



PROJET DE NORME INTERNATIONALE ISO/DIS 14521.2

ISO/TC 60/SC 1

Secrétariat: BSI

Début de vote:
2006-07-03

Vote clos le:
2006-09-04

INTERNATIONAL ORGANIZATION FOR STANDARDIZATION • МЕЖДУНАРОДНАЯ ОРГАНИЗАЦИЯ ПО СТАНДАРТИЗАЦИИ • ORGANISATION INTERNATIONALE DE NORMALISATION

Engrenages — Calcul de la capacité de charge des engrenages à vis

Gear — Calculation of load capacity of wormgears

ICS 21.200

iTeh STANDARD PREVIEW
(standards.iteh.ai)

ISO/DIS 14521.2

[https://standards.iteh.ai/catalog/standards/sist/dabb28f3-0fd3-47bb-aa16-](https://standards.iteh.ai/catalog/standards/sist/dabb28f3-0fd3-47bb-aa16-2774b31515aa/iso-dis-14521-2)

Pour accélérer la distribution, le présent document est distribué tel qu'il est parvenu du secrétariat du comité. Le travail de rédaction et de composition de texte sera effectué au Secrétariat central de l'ISO au stade de publication.

To expedite distribution, this document is circulated as received from the committee secretariat. ISO Central Secretariat work of editing and text composition will be undertaken at publication stage.

CE DOCUMENT EST UN PROJET DIFFUSÉ POUR OBSERVATIONS ET APPROBATION. IL EST DONC SUSCEPTIBLE DE MODIFICATION ET NE PEUT ÊTRE CITÉ COMME NORME INTERNATIONALE AVANT SA PUBLICATION EN TANT QUE TELLE.

OUTRE LE FAIT D'ÊTRE EXAMINÉS POUR ÉTABLIR S'ILS SONT ACCEPTABLES À DES FINS INDUSTRIELLES, TECHNOLOGIQUES ET COMMERCIALES, AINSI QUE DU POINT DE VUE DES UTILISATEURS, LES PROJETS DE NORMES INTERNATIONALES DOIVENT PARFOIS ÊTRE CONSIDÉRÉS DU POINT DE VUE DE LEUR POSSIBILITÉ DE DEVENIR DES NORMES POUVANT SERVIR DE RÉFÉRENCE DANS LA RÉGLEMENTATION NATIONALE.

PDF — Exonération de responsabilité

Le présent fichier PDF peut contenir des polices de caractères intégrées. Conformément aux conditions de licence d'Adobe, ce fichier peut être imprimé ou visualisé, mais ne doit pas être modifié à moins que l'ordinateur employé à cet effet ne bénéficie d'une licence autorisant l'utilisation de ces polices et que celles-ci y soient installées. Lors du téléchargement de ce fichier, les parties concernées acceptent de fait la responsabilité de ne pas enfreindre les conditions de licence d'Adobe. Le Secrétariat central de l'ISO décline toute responsabilité en la matière.

Adobe est une marque déposée d'Adobe Systems Incorporated.

Les détails relatifs aux produits logiciels utilisés pour la création du présent fichier PDF sont disponibles dans la rubrique General Info du fichier; les paramètres de création PDF ont été optimisés pour l'impression. Toutes les mesures ont été prises pour garantir l'exploitation de ce fichier par les comités membres de l'ISO. Dans le cas peu probable où surviendrait un problème d'utilisation, veuillez en informer le Secrétariat central à l'adresse donnée ci-dessous.

iTeh STANDARD PREVIEW
(standards.iteh.ai)

[ISO/DIS 14521.2](https://standards.iteh.ai/catalog/standards/sist/dabb28f3-0fd3-47bb-aa16-2774b31515aa/iso-dis-14521-2)

<https://standards.iteh.ai/catalog/standards/sist/dabb28f3-0fd3-47bb-aa16-2774b31515aa/iso-dis-14521-2>

Notice de droit d'auteur

Ce document de l'ISO est un projet de Norme internationale qui est protégé par les droits d'auteur de l'ISO. Sauf autorisé par les lois en matière de droits d'auteur du pays utilisateur, aucune partie de ce projet ISO ne peut être reproduite, enregistrée dans un système d'extraction ou transmise sous quelque forme que ce soit et par aucun procédé, électronique ou mécanique, y compris la photocopie, les enregistrements ou autres, sans autorisation écrite préalable.

Les demandes d'autorisation de reproduction doivent être envoyées à l'ISO à l'adresse ci-après ou au comité membre de l'ISO dans le pays du demandeur.

ISO copyright office
Case postale 56 • CH-1211 Geneva 20
Tel. + 41 22 749 01 11
Fax + 41 22 749 09 47
E-mail copyright@iso.org
Web www.iso.org

Toute reproduction est soumise au paiement de droits ou à un contrat de licence.

Les contrevenants pourront être poursuivis.

Sommaire

Page

Avant-propos	iv
Introduction.....	v
1 Domaine d'application	1
2 Références normatives	1
3 Symboles et terminologie	2
4 Formules pour le calcul des dimensions	11
5 Généralités	17
6 Données géométriques nécessaires pour le calcul	22
7 Forces, vitesses et paramètres pour le calcul des contraintes	25
8 Rendement et perte de puissance	32
9 Capacité de charge à l'usure	38
10 Durabilité de surface (résistance aux piquûres)	44
11 Déflexion	46
12 Résistance en pied de dent	48
13 Coefficient de sécurité en température	52
14 Détermination de la température de masse de la roue	55
Annexe A (informative) Notes concernant les paramètres physiques	58
Annexe B (normative) Méthodes de détermination des paramètres	59
Annexe C (informative) Epaisseur du film lubrifiant selon la théorie de la lubrification élasto-hydrodynamique	63
Annexe D (normative) Définitions du parcours d'usure	65
Annexe E (informative) Notes concernant le calcul de l'usure	68
Annexe F (informative) Notes concernant la résistance au pied de dent	69
Annexe G (informative) Utilisation des outils existant pour l'usinage des dents de la roue creuse	70
Annexe H (informative) Adaptation des équations pour l'engrenage de référence aux résultats de mesures spécifiques	73
Annexe I (informative) Estimation de la durée de vie des engrenages à vis avec un risque élevé de détérioration par formation de piquûres	76
Annexe J (informative) Exemples	78
Bibliographie.....	84

Avant-propos

L'ISO (Organisation internationale de normalisation) est une fédération mondiale d'organismes nationaux de normalisation (comités membres de l'ISO). L'élaboration des Normes internationales est en général confiée aux comités techniques de l'ISO. Chaque comité membre intéressé par une étude a le droit de faire partie du comité technique créé à cet effet. Les organisations internationales, gouvernementales et non gouvernementales, en liaison avec l'ISO participent également aux travaux. L'ISO collabore étroitement avec la Commission électrotechnique internationale (CEI) en ce qui concerne la normalisation électrotechnique.

Les Normes internationales sont rédigées conformément aux règles données dans les Directives ISO/CEI, Partie 2.

La tâche principale des comités techniques est d'élaborer les Normes internationales. Les projets de Normes internationales adoptés par les comités techniques sont soumis aux comités membres pour vote. Leur publication comme Normes internationales requiert l'approbation de 75 % au moins des comités membres votants.

L'attention est appelée sur le fait que certains des éléments du présent document peuvent faire l'objet de droits de propriété intellectuelle ou de droits analogues. L'ISO ne saurait être tenue pour responsable de ne pas avoir identifié de tels droits de propriété et averti de leur existence.

L'ISO 14521 a été élaborée par le comité technique ISO/TC 60, *Engrenages*, sous-comité SC 1, Nomenclature et engrenages à vis.

STANDARD PREVIEW
(standards.iteh.ai)
ISO/DIS 14521.2
<https://standards.iteh.ai/catalog/standards/sist/dabb28f3-0fd3-47bb-aa16-2774b31515aa/iso-dis-14521-2>

Introduction

La présente norme a été élaborée pour l'évaluation et le calcul de la capacité de charge des engrenages à vis cylindriques ouverts ou fermés, et des motoréducteurs engrenages à vis comportant des arbres de sortie pleins ou creux.

La présente norme s'applique uniquement lorsque les flancs des dentures des roues creuses sont conjugués à ceux des filets de la vis.

Les formes particulières des profils de crémaillère de la tête au pied n'affectent pas la conjugaison lorsque les fraises-mères de la vis et de la roue creuse ont les mêmes profils de sorte que le contact entre les roues creuses et les vis est approprié et les mouvements des engrenages à vis sont uniformes.

La présente norme peut s'appliquer aux engrenages à vis sans fin avec vis hélicoïdales cylindriques ayant les profils de filets suivants: A, C, I, N, K.

A l'exception des exigences stipulées dans les trois précédents alinéas, aucune restriction ne s'applique aux méthodes de fabrication utilisées.

Afin d'assurer une conjugaison appropriée et du fait de l'existence des nombreux profils de filets différents, il est généralement préférable que la vis et la roue creuse soient fournies par le même fabricant.

Dans la présente norme, le couple admissible d'un engrenage à vis sans fin est limité soit par la prise en compte de la contrainte de surface (désignée, pour des raisons pratiques, comme l'usure ou la formation de piqûres), ou de la contrainte de flexion (désignée comme la résistance) à la fois dans les filets de vis, et les dents de la roue creuse, due à la déflexion de la vis, ou de la limitation thermique.

Par conséquent, la capacité de charge d'un couple d'engrenages est déterminée au moyen de calculs prenant en compte tous les critères décrits dans le domaine d'application et en 7.3. Le couple admissible sur la roue creuse est la plus faible des valeurs calculées.

iTeh STANDARD PREVIEW **(standards.iteh.ai)**

ISO/DIS 14521.2

<https://standards.iteh.ai/catalog/standards/sist/dabb28f3-0fd3-47bb-aa16-2774b31515aa/iso-dis-14521-2>

Engrenages — Calcul de la capacité de charge des engrenages à vis

1 Domaine d'application

La présente Norme internationale définit des équations permettant de calculer la capacité de charge des engrenages à vis cylindriques et couvre les charges limites de base associées à l'usure, l'apparition de piquûres, la déflexion de la vis, la rupture des dentures et la température. Le grippage et les autres modes de défaillance ne sont pas couverts par la présente norme.

Les procédures de détermination des charges limites de base et de conception sont valables pour les vitesses de rotation des vis jusqu'à 5 000 tr/min, les vitesses de glissement sur la surface des dentures jusqu'à 25 m/s et les rapports de conduite supérieurs ou égaux à 2,1. Pour l'usure, les vitesses de glissement sur les surfaces de denture ne sont pas inférieures à 0,1 m/s.

Les règles et recommandations pour le dimensionnement, le choix des lubrifiants ou des matériaux donnés dans la présente norme s'appliquent uniquement aux entraxes de 50 mm et plus. Pour les entraxes inférieures à 50 mm, il convient d'appliquer la méthode A.

Le choix de méthodes de calcul appropriées requiert des connaissances et d'une certaine expérience. La présente norme est destinée à être utilisée par des concepteurs d'engrenages expérimentés capables d'émettre des jugements avisés concernant les facteurs impliqués. Le présent document n'est pas destiné aux ingénieurs n'ayant pas l'expérience nécessaire. Voir 5.4.

La géométrie des engrenages à vis est complexe, c'est pourquoi, l'utilisateur de la présente norme est amené à doit s'assurer qu'une géométrie de fonctionnement sans erreur a été établie.

2 Références normatives

Les documents référencés ci-dessous sont indispensables à l'application du présent document. Pour les références datées, seule l'édition citée s'applique. Pour les références non datées, la dernière édition du document auquel il est fait référence (y compris les amendements) s'applique.

ISO 701:1998, *Notation internationale des engrenages — Symboles géométriques*

ISO 1122-2:1998, *Vocabulaire des engrenages — Partie 2: Définitions géométriques relatives aux engrenages à vis*

ISO 6336-6, *Calcul de la capacité de charge des engrenages cylindriques à dentures droite et hélicoïdale — Partie 6: Calcul de la durée de vie en service sous charge variable*

ISO/TR 10828:1997, *Engrenages à vis cylindriques — Géométrie des profils de vis*

DIN 3974-1:1995, *Accuracy for worms and wormgears — Part 1: General basis*

DIN 3974-2:1995, *Accuracy for worms and wormgears — Part 2: Tolerances for individual errors*

3 Symboles et terminologie

3.1 Symboles

NOTE Le cas échéant, les symboles sont conformes à l'ISO 701 et les définitions sont conformes à l'ISO 1122-2.

Tableau 1 — Symboles pour les engrenages à vis

Symboles	Description	Unités	Figures	Numéro d'équation
a	entraxe	mm		38/39
a_0, a_1, a_2	coefficients de température du bain d'huile, calculés selon la méthode C	-		157 à 163
$a_{\min}, a_{\max}$	entraxe minimum et maximum pour la sélection de l'outillage	mm		G.2/G.3
a_T	entraxe de l'engrenage de référence	mm		
b_1	longueur de vis	mm		22
b_2	largeur de denture de la roue telle que spécifiée dans la DIN 3975	mm		36
b_{2H}	largeur effective de la roue	mm	Fig. 4	
b_{2R}	largeur de jante de la roue	mm	Fig. 4	
b_H	demi-largeur de contact de Hertz	mm	Fig. 19	
c_1, c_2	vide à fond de dent	mm		
c_1^*, c_2^*	coefficient de vide à fond de dent en section axiale	mm		
c_{oil}	chaleur spécifique de l'huile (pour le calcul de la température avec graissage par pulvérisation)	Ws/(kg.°K)		167
c_α	valeur approchée de l'exposant de pression viscosité α	m ² /N		61/63
d_{a1}	diamètre de tête de la vis	mm		13
d_{a2}	diamètre de tête de la roue creuse	mm		34
d_{b1}	diamètre de base de l'hélicoïde développable (pour le profil I)	mm		21
d_{e2}	diamètre extérieur de la roue creuse	mm		35
dF	force transmise par un segment de la ligne de contact	mm	Fig. B.2	B.3
dl	longueur du segment de la ligne de contact	mm		B.1
d_{f1}	diamètre de pied de la vis	mm		14
d_{f2}	diamètre de pied de la roue creuse	mm		33
d_{m1}	diamètre de référence de la vis	mm	Fig. 2/5	9
d_{m1T}	diamètre de référence de la vis, pour l'engrenage de référence	mm		
d_{m2}	diamètre de référence de la roue creuse	mm	Fig. 3/5	24
d_{m2T}	diamètre de référence de la roue, pour l'engrenage de référence	mm		
d_{w1}	diamètre primitif de fonctionnement de la vis	mm		40
d_{w2}	diamètre primitif de fonctionnement de la roue creuse	mm		41
e_{mx1}	intervalle de référence des filets de la vis, en section axiale	mm	Fig. 2	16
e_{n1}	intervalle normal des filets de la vis, en section normale	mm		18
e_{m2}	intervalle de référence des dents de la roue creuse dans le plan médian	mm		27

Symboles	Description	Unités	Figures	Numéro d'équation
h_1	hauteur de dent de la vis	mm		10
h_2	hauteur de dent de la roue creuse	mm		31
h_{am1}	saillie de référence de la denture à vis en section axiale	mm	Fig. 5	11
h_{am2}	saillie de référence de la denture de la roue creuse dans le plan médian	mm	Fig. 5	29
h_{am1}^*	coefficient de saillie de référence de la denture à vis en section axiale	-		11
h_{am2}^*	coefficient de saillie de référence de la denture de la roue creuse dans le plan médian	-		29
h_{e2}	saillie extérieure de la denture de la roue creuse	mm		32
h_{fm1}	creux de référence de la denture à vis en section axiale	mm		12
h_{fm2}	creux de référence de la denture de la roue creuse dans le plan médian	mm		30
h_{fm1}^*	coefficient de creux de référence de la denture à vis en section axiale	-		
h_{fm2}^*	coefficient de creux de référence de la denture de la roue creuse dans le plan médian	-		30
h_{min}	épaisseur minimale de film lubrifiant	μm		C.1
$h_{min\ m}$	épaisseur moyenne minimale de film lubrifiant	μm		60
h^*	paramètre applicable à l'épaisseur moyenne minimale de film lubrifiant	-		54/55
h_T^*	paramètre applicable à l'épaisseur moyenne minimale de film lubrifiant de l'engrenage de référence	-		
j_x	jeu de battement axial	mm		
k	constante de lubrifiant	1/K		66/68
k^*	coefficient moyen de transition thermique	$\text{W}/(\text{m}^2 \cdot \text{K})$		
l_1	espacement des paliers d'arbres de la vis	mm		
l_{11}, l_{12}	distance des paliers d'arbre de la vis	mm	Fig. 11	
m_{max}	module axial maximum pour la sélection de l'outil	mm	Fig. 11	G.4
m_{min}	module axial minimum pour la sélection de l'outil	mm		G.5
m_{xhob}	module axial pour la sélection de l'outil	mm		Annexe G
m_n	module réel	mm		8
$m_{x\ 1}$	module axial	mm		2/G.1
Δm	perte de matériau	mg		
Δm_{lim}	limite de perte de matériau	mg		
n_1	vitesse de rotation de l'arbre de vis sans fin	min^{-1}		
n_2	vitesse de rotation de la roue	min^{-1}		
N_S	nombre de démarrages par heure			
p_0	pression ambiante	N/mm^2		
p_{b1}	pas de base pour un profil en I	mm		22
p_{Hm}	pression de Hertz; valeur moyenne sur toute la zone de contact	N/mm^2		B.7

Symboles	Description	Unités	Figures	Numéro d'équation
p_m^*	paramètre sous dimension applicable à la pression de Hertz moyenne	-		52/53
p_{mT}^*	paramètre sous dimension applicable à la pression de Hertz moyenne de l'engrenage de référence	-		
p_{n1}	pas réel	mm		7
p_{t2}	pas apparent	mm		25
p_{x1}	pas axial	mm	Fig. 2	1
p_{z1}	pas hélicoïdal des filets de vis	mm		3
q_1	coefficient diamétral	mm		4
q_{hob}	coefficient diamétral pour la fraise-mère	mm		Annexe G
r_{g2}	rayon de gorge de la roue creuse	mm		37
s_2	épaisseur de référence de la denture de la roue dans le plan médian	mm		150
s_{f2}	épaisseur moyenne de la denture en pied de dent de la roue dans le plan médian	mm		150
s_{ft2}	épaisseur moyenne de la denture en pied de dent de la roue en dans le plan médian	mm		150
s_{gB}	longueur de glissement des flancs de vis dans la zone de contact de Hertz du flanc de roue par nombre de cycles de la roue, autour du point de contact (valeur locale)	mm		D.3/D.5
s_{gm}	longueur de glissement moyenne	mm		D.7
s_{m2}	épaisseur de denture au diamètre de référence de la roue creuse	mm	Fig. 3	26
s_K	épaisseur de jante	mm	Fig. 12	
s_{Wm}	chemin d'usure au cours de la durée de vie requise	mm		68/D.1
s_{mx1}	épaisseur des filets de vis en section axiale	mm	Fig. 2	15
s_{mx1}^*	coefficient d'épaisseur des filets de vis en section axiale	-		15
s_{n1}	épaisseur réelle des filets de vis en section normale	mm		17
s^*	paramètre applicable à la longueur de glissement moyenne	-		56/57/D.8
s_T^*	paramètre applicable à la longueur de glissement moyenne de l'engrenage de référence	-		
Δs	perte d'épaisseur de denture	mm		
u	rapport d'engrenage			42
u_T	rapport d'engrenage de l'engrenage de référence			
v_1	vitesse d'un point du flanc de la vis	m/s	Fig. B.1	59
v_2	vitesse d'un point du flanc d'une roue creuse	m/s	Fig. B.1	59
v_{1n}	composante de vitesse de la vis perpendiculaire à la ligne de contact	m/s	Fig. B.2	
v_{2n}	composante de vitesse de la roue perpendiculaire à la ligne de contact	m/s	Fig. B.2	
$\vec{v}_{gB}$	vitesse de glissement au diamètre de référence dans la direction du flanc	m/s		88/89/90/E.6
$\vec{v}_g$	vitesse de glissement au diamètre de référence moyen	m/s		51

Symboles	Description	Unités	Figures	Numéro d'équation
V_{Σ}	vitesse totale	m/s		52
$V_{\Sigma n}$	vitesse totale normale à la ligne de contact	m/s		52
x_2	coefficient de déport de la roue creuse	-		28
x_{2max}	coefficient de déport maximum de la roue creuse pour la sélection de l'outillage	-		H.3
x_{2min}	coefficient de déport minimum de la roue creuse pour la sélection de l'outillage	-		H.3
z_1	nombre de filets de la vis	-		
z_2	nombre de dents de la roue creuse	-		
A	coefficient pour la viscosité cinématique			72
A_{ges}	surface libre du carter d'engrenage	m ²		
A_{fl}	surface totale de flancs de la roue creuse	mm ²		128
A_R	surface refroidie dominante du train d'engrenages	m ²		171
B	coefficient pour la viscosité cinématique	-		73
c	facteur d'immersion	-		
E_1	module d'élasticité de la vis	N/mm ²		
E_2	module d'élasticité de la roue creuse	N/mm ²		
E_{red}	module d'élasticité équivalent	N/mm ²		59
E_{steel}	module d'élasticité de l'acier	N/mm ²		59
F_{xm1}	force axiale exercée sur l'arbre de la vis	N		46/49
F_{xm2}	force axiale exercée sur la roue creuse	N		45/48
F_{rm1}	force radiale exercée sur l'arbre de la vis	N		47
F_{rm2}	force radiale exercée sur la roue creuse	N		50
F_{tm1}	force circonférentielle ou tangentielle exercée sur l'arbre de la vis	N		45/48
F_{tm2}	force circonférentielle ou tangentielle exercée sur la roue creuse	N		46/49
dF/db	charge spécifique	N/mm		
J_{OT}	intensité d'usure de référence	-	Fig. 10	108 à 118
J_W	intensité d'usure	-		107
K_n	facteur de vitesse de rotation / température de masse de la roue	-		174
$K_{H\alpha}$	facteur de distribution de la charge transversale	-		
$K_{H\beta}$	facteur de distribution de la charge longitudinale	-		
K_S	facteur de dimension / température de masse de la roue	-		176
K_A	facteur d'application	-		
K_v	facteur dynamique	-		
K_W	paramètre d'épaisseur de film lubrifiant	-		119
K_v	facteur de viscosité / température de masse de la roue	-		175
L_h	durée de vie	h		
N_L	nombre de cycles de contrainte sur la roue creuse	-		70
P_1	puissance d'entrée sur l'arbre de vis sans fin	W		

Symboles	Description	Unités	Figures	Numéro d'équation
P_2	puissance de sortie sur l'arbre de la roue creuse	W		
P_K	capacité de réfrigération de l'huile avec graissage par pulvérisation	W		166
P_V	perte de puissance totale de l'engrenage à vis	W		77
P_{VO}	perte de puissance à vide	W		77/78/H.1
P_{Vz1-2}	perte de puissance d'engrènement en réducteur	W		102
P_{Vz2-1}	perte de puissance d'engrènement en multiplicateur	W		103
P_{VD}	perte de la puissance dans les joints d'étanchéité	W		83/84
P_{VLP}	perte de puissance dans les paliers due à la charge	W		79 à 82
Q_{oil}	débit de pulvérisation	m ³ /s		
Ra_1	rugosité moyenne arithmétique	μm		
Ra_T	rugosité moyenne arithmétique pour l'engrenage de référence	μm		77
Rz_1	profondeur de rugosité moyenne	μm		
S_F	coefficient de sécurité pour la rupture de denture	-		145
$S_{F\ min}$	coefficient de sécurité minimum pour la rupture de denture	-		146
S_H	coefficient de sécurité pour la formation de piqûres	-		130
S_T	coefficient de sécurité pour la température	-		154/164
$S_{T\ min}$	coefficient de sécurité pour la température minimum	-		155/165
S_W	coefficient de sécurité à l'usure	-		104
$S_{W\ min}$	coefficient de sécurité à l'usure minimum	-		105
S_δ	coefficient de sécurité à la déflexion	-		140
$S_{\delta\ lim}$	limite du coefficient de sécurité à la déflexion	-		141
T_1	couple d'entraînement de l'arbre de la vis	Nm		43
T_{1N}	couple d'entraînement nominal de l'arbre de la vis	Nm		43
T_2	couple de sortie de la roue creuse	Nm		44/B.4/B.5
T_{2N}	couple de sortie nominal de la roue creuse	Nm		44
W_H	facteur pression	-		123/124
W_{ML}	matériau - facteur lubrifiant	-		
W_{NS}	facteur de démarrage	-		122
W_S	facteur de structure de lubrifiant	-		120/121
Y_F	facteur de forme / rupture de denture	-		148/149
Y_G	facteur de géométrie / coefficient de frottement	-		98/99
Y_K	facteur d'épaisseur de jante / rupture de denture	-		152
Y_{NL}	facteur de durée/ rupture de denture	-	Fig. 13a/b	Tableau 11
Y_R	facteur de rugosité / coefficient de frottement	-		100/101
Y_S	facteur de dimension / coefficient de frottement	-		96/97
Y_W	facteur de matériau/ coefficient de frottement	-		
Y_ϵ	facteur de conduite / rupture de denture	-		148
Y_γ	facteur d'inclinaison d'hélice / rupture de denture	-		151
Z_h	facteur de durée / piqûres	-		133

Symboles	Description	Unités	Figures	Numéro d'équation
Z_{oil}	facteur de lubrifiant / piqûres	-		139
Z_S	facteur de dimension / piqûres	-		135/136
Z_u	facteur de rapport d'engrenage	-		137/138
Z_v	facteur de vitesse / piqûres	-		134
α	facteur de pression - viscosité	m ² /N		
α_o	angle de pression axial	°		
α_L	coefficient de transition thermique pour les dentures de roue immergées	W/(m ² K)		172
α_n	angle de pression normal	°		19
β_{m1}	angle de l'hélice de référence de la vis	°		6
γ_{m1}	angle d'inclinaison de l'hélice de référence de la vis	°		5
γ_{b1}	angle d'inclinaison de l'hélice de base du filet de vis (pour le profil I)	°		19
δ_{lim}	valeur limite de déflexion	mm		144
δ_m	déflexion subie	mm		142/143
δ_{Wn}	perte d'épaisseur de flanc de la roue par usure abrasive dans la section normale	mm		106
$\delta_{W\ lim}$	valeur limite de la perte d'épaisseur de flanc	mm		129
$\delta_{W\ lim\ n}$	valeur limite de la perte d'épaisseur de flanc en section normale	mm		125 à 127
η_{ges}	rendement totale en réducteur	-		74
η'_{ges}	rendement totale en multiplicateur	-		75
η_{z1-2}	rendement d'engrenage en réducteur	-		85
η_{z2-1}	rendement d'engrenage en multiplicateur	-		86
η_{OM}	viscosité dynamique du lubrifiant à la pression ambiante et à la température de masse de la roue creuse	Ns/m ²		64
θ	température	°C		
$\Delta\theta$	différence de température entre la température totale du carter d'huile et de la roue creuse	°C		170
θ_{in}	température d'entrée de l'huile	°C		
θ_{out}	température de sortie de l'huile	°C		
θ_0	température ambiante	°C		
θ_{oil}	température de pulvérisation	°C		
$\Delta\theta_{oil}$	différence de température d'huile entre l'entrée et la sortie du système de refroidissement	°C		168
θ_M	température de masse de la roue	°C		169/173
θ_S	température du bain d'huile	°C		156/158
$\theta_{S\ lim}$	valeur limite de la température du bain d'huile	°C		
μ_{OT}	coefficient de frottement de base	-		88 à 90
μ_{zm}	coefficient de frottement moyen de la denture	-		87
ν_1	coefficient de Poisson de la vis	-		

Symboles	Description	Unités	Figures	Numéro d'équation
ν_2	coefficient de Poisson de la roue creuse	-		
ν_θ	viscosité cinématique à la température de l'huile θ	mm ² /s		71
ν_{40}	viscosité cinématique à 40 °C	mm ² /s		71
ν_{100}	viscosité cinématique à 100 °C	mm ² /s		
ν_M	viscosité cinématique à la température totale	mm ² /s		64
ρ	rayon de courbure du profil de la meule de génération pour le profil C	mm		
ρ_{oil}	densité du lubrifiant	kg/dm ³		
ρ_{oil15}	densité du lubrifiant à 15 °C	kg/dm ³		65
ρ_{oilM}	densité du lubrifiant à la température totale	kg/dm ³		64
ρ_{red}	rayon de courbure équivalent	mm		B.2
ρ_z	angle de frottement du coefficient de frottement de la denture	°		
ρ_{Rad}	densité du matériau de la roue	mg/mm ³		
$\Delta_s \lim$	perte d'épaisseur admissible	mm		126
$\sigma_{H \lim T}$	contrainte admissible aux piqûres	N/mm ²		
σ_H	contrainte de contact	N/mm ²		132
σ_{Hm}	contrainte de contact moyenne	N/mm ²		58
σ_{HG}	valeur limite de la contrainte de contact moyenne	N/mm ²		132
τ_F	contrainte de cisaillement en pied de dent	N/mm ²		147
$\tau_{F \lim T}$	contrainte de cisaillement admissible en pied de dent	N/mm ²		
τ_{FG}	valeur limite de la contrainte de cisaillement au pied de dent	N/mm ²		153
ω_2	vitesse angulaire	s ⁻¹		

3.2 Critères d'évaluation de la capacité de charge des engrenages à vis

La capacité de charge d'un engrenage à vis correspond au couple (ou à la puissance) qui peut être transmis(e) sans rupture de denture ou détérioration excessive des flancs actifs de la denture au cours du cycle de vie théorique de l'engrenage.

Les conditions suivantes peuvent limiter la capacité de charge nominale:

- **usure:** la détérioration se produit généralement sur les flancs actifs des roues creuses en bronze et est également influencée par le nombre de démarrages par heure,
- **formation de piqûres:** cette forme de détérioration peut apparaître sur les flancs des dentures des roues creuses. Son développement est fortement influencé par la charge transmise et les conditions de répartition de la charge,
- **rupture de denture:** la rupture par cisaillement de la denture d'une roue creuse ou des filets de la vis peut se produire au moment de l'aminçissement de la denture du fait de l'usure ou du fait d'une surcharge,
- **rupture du filet de vis et de l'arbre de vis sans fin:** la rupture de l'arbre peut se produire du fait d'une rupture par fatigue en flexion ou du fait d'une surcharge,

- **déflexion de l'arbre de vis sans fin:** déformation excessive sous une charge modifiant la marque de portée entre la vis et la roue creuse,
- **grippage:** cette forme de détérioration se produit souvent de manière soudaine. Elle est fortement influencée par la charge transmise, les vitesses de glissement et les conditions de lubrification,
- **température de service:** lorsqu'elle est excessivement élevée, la température de service entraîne une dégradation accélérée du lubrifiant de l'engrenage à vis,
- **type de limitations des caractéristiques nominales des engrenages à vis:** le Tableau 2 montre la relation entre les différentes formes de limites de capacité combinées à la vitesse et au couple.

Lorsque les nombreux facteurs d'influence tels que les propriétés des matériaux, les conditions d'engrènement (par exemple marque de portée sous charge), la lubrification, etc. sont pris en considération, il est évident que les valeurs de pression hertzienne le long des lignes de contact sont extrêmement significatives.

Les différents critères d'évaluation de la capacité de charge sont calculés de manière indépendante et non en combinaison (voir Figure 1). Pour un engrenage à vis donné, la zone de contact peut varier en fonction de la charge. A charge constante, des piqûres de fatigue peuvent se développer puis se réduire ultérieurement sous l'action de l'usure. Ce phénomène peut être suivi d'une dégradation par piqûres, d'une usure supplémentaire ou d'une stabilisation.

Les facteurs les plus significatifs de la détérioration des dentures d'engrenage sont indiqués dans la première colonne du Tableau 2.

La capacité de charge des engrenages à vis est déterminée au moyen de calculs traitant des contraintes admissibles pour les piqûres et l'usure, des déflexions de la vis, des arbres et de la température. Le couple admissible doit être déterminé à partir de la plus faible des valeurs calculées.

ISO/DIS 14521.2

Tableau 2 — Facteurs les plus significatifs: mode de défaillance selon les facteurs d'influence

Facteurs d'influence	Modes de défaillance					
	Usure	Piqûres	Rupture de denture	Arbre de vis sans fin Déflexion	Grippage	Rendement faible
Pression hertzienne	x	x	x	x	x	x
Vitesse de la vis	x	x			x	x
Epaisseur du film d'huile	x	x			x	x
Huile	x	x			x	x
Marque de portée	x	x	x		x	x
Rugosité de surface de la vis	x	x			x	x
Valeur de cisaillement			x			