $1.75\text{mm} = 8\text{mm} - \left(\frac{1}{2} \right) \cdot (8.5\text{mm} + 4\text{mm})$

48) Diamètre intérieur de l'élément donné Diamètre moyen du ressort conique[Ouvrir la calculatrice](#)

fx $D_i = D_m - \left(\left(\frac{3}{2} \right) \cdot w \right)$

ex $8.25\text{mm} = 21\text{mm} - \left(\left(\frac{3}{2} \right) \cdot 8.5\text{mm} \right)$

49) Diamètre moyen du ressort conique[Ouvrir la calculatrice](#)

fx $D_m = D_i + \left(\left(\frac{3}{2} \right) \cdot w \right)$

ex $18.15\text{mm} = 5.4\text{mm} + \left(\left(\frac{3}{2} \right) \cdot 8.5\text{mm} \right)$

50) Diamètre moyen du ressort conique donné Diamètre du fil du ressort[Ouvrir la calculatrice](#)

fx $D_m = \frac{\left(\frac{(d_{sw})^3 \cdot 139300}{\pi} \right)^1}{2}$

ex $1.418898\text{mm} = \frac{\left(\frac{(4\text{mm})^3 \cdot 139300}{\pi} \right)^1}{2}$



51) Diamètre moyen réel du ressort conique ↗

fx $D_{\text{driver a}} = D_o - \left(\frac{1}{2} \right) \cdot (w + d_{sw})$

Ouvrir la calculatrice ↗

ex $0.75\text{mm} = 7\text{mm} - \left(\frac{1}{2} \right) \cdot (8.5\text{mm} + 4\text{mm})$

52) Diamètre moyen réel du ressort conique compte tenu de la déflexion du ressort ↗

fx $D_{\text{driver a}} = \frac{\left(\frac{y \cdot d_{sw}}{0.0123} \right)^1}{2}$

Ouvrir la calculatrice ↗

ex $0.422764\text{mm} = \frac{\left(\frac{2.6\text{mm} \cdot 4\text{mm}}{0.0123} \right)^1}{2}$

53) Diamètre réel du fil à ressort compte tenu de la déflexion du ressort ↗

fx $d_{sw} = .0123 \cdot \frac{(D_{\text{driver a}})^2}{y}$

Ouvrir la calculatrice ↗

ex $0.302769\text{mm} = .0123 \cdot \frac{(8\text{mm})^2}{2.6\text{mm}}$

54) Diamètre réel du fil de ressort donné Diamètre moyen réel du ressort conique ↗

fx $d_{sw} = 2 \cdot \left(D_{\text{driver a}} + D_o - \left(\frac{w}{2} \right) \right)$

Ouvrir la calculatrice ↗

ex $21.5\text{mm} = 2 \cdot \left(8\text{mm} + 7\text{mm} - \left(\frac{8.5\text{mm}}{2} \right) \right)$



55) Section transversale nominale de la garniture donnée Diamètre moyen du ressort conique 

fx $w = (D_m - D_i) \cdot \frac{2}{3}$

Ouvrir la calculatrice 

ex $10.4\text{mm} = (21\text{mm} - 5.4\text{mm}) \cdot \frac{2}{3}$

56) Section transversale nominale de la garniture donnée Diamètre moyen réel du ressort conique 

fx $w = 2 \cdot \left(D_{\text{driver a}} + D_o - \left(\frac{d_{\text{sw}}}{2} \right) \right)$

Ouvrir la calculatrice 

ex $26\text{mm} = 2 \cdot \left(8\text{mm} + 7\text{mm} - \left(\frac{4\text{mm}}{2} \right) \right)$



Variables utilisées

- **a** Zone de joint (*Millimètre carré*)
- **A** Zone du joint en contact avec l'élément coulissant (*Millimètre carré*)
- **A_b** Zone de boulon réelle (*Millimètre carré*)
- **A_i** Aire de la section transversale à l'entrée (*Millimètre carré*)
- **A_m** Plus grande section transversale des boulons (*Millimètre carré*)
- **A_{m1}** Zone de section transversale du boulon à la racine du filetage (*Millimètre carré*)
- **A_t** Aire de section transversale à la gorge (*Millimètre carré*)
- **b** Largeur du col en U (*Millimètre*)
- **C_u** Coefficient de friction de couple
- **d** Diamètre du boulon d'emballage élastique (*Millimètre*)
- **d₁** Diamètre extérieur de la bagne d'étanchéité (*Millimètre*)
- **d₂** Diamètre mineur du boulon du joint métallique (*Millimètre*)
- **d_{bolt}** Diamètre du boulon (*Millimètre*)
- **D_{driver a}** Diamètre moyen réel du ressort (*Millimètre*)
- **d_{gb}** Diamètre nominal du boulon du joint métallique (*Millimètre*)
- **D_i** Diamètre interieur (*Millimètre*)
- **D_m** Diamètre moyen du ressort conique (*Millimètre*)
- **D_o** Diamètre extérieur du fil à ressort (*Millimètre*)
- **d_{sw}** Diamètre du fil à ressort (*Millimètre*)
- **dl** Longueur incrémentielle dans le sens de la vitesse (*Millimètre*)
- **d_n** Diamètre nominal du boulon (*Millimètre*)
- **E** Module d'élasticité (*Mégapascal*)
- **F₀** Résistance d'étanchéité (*Newton*)
- **F_b** Charge de boulon dans le joint d'étanchéité (*Newton*)
- **F_c** Contrainte de conception pour joint métallique (*Newton par millimètre carré*)



- **F_{friction}** Force de friction dans l'emballage élastique (*Newton*)
- **f_s** Coefficient de sécurité pour la garniture de boulon
- **F_u** Force de frottement dans le joint métallique (*Newton*)
- **G** Diamètre du joint (*Millimètre*)
- **h** Épaisseur de paroi de l'anneau radial (*Millimètre*)
- **H** Force d'extrémité hydrostatique dans le joint d'étanchéité (*Newton*)
- **h_i** Épaisseur du joint non comprimé (*Millimètre*)
- **H_p** Charge de compression totale de la surface du joint (*Newton*)
- **i** Nombre de boulons dans le joint d'étanchéité métallique
- **I₁** Longueur du joint 1 (*Millimètre*)
- **I₂** Longueur du joint 2 (*Millimètre*)
- **m** Facteur de joint
- **M_t** Résistance à la torsion dans l'emballage élastique (*Newton*)
- **m_{ti}** Couple initial du boulon (*Newton*)
- **n** Nombre de boulons
- **N** Largeur du joint (*Millimètre*)
- **p** Pression du fluide dans une garniture élastique (*Mégapascal*)
- **P** Pression au diamètre extérieur du joint (*Mégapascal*)
- **p_f** Pression de bride (*Mégapascal*)
- **P_s** Pourcentage de compression minimum
- **p_{seal}** Pression du fluide sur le joint métallique (*Mégapascal*)
- **P_t** Pression d'essai dans le joint d'étanchéité boulonné (*Mégapascal*)
- **T** Moment de torsion (*Newton-mètre*)
- **w** Section transversale nominale du joint d'étanchéité (*Millimètre*)
- **W_{m1}** Charge de boulon dans des conditions de fonctionnement pour le joint (*Newton*)
- **W_{m2}** Charge initiale du boulon pour asseoir le joint d'étanchéité (*Newton*)
- **y** Déviation du ressort conique (*Millimètre*)
- **y_{sl}** Charge d'assise de l'unité de joint (*Newton par millimètre carré*)



- μ Coefficient de frottement dans la garniture élastique
- σ_{sbat} Contrainte requise pour l'assise du joint (*Newton par millimètre carré*)
- σ_{sbd} Contrainte requise pour les conditions de fonctionnement du joint (*Newton par millimètre carré*)



Constantes, Fonctions, Mesures utilisées

- **Constante:** **pi**, 3.14159265358979323846264338327950288
Archimedes' constant
- **Fonction:** **sqrt**, sqrt(Number)
Square root function
- **La mesure:** **Longueur** in Millimètre (mm)
Longueur Conversion d'unité ↗
- **La mesure:** **Zone** in Millimètre carré (mm²)
Zone Conversion d'unité ↗
- **La mesure:** **Pression** in Mégapascal (MPa)
Pression Conversion d'unité ↗
- **La mesure:** **Force** in Newton (N)
Force Conversion d'unité ↗
- **La mesure:** **Moment de force** in Newton-mètre (N*m)
Moment de force Conversion d'unité ↗
- **La mesure:** **Stresser** in Newton par millimètre carré (N/mm²)
Stresser Conversion d'unité ↗



Vérifier d'autres listes de formules

- Conception de colliers de serrage et de manchons Formules 
- Conception du joint fendu Formules 
- Conception du joint d'articulation Formules 
- Emballage Formules 
- Anneaux de retenue et circlips Formules 
- Joints rivetés Formules 
- Scellés Formules 
- Joints boulonnés filetés Formules 
- Joints soudés Formules 

N'hésitez pas à PARTAGER ce document avec vos amis !

PDF Disponible en

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

1/11/2024 | 5:15:21 AM UTC

[Veuillez laisser vos commentaires ici...](#)

