



@ EPFL

Transmissions par engrenages II

Paramètres normalisés de denture Conditions de fonctionnement

Dr. S. Soubielle



Dans ce cours, nous allons définir...

- ... **Les paramètres normalisés de la roue dentée**
 - ... Rayon de base, rayon primitif, rayon de tête, rayon de pied, angle de pression, pas, module, nombre de dents, entraxe, etc.
- ... **L'entraxe de fonctionnement**
 - ... Et son impact sur les paramètres d'engrènement
- ... **Les conditions de fonctionnement d'un engrenage**
 - ... Condition d'engrènement
 - ... Condition de continuité et définition du rapport de conduite
- ... **Le phénomène d'interférence**
 - ... Interférence d'engrènement et interférence de taillage
 - ... Conditions de non-interférence

Paramètres normalisés – ISO 1122 (1/2)

$d_b // r_b$ diamètre de base // rayon de base

$\alpha (= 20^\circ)$ angle de pression

$d // r$ diamètre primitif // rayon primitif

avec $r = r_b / \cos \alpha$

p_b pas de base

p pas primitif

avec $p = p_b / \cos \alpha$

Z nombre de dents

avec $\pi \cdot d = p \cdot Z$

$m = p/\pi$ module

$\rightarrow d = m \cdot Z$

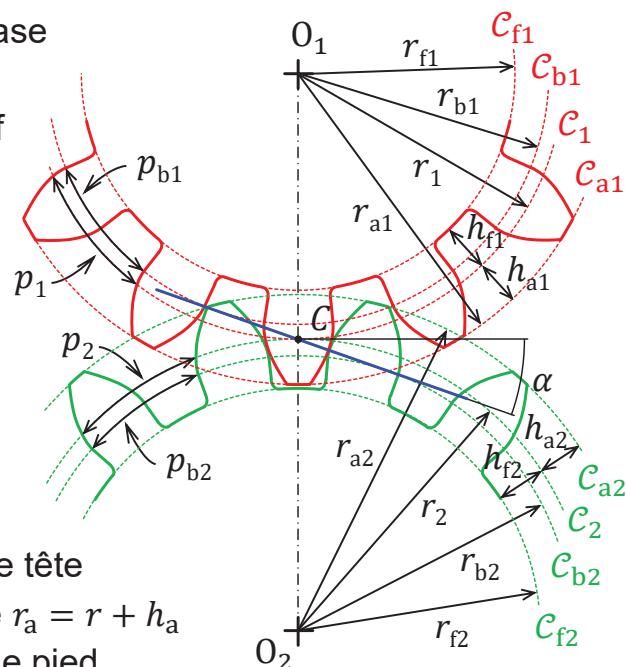
$d_a // r_a$ diamètre de tête // rayon de tête

$h_a (= m)$ hauteur de saillie, telle que $r_a = r + h_a$

$d_f // r_f$ diamètre de pied // rayon de pied

$h_f (= 1,25 \cdot m)$ hauteur de creux, telle que $r_f = r - h_f$

$a = r_1 + r_2$ entraxe de référence



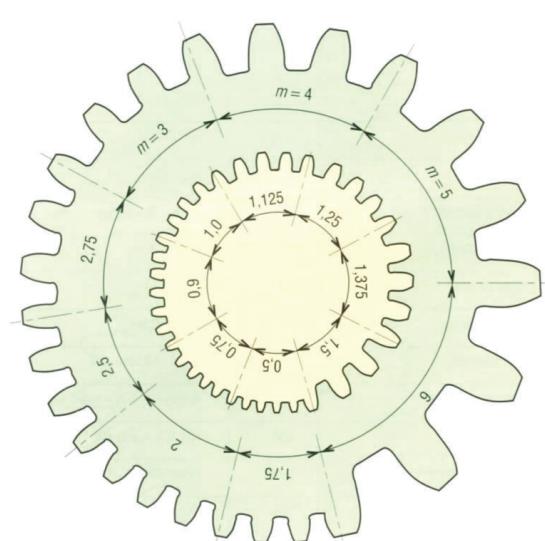
Paramètres normalisés – ISO 1122 (2/2)

Valeur du module m

- Dépend des sollicitations mécaniques (voir cours TE III)
- Valeurs normalisées – ISO 54
(extrait de la série principale)

Série principale selon ISO 54,
valeurs en mm (extrait)

0,5	2,5	10
0,6	3	12
0,8	4	16
1	5	20
1,25	6	25
1,5	8	32
2	10	40



Entraxe de fonctionnement

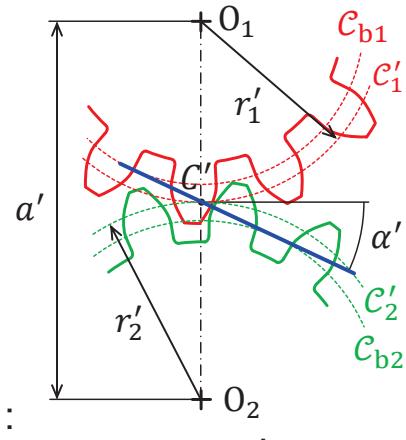
- Fabrication → imprécision sur l'entraxe a**

- Si a trop petit \rightarrow impossible d'assembler les roues dentées
- Si a trop grand \rightarrow jeu dans l'engrenage
- \rightarrow Entraxe de fonctionnement $a' >$ entraxe de référence a

- Effet sur la transmission**

- Angle de pression : $\alpha \rightarrow \alpha' (> \alpha)$
- Pôle C'
- Rayons primitifs apparents :
 $r'_1 = r_{b1} / \cos \alpha'$ et $r'_2 = r_{b2} / \cos \alpha'$
- Rapport de transmission :
 $i = r'_2 / r'_1 = r_{b2} / r_{b1}$
- Expression de α' en fonction de a , a' et α :

$$a = r_1 + r_2 = \frac{r_{b1} + r_{b2}}{\cos \alpha} \quad \text{et} \quad a' = r'_1 + r'_2 = \frac{r_{b1} + r_{b2}}{\cos \alpha'} \quad \rightarrow \quad \frac{a'}{a} = \frac{\cos \alpha}{\cos \alpha'}$$



Condition d'engrènement

Soient deux roues dentées en prise : (\mathcal{R}_1) menante et (\mathcal{R}_2) menée

- Lieu du contact entre les dents**

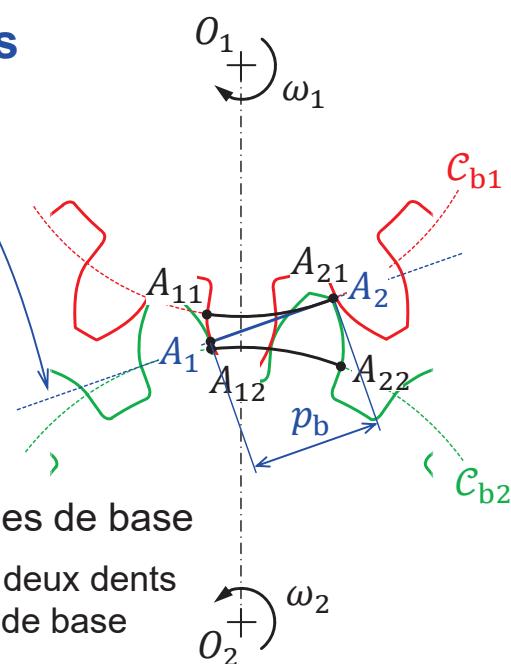
- Le long de la ligne de pression

- Condition d'engrènement**

- Chacune des deux roues doit « avancer d'une dent » en même temps que l'autre...
- Vitesse de rotation des roues définie par la vitesse de translation de la droite génératrice, via les cercles de base

→ Distance parcourue identique entre deux dents sur la génératrice et sur les cercles de base

$$\rightarrow \| \overrightarrow{A_1 A_2} \| = \widehat{A_{11} A_{21}} = \widehat{A_{12} A_{22}} \rightarrow p_{b1} = p_{b2} = p_b$$



Condition de continuité

- Longueur du contact**

Soient deux roues dentées en prise :
 (\mathcal{R}_1) menante et (\mathcal{R}_2) menée

→ Contact le long de la ligne $A_i A_f$
 (porté par la droite de pression)

- Condition de continuité**

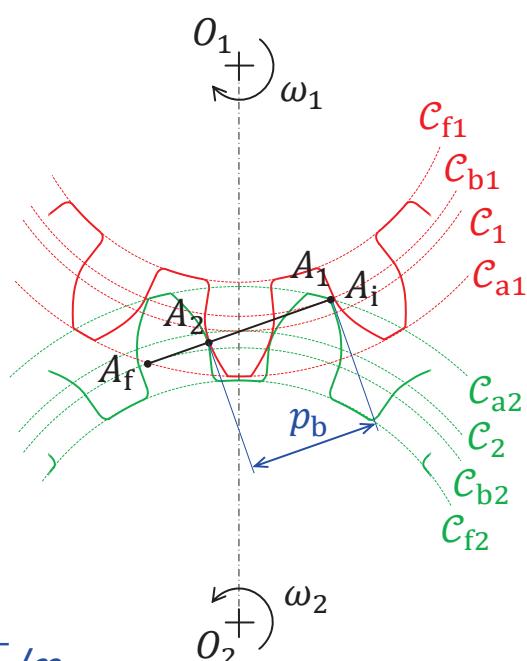
Le point de contact suivant doit être créé avant que le point de contact précédent ne soit rompu

→ Il faut $\overline{A_1 A_2} < \overline{A_i A_f}$

→ Il faut $\overline{A_i A_f} > p_b$

- Rapport de conduite $\varepsilon_\alpha = \overline{A_i A_f} / p_b$**

→ Transmission continue ssi $\varepsilon_\alpha > 1$



Rapport de conduite (1/3)

- Calcul de ε_α si dentures extérieures**

- **On pose les points N_1 et N_2**
 - Points de contact entre la ligne de pression et les cercles de base
 - $\overline{A_i A_f} = \overline{A_i N_2} + \overline{A_f N_1} - \overline{N_1 N_2}$

- **Triangles $O_1 N_1 A_f$ et $O_2 N_2 A_i$**

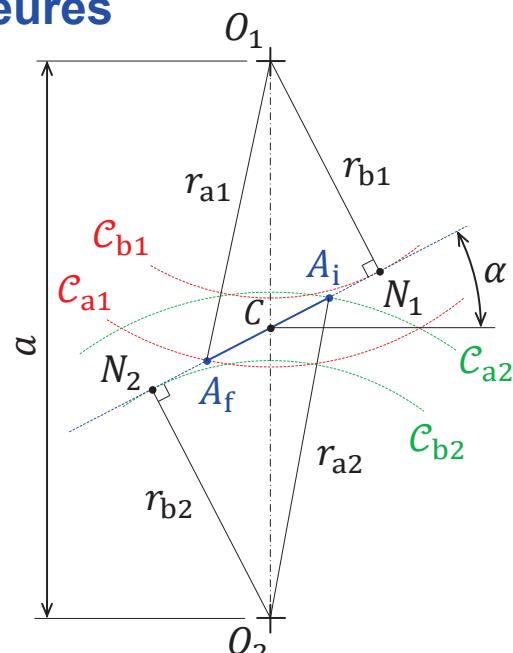
$$\rightarrow \overline{A_f N_1} = \sqrt{\overline{O_1 A_f}^2 - \overline{O_1 N_1}^2}$$

$$\rightarrow \overline{A_i N_2} = \sqrt{\overline{O_2 A_i}^2 - \overline{O_2 N_2}^2}$$

Avec $\overline{O_1 A_f} = r_{a1}$; $\overline{O_1 N_1} = r_{b1}$
 $\overline{O_2 A_i} = r_{a2}$; $\overline{O_2 N_2} = r_{b2}$

- **De plus $\overline{N_1 N_2} = \overline{N_1 C} + \overline{CN_2}$**

Avec $\overline{N_1 C} = \overline{O_1 C} \cdot \sin \alpha$ et $\overline{N_2 C} = \overline{O_2 C} \cdot \sin \alpha$ et $\overline{O_1 C} + \overline{O_2 C} = a$



Rapport de conduite (2/3)

- Calcul de ε_α si dentures ext. (suite)**

- **Finalement** → $\varepsilon_\alpha = \frac{1}{p_b} \cdot \left[\sqrt{r_{a1}^2 - r_{b1}^2} + \sqrt{r_{a2}^2 - r_{b2}^2} - a \cdot \sin \alpha \right]$
- **Dent normalisée** → $p_b = p \cdot \cos \alpha = \pi \cdot m \cdot \cos \alpha$
 - $r_a = r + m = m \cdot \left(\frac{Z}{2} + 1 \right)$
 - $r_b = r \cdot \cos \alpha = \frac{m \cdot Z}{2} \cdot \cos \alpha$
 - $a = \frac{m}{2} \cdot (Z_1 + Z_2)$

- **Résolution**

$$\rightarrow \varepsilon_\alpha = \frac{1}{\pi} \cdot \left[\sqrt{\left(\frac{Z_1 + 2}{2 \cdot \cos \alpha} \right)^2 - \frac{Z_1^2}{4}} + \sqrt{\left(\frac{Z_2 + 2}{2 \cdot \cos \alpha} \right)^2 - \frac{Z_2^2}{4}} - \frac{Z_1 + Z_2}{2} \cdot \tan \alpha \right]$$

Rapport de conduite (3/3)

- Valeur maximale de ε_α**

- **À m et α constants, $\overline{A_i A_f}$ ↗ si r_{a1} et r_{a2} ↗**

→ $(\varepsilon_\alpha)_{\text{Max}}$ s'obtient lorsque $r_{a1} \rightarrow \infty$ et $r_{a2} \rightarrow \infty$

- **Distance cercle primitif / cercle de tête = h_a**

→ $(\overline{A_i A_f})_{\text{Max}} = 2 \cdot h_a / \sin \alpha$

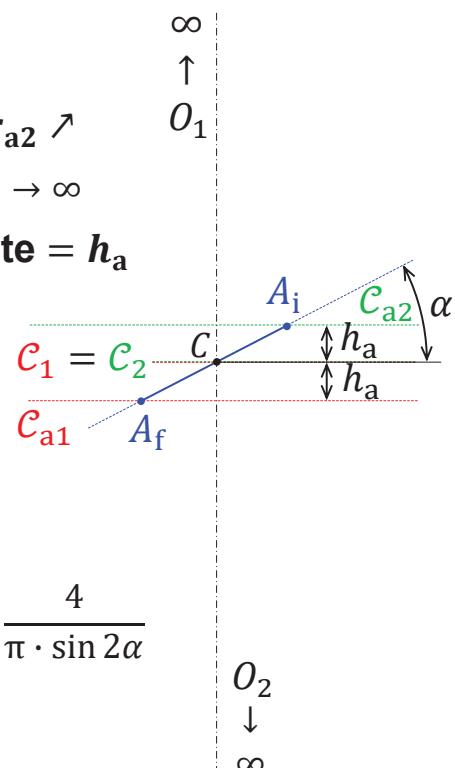
- **Dent normalisée**

→ $h_a = m$

→ $p_b = p \cdot \cos \alpha = \pi \cdot m \cdot \cos \alpha$

- **D'où**

$$(\varepsilon_\alpha)_{\text{Max}} = \frac{(\overline{A_i A_f})_{\text{Max}}}{p_b} = \frac{2 \cdot m}{\pi \cdot m \cdot \sin \alpha \cdot \cos \alpha} = \frac{4}{\pi \cdot \sin 2\alpha}$$

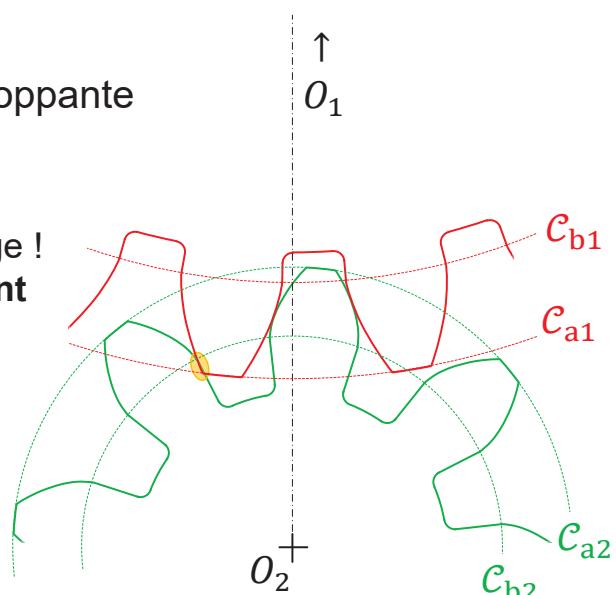
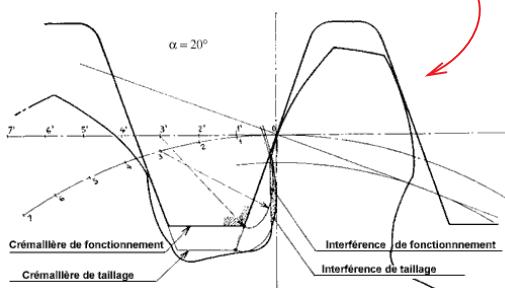


Conditions de non-interférence (1/10)

- Définition de l'interférence**

Contact entre la surface en développante de la dent de la première roue et la base de la dent conjuguée

- Contraintes parasites et/ou blocage !
= **interférence de fonctionnement**
- Pour s'en prémunir, on peut « raboter » la base des dents
= **interférence de taillage**



Conditions de non-interférence (2/10)

- Retour sur le cas précédent**

- Ligne de contact**

- Contact rompu en A'_f (avant d'arriver à A_f)

- Zones d'interférence**

- Bandes jaunes

- Plaçons les points N_1 et N_2**

- Ici on constate que $(A_f ; A'_f) \notin N_1 N_2$

- Bande jaune entre N_2 et A'_f

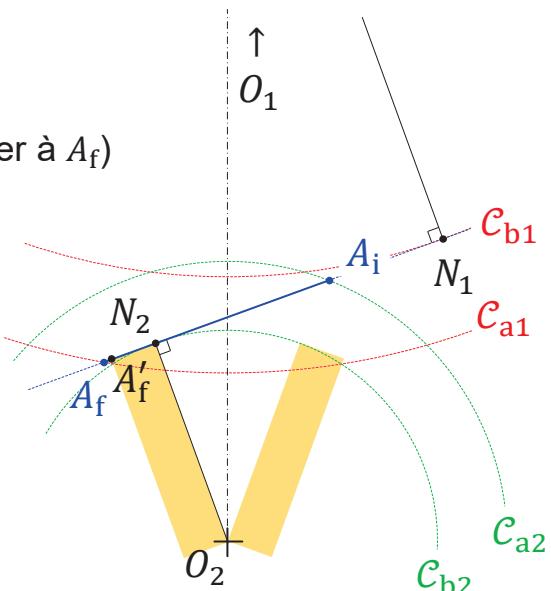
- Si on avait $A_f \in N_1 N_2$ alors**

- Le point A'_f n'existerait pas

- Il n'y aurait pas de contact dent / dent dans la zone jaune

- Il n'y aurait pas d'interférence

- Conditions de non-interférence** → Il faut $(A_i ; A_f) \in N_1 N_2$



Conditions de non-interférence (3/10)

- **Condition « $A_f \in N_1N_2$ »**

- **Cas limite si $A_f = N_2$**

→ Condition sur $(d_2)_{\min}$

→ Déplacement du point A_i

- **Expression de $(d_2)_{\min}$**

- **On pose $\overline{N_1A_f} = \overline{N_1N_2}$**

- **Or $\overline{N_1N_2} = \overline{N_1C} + \overline{CN_2}$**

Avec $\overline{N_1C} = r_1 \cdot \sin \alpha$

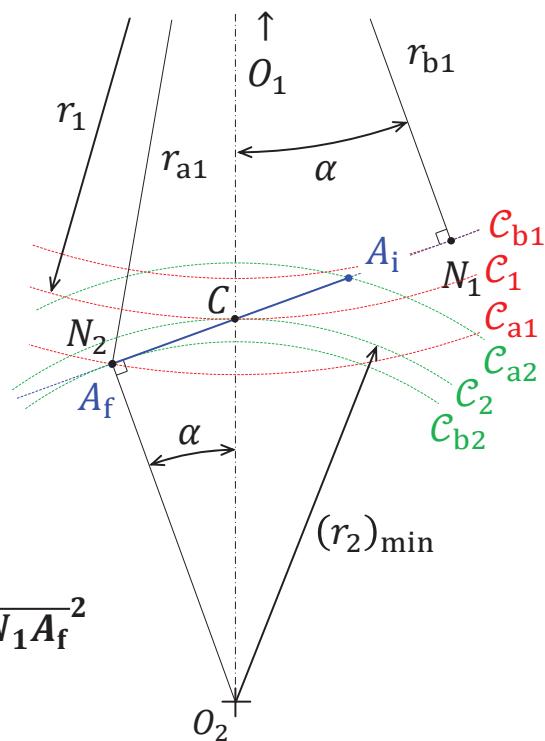
$\overline{CN_2} = (r_2)_{\min} \cdot \sin \alpha$

- **Et (triangle $O_1N_1A_f$) :**

$$\overline{O_1A_f}^2 = \overline{O_1N_1}^2 + \overline{N_1A_f}^2$$

→ Avec $\overline{O_1A_f} = r_{a1} = r_1 + m$

$\overline{O_1N_1} = r_{b1} = r_1 \cdot \cos \alpha$



Conditions de non-interférence (4/10)

- **Condition « $A_f \in N_1N_2$ » (suite)**

- **Résolution**

$$\rightarrow (d_2)_{\min} = \frac{1}{\sin \alpha} \cdot \sqrt{(d_1 + 2 \cdot m)^2 - (d_1 \cdot \cos \alpha)^2} - d_1$$

- **Denture normalisée**

$$\rightarrow d_1 = m \cdot Z_1 \text{ et } d_2 = m \cdot Z_2$$

$$\rightarrow (Z_2)_{\min} = \frac{1}{\sin \alpha} \cdot \sqrt{(Z_1 + 2)^2 - (Z_1 \cdot \cos \alpha)^2} - Z_1$$

- **Après simplifications**

$$\rightarrow (Z_2)_{\min} = \sqrt{Z_1^2 + 4 \cdot \frac{1 + Z_1}{\sin^2 \alpha}} - Z_1$$

Conditions de non-interférence (5/10)

- **Condition « $A_i \in N_1 N_2$ »**

- Correspond à une condition de $(Z_2)_{\text{Max}}$ (avec Z_1 fixé)

→ Équivalent au cas Z_2 fixé et on cherche $(Z_1)_{\text{min}}$

→ On réécrit l'expression de $(Z_2)_{\text{min}}$, mais « à l'envers »

$$Z_1 = \sqrt{(Z_2)_{\text{Max}}^2 + 4 \cdot \frac{1 + (Z_2)_{\text{Max}}}{\sin^2 \alpha} - (Z_2)_{\text{Max}}}$$

- Après résolution, on obtient

$$\rightarrow (Z_2)_{\text{Max}} = \frac{\left(\frac{Z_1 \cdot \sin \alpha}{2}\right)^2 - 1}{1 - \frac{Z_1 \cdot \sin^2 \alpha}{2}}$$



→ Expression valable uniquement si $\frac{2 \cdot \sqrt{1 + 3 \sin^2 \alpha} + 1}{3 \cdot \sin^2 \alpha} < Z_1 < \frac{2}{\sin^2 \alpha}$

- Si $Z_1 \leq \frac{2 \cdot \sqrt{1 + 3 \sin^2 \alpha} + 1}{3 \cdot \sin^2 \alpha}$ → interférence (voir slide suivant)
- Si $Z_1 \geq 2/\sin^2 \alpha$ → $(Z_2)_{\text{Max}} \rightarrow \infty$ (voir cas pignon-crémaillère, slide 20)

Conditions de non-interférence (6/10)

- **Cas si $Z_1 = Z_2 = Z_{\text{min}}$**

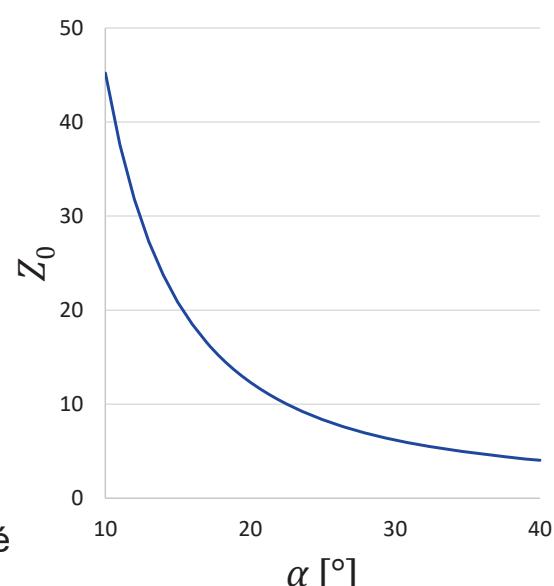
- On réécrit l'expression de $(Z_2)_{\text{min}}$ avec $(Z_2)_{\text{min}} = Z_1 = Z_0$

$$\rightarrow Z_0 = \sqrt{Z_0^2 + 4 \cdot \frac{1 + Z_0}{\sin^2 \alpha} - Z_0}$$

- Après résolution (polynôme du second degré), on obtient

$$\rightarrow Z_0 = \frac{2 \cdot \sqrt{1 + 3 \sin^2 \alpha} + 1}{3 \cdot \sin^2 \alpha}$$

→ Nombre minimum absolu de dents sans interférence, pour un α donné



Conditions de non-interférence (7/10)

- Exercice d'application

 Quels sont les rapports de conduite minimum et maximum que l'on peut obtenir sans interférence avec des roues dentées normalisées ?

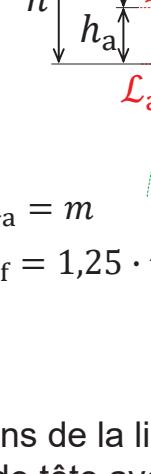
S. Soubielle

17

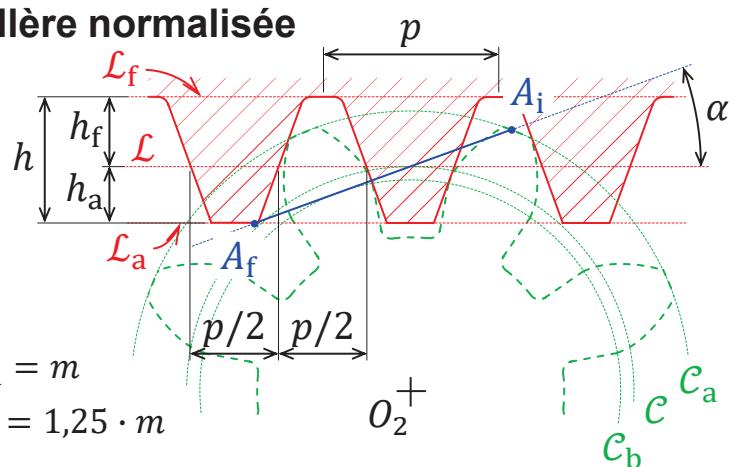
Conditions de non-interférence (8/10)

- **Cas de la crémaillère (1/3)**

- Définition de la crémaillère normalisée

- Pas $p = \pi \cdot m$
 - Hauteur de dent h
 → Ligne de tête \mathcal{L}_a
 → Ligne de pied \mathcal{L}_f
 - Ligne de référence \mathcal{L}
 → Hauteur de saillie $h_a = m$
 → Hauteur de creux $h_f = 1,25 \cdot m$
 - Angle de pression α
 - Ligne de contact $A_i A_f$
 → A_i et A_f : intersections de la ligne de tête / du cercle de tête avec la droite de pression

The diagram illustrates a gear tooth profile with various dimensions labeled in red. The total height of the tooth is h , divided into h_f (height of the root) and h_a (height of the addendum). A horizontal dashed line represents the reference line \mathcal{L} . The top of the tooth is labeled \mathcal{L}_f and the bottom is labeled \mathcal{L}_a . A green dashed line represents the pitch circle. The angle of pressure α is indicated by a red line from the center of the pitch circle to the point of contact A_f on the profile.



Conditions de non-interférence (9/10)

- **Cas de la crémaillère (2/3)**

- **Plaçons les points N_1 et N_2**

→ N_1 repoussé à l'infini

→ Ici N_2 est tel que $A_f \notin N_1N_2$

- **Ligne de contact**

→ Contact rompu en A'_f ($\notin A_iA_f$)

- **Interférence**

→ Bande jaune entre N_2 et A'_f

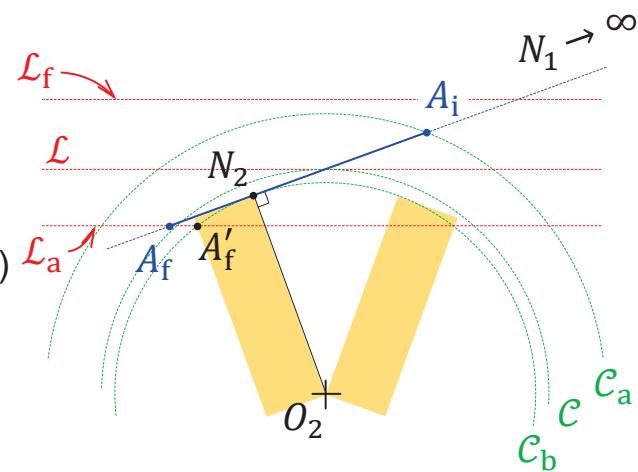
- **Si on avait $A_f \in N_1N_2$ alors**

→ Le point A'_f n'existerait pas

→ Il n'y aurait pas de contact dent / dent dans la zone jaune

→ Il n'y aurait pas d'interférence

- **Conditions de non-interférence** → Il faut $A_f \in N_1N_2$



Conditions de non-interférence (10/10)

- **Cas de la crémaillère (3/3)**

- **Cas limite de non-interférence si $A_f = N_2$**

→ Condition sur d_{\min}

→ Déplacement du point A_i

- **Expression de d_{\min}**

- On pose $\overline{CA_f} = \overline{CN_2}$

Avec $\overline{CN_2} = r_{\min} \cdot \sin \alpha$

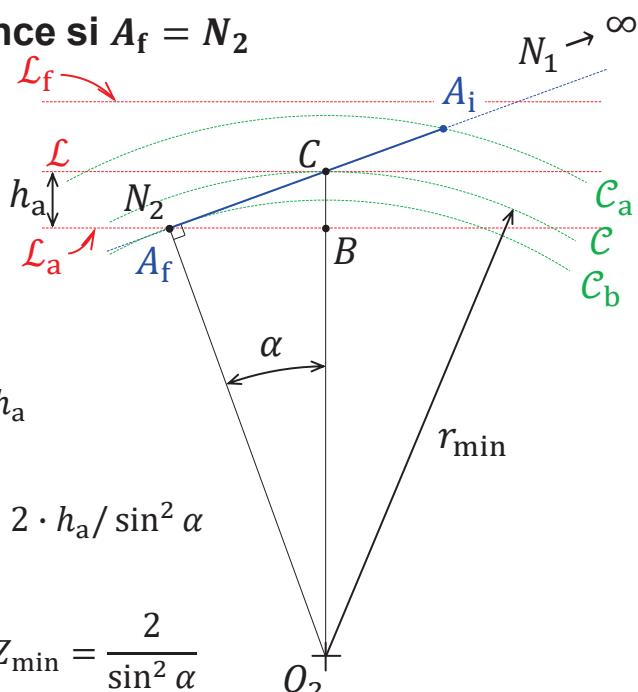
- Soit le point B tel que $\overline{BC} = h_a$

Alors $\overline{CA_f} = h_a / \sin \alpha$

- Finalement $d_{\min} = 2 \cdot r_{\min} = 2 \cdot h_a / \sin^2 \alpha$

- **Denture normalisée**

$$d = m \cdot Z \quad \text{et} \quad h_a = m \quad \rightarrow \quad Z_{\min} = \frac{2}{\sin^2 \alpha}$$



Des questions ?

