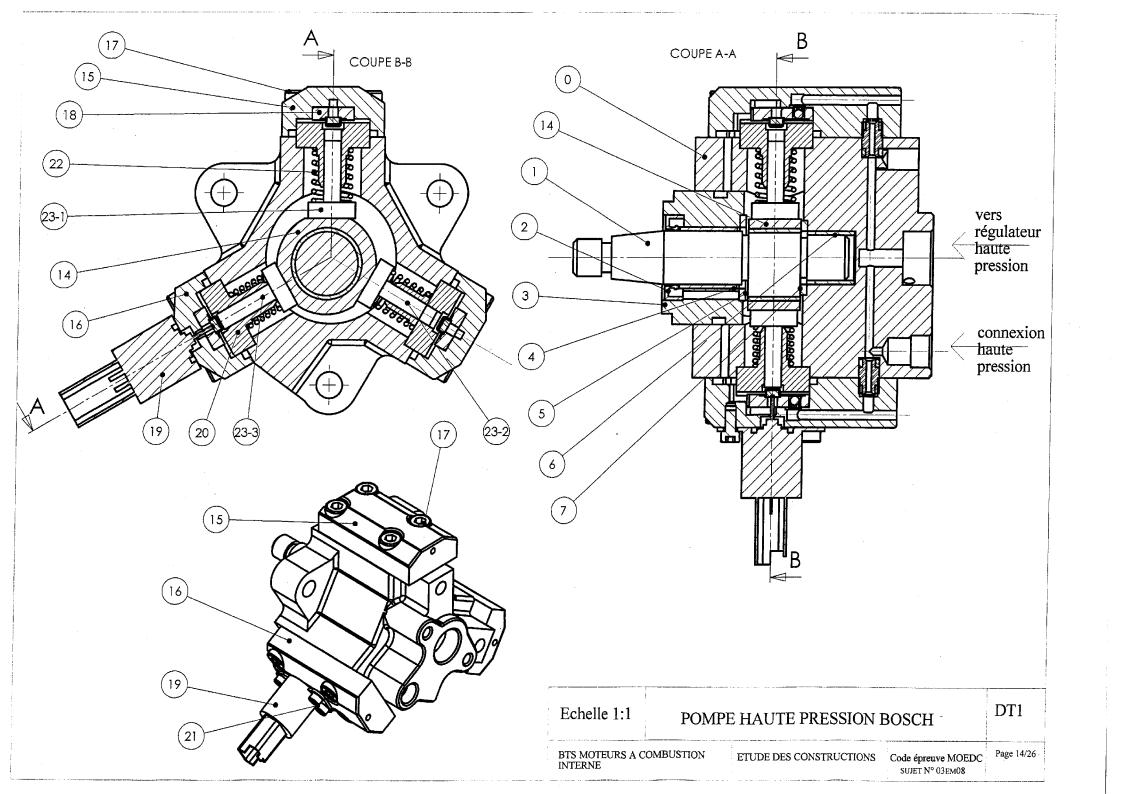
# **DOSSIER TECHNIQUE**

Ce dossier comporte 11 documents numérotés DT1 à DT9.

DT1:	Plan d'ensemble	(format A3)
DT2:	Nomenclature partielle	(format A4)
DT3 :	Schéma cinématique	(format A4)
DT4:	Couple sur arbre 1	(format A4)
DT5 :	Eléments de calcul d'un embrayage	(format A4)
DT6 :	Couple de frottement des filets dans un assemblage fileté + caractéristiques filetages et écrous	(format A4)
DT7 :	Extrait d'un catalogue d'accouplement	(format A4)
DT8 :	Ecrou en Té	(format A4)
DT9 :	Clavetage par clavettes parallèles	(format A4)



# Nomenclature partielle de la pompe

N°	Nbr	Nom	Observations
0	1	Corps de pompe	
1	1	arbre d'entrée	
2	1	Joint à lèvre	20×32×7
3	1	Palier d'entrée	
4	1	coussinet avant	
5	1	bague d'arrêt avant	
6	1	coussinet arrière	
7	1	bague d'arrêt palier arrière	
14	1	came	
15	2	culasse	
16	1	culasse piston débrayable	
17	12	vis de fixation culasse	NF EN ISO 4762 M6×15
18	1	boîte à clapet	
19	1	actionneur de piston débrayable	
20	3	guide de piston	
21	3	vis	NF EN ISO 4762 M4×8
22	3	ressort de rappel	6 spires D14, d1.6, L <sub>0</sub> 24
23	3	Piston (nommés 23-1 ; 23-2 ; 23-3)	

## Schéma cinématique de la pompe

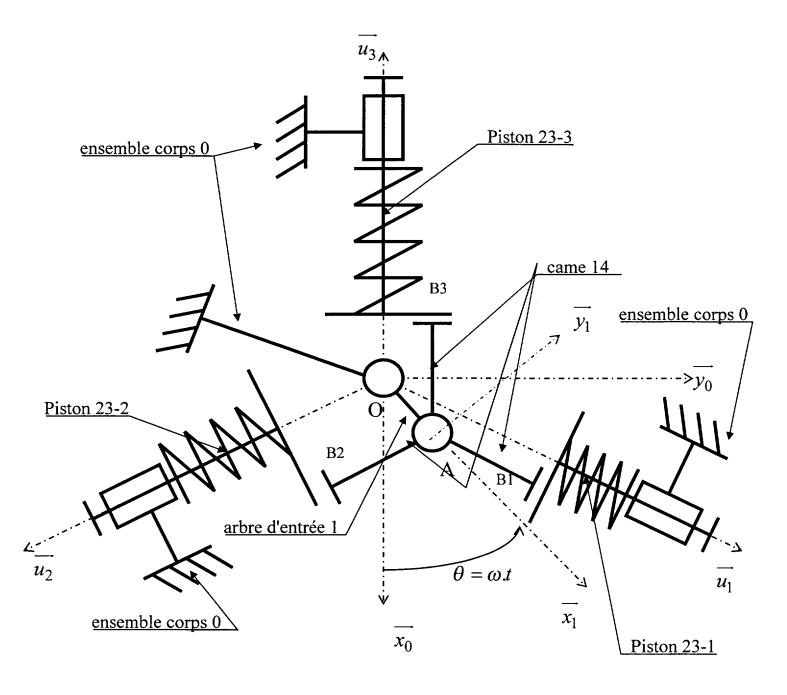
## → Paramétrage

Repère fixe  $R_0(O, \overrightarrow{x_0}, \overrightarrow{y_0}, \overrightarrow{z_0})$ 

Repère mobile en rotation lié à l'arbre d'entrée1 :  $R_1(O, \overrightarrow{x_1}, \overrightarrow{y_1}, \overrightarrow{z_0})$  avec  $\theta = (\overrightarrow{x_0}, \overrightarrow{x_1})$ 

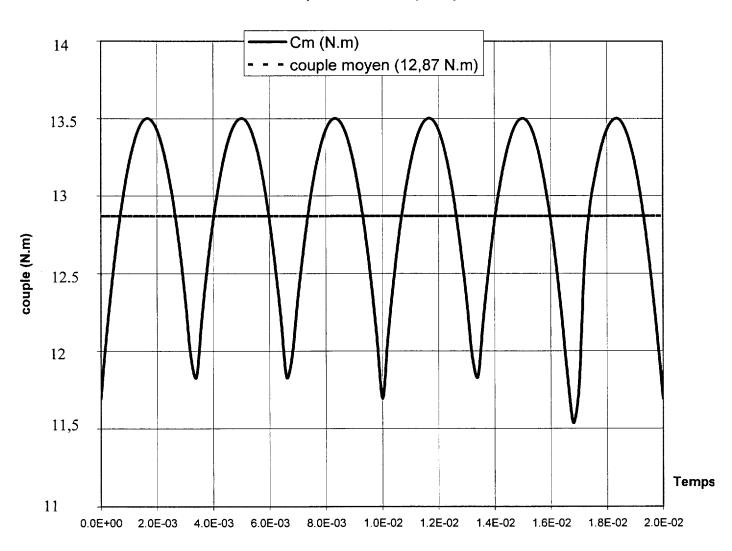
Axes des pistons 23-1, 23-2, 23-3 :  $\overrightarrow{u_1}, \overrightarrow{u_2}, \overrightarrow{u_3}$  avec  $\overrightarrow{u_3} = -\overrightarrow{x_0}$  (Les 3 pistons sont à 120°).

AB<sub>3</sub>=R=18 mm OA=e=3 mm



couple nécessaire à l'entraînement de l'arbre 1 sur un tour arbre de pompe (t=0,02 s pour N=3000 tr/min et p=1356 bars)

#### Cm 3 pistons actifs (N.m)

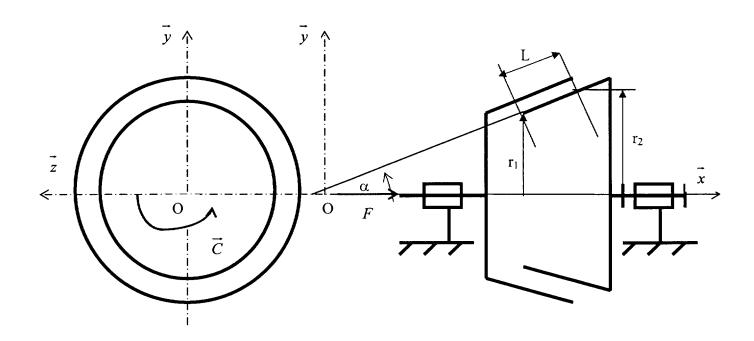


temps en s

# $\rightarrow$ Relation effort presseur/couple transmissible dans une friction conique

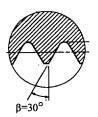
### Hypothèses de calcul:

- répartition uniforme de la pression sur les garnitures
- f<sub>1</sub>: coefficient de frottement
- $\vec{F}$ : effort axial permettant de transmettre le couple  $\vec{C}$



$$C = \frac{2}{3} \cdot \frac{f_1 \cdot F}{\sin \alpha} \cdot \frac{(r_2^3 - r_1^3)}{(r_2^2 - r_1^2)}$$

## → couple de frottement des filets dans un assemblage fileté



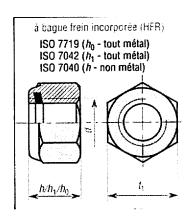
F: effort axial sur les filets

p : pas du filetage d :diamètre nominal

f : coefficient de frottement vis/écrou:  $f_2 = 0,16$ 

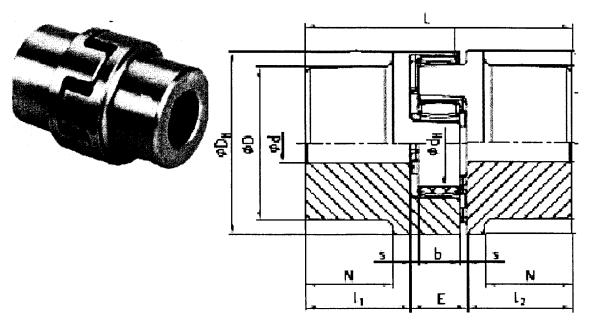
$$C_1 = \left( 0.16p + 0.583. f_2. \frac{d_{\acute{e}crou}}{\cos \beta} \right) F$$

		pas fin (extrait)	Filetage métrique :		
<i>d</i> ₃ mm	$D_2 = d_2$ mm	D <sub>1</sub> mm	S <sub>eq</sub> en mm <sup>2</sup> section résistante	pas fins	d mm
<del></del>					
6,773	7,350	6.917	39,2	1 1	8
8,773	9.350	8,917	64,5	1	10
8,466	9,188	8,647	61,2	1,25	10
10,466	11,188	10,647	92,1	1,25	12
10,160	11,026	10,376	88,1	1.5	12
12,376	13,026	12,376	125	1,5	(14)
14,160	15,026	14,376	167	1,5	16
16,160	17,026	16,376	216	1,5	(18)
18,160	19,026	18,376	272	1.5	20
17,546	18,701	17,835	258	2	20
20,160	21,026	20,376	333	1.5	(22)
22,160	23,026	22,376	401	1,5	24
21,546	22,701	21,835	384	2	24
24,546	25,701	24,835	496	2	(27)
27,546	28.701	27,835	621	1 2	30
30,546	31,701	30,835	761	2	(33)
32,319	34,051	32,752	865	] 3	36
35,319	37,051	35,752	1 028	3	(39)

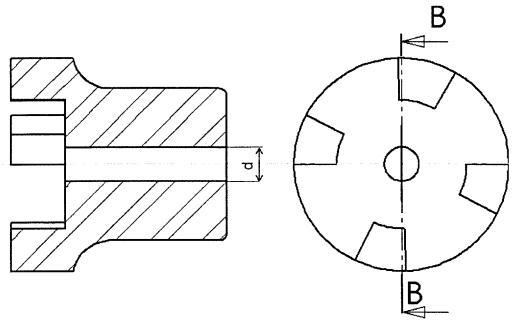


Astr			Prin	ipales o	iimens	ons nor	malisée	s des é	crous fr	einés
d	pas	h	ħ <sub>1</sub>	ħ <sub>0</sub>	<i>t</i> <sub>1</sub>	ħ <sub>2</sub>	ħ <sub>3</sub>	ħ <sub>4</sub>	D <sub>4</sub>	h <sub>5</sub>
3	0,5	4,5	3		5,5			3,3	5,5	
4	0,7	6	3,8		7			4	7	4,6
5	0,8	8	5	5,3	8	6,5	5	4,7	8	5.6
6	1	8	6	5,9	10	8,4	6	5,5	12,5	6,8
8	1,25	9,5	8	7,1	13	9,2	7,5	7,3	16	8,9
10	1,5	11,9	10	9,0	16	12	9			10,7
12	1,75	14,9	12	11,6	18	15,6	11			13
14	2	17	14	13,2	21	17,2	12			1
16	2	19,1	16	15,2	24	19,2	14			1
20	2,5	22,8	20	19,0	30	22,4				1
24	3	27,1	24	23,0	36					
30	3,5	32.6	30	26,9	46			1		
36	4	38,9	36	32,5	55					

# **DOCUMENT TECHNIQUE DT7**: Extrait d'un catalogue d'accouplement

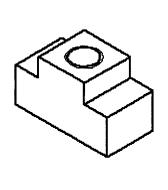


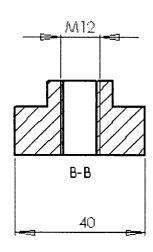
type	Couple	Diamètre	L	11; 12	N	D	D <sub>H</sub>	b	S
	transmissible	d (mm)	(mm)	(mm)	(mm)	(mm)	(mm)	(mm)	(mm)
	(Nm)								
Α	7,5	6	35	11	15	30	30	10	1,5
В	10	6	66	25	20	32	41	12	2
С	35	9	78	30	24	40	56	14	2
D	95	16	90	35	28	48	67	14	2,5

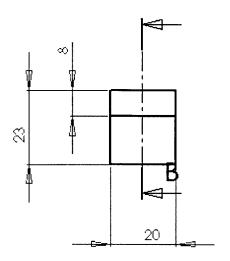


Dessin de l'accouplement livré sans usinage

# **DOCUMENT TECHNIQUE DT8:** Écrou en Té



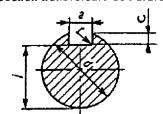




## **DOCUMENT TECHNIQUE DT9**

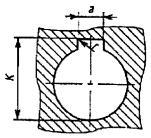
### Clavetage par clavettes parallèles

Section transversale de l'arbre



Clavette section

Section transversale du moyeu



### **Dimensions et tolérances**

	Type de clavetage				
	Libre	Normal	Serré		
a arbre	H9	N9	P9		
a moyeu	D10	JS9	P9		
a clavette	h9	h9	h9		

Diamètre de l'arbre	Section clavette	a (mm)	J (μm) K(μ		nm)	
17 ≤d ≤ 22	6 x 6	6	d - 3,5 0 -100	d + 2,8	+100 0	
22< d ≤30	8 x 7	8	d - 4 0 -200	d + 3,3	200 0	