

Ce document a été numérisé par le <u>CRDP</u> de <u>Bordeaux</u> pour la Base Nationale des Sujets d'Examens de l'enseignement professionnel session 2011

## Brevet de Technicien Supérieur en Mise en Forme des Matériaux par Forgeage

Session 2011

# Epreuve E 4 Etude des Systèmes d'outillage

-----

## Sous épreuve U 4.1 Comportement mécanique d'une machine et de son outillage

Temps alloué: 2H00

Coefficient: 1

## **DOCUMENTS REMIS AU CANDIDAT:**

- Sujet de l'épreuve (pages 2 à 4).
- ANNEXE 1 : Plan de la pièce « Vilebrequin-K1 »
- ANNEXE 2 : Photos de la pièce et de la presse.
- ANNEXE 3 : Caractéristiques principales de la presse.
- ANNEXE 4 : Tableaux et graphiques 1 à 7 de la démarche de 'Calcul d'engin' (pages 8 à 13).

## **DOCUMENTS DISPONIBLES:**

- Copies de rédaction
  - Feuilles préimprimées de « Calcul prévisionnel de l'effort et de l'énergie »

Feuilles de brouillon

## **DOCUMENTS PERSONNELS AUTORISES:**

- Tous

# Estampage du « Vilebrequin-K1 »

## sur la presse mécanique « BRET PAFR 32 »

La pièce dont le dessin de définition est donné en ANNEXE 1 doit être fabriquée suivant la gamme:

- Débit du lopin (Ø 25, L 110 sans la tenue éventuelle) par cisaillage sur presse BLISS.
- Chauffage à 1250°C par induction sur chauffeuse CELES.
- Décalaminage, estampage ébauche et finition sur presse « BRET PAFR 32 ».
- Ebavurage sur presse BLISS.
- Grenaillage en parachèvement.

La masse du « Vilebrequin-K1 » (photos en ANNEXE 2) avoisine les 250 grammes.

La surface de la pièce au plan de joint est de 2200 mm² environ

La presse « BRET PAFR 32 » (photo en ANNEXE 2) est ici décrite par les données du constructeur 'Caractéristiques principales' (ANNEXE 3), et quelques informations extraites du dossier technique de la machine :

- Le moteur électrique entraîne le volant d'inertie de la presse par l'intermédiaire de courroies. Les diamètres des poulies sont :
  - pour le moteur : Dm = 220 mm,
    - pour le volant : Dv =1030 mm.
- De volant d'inertie, en acier, est assimilé à un cylindre de dimensions approximatives :
  - Diamètre : Dv = 1030 mm
  - Epaisseur : Ev = 260 mm.
- Le volant d'inertie entraîne un pignon qui engrène avec la roue dentée de l'embrayage. Le nombre de dents du pignon est de 18 et le nombre de dents de la roue dentée est de 115.

### Travail demandé

A-1- Déterminer la force ultime de forgeage et l'énergie utile de forgeage de la pièce « Vilebrequin-K1 ». Pour faire ce calcul, considérer la température en fin de forgeage proche de 1050°C; la pièce est chauffée à 1250°C, mais il y a une forte perte de température due à la petite taille de la pièce.

N. B.: Le document « Calcul prévisionnel de l'effort et de l'énergie » sera complété des calculs et de la justification des choix opérés sur feuille de copie.

## A-2- Schéma cinématique de la presse

Etablir le schéma cinématique de la presse en indiquant, après les avoir calculées, les vitesses de rotation des arbres ainsi que le nom des pièces. (Bâti, Vilebrequin, Moteur, Volant d'inertie...).

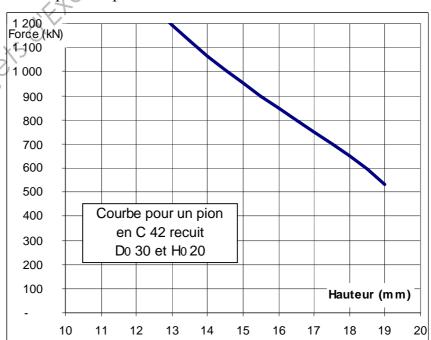
A-3- Comparer les besoins avec les capacités mécaniques de la machine et conclure.

Au besoin, les calculs nécessaires seront correctement présentés et expliqués.

## B-4- Etude du comportement élastique de la presse

Pour déterminer ce comportement, on utilise la méthode des pions, avec un ou plusieurs pions de diamètre initial 30mm et de hauteur initiale 20 mm.

La courbe caractéristique d'effort en fonction de la hauteur d'écrasement de ces pions est donnée.



Cinq essais ont été réalisés :

1<sup>er</sup> essai : 1 pion ; Hauteur visée 15,4 mm ; Hauteur mesurée sur le pion 18,1 mm.

2<sup>ème</sup> essai: 1 pion; Hauteur visée 11,4 mm; Hauteur mesurée sur les pions 14,6 mm.

3<sup>ème</sup> essai: 2 pions ; Hauteur visée 11,4 mm ; Hauteur mesurée sur les pions 15,4 mm.

4<sup>ème</sup> essai: 3 pions; Hauteur visée 11,2 mm; Hauteur mesurée sur les pions 16,0 mm.

5<sup>ème</sup> essai: 4 pions ; Hauteur visée 11,1 mm ; Hauteur mesurée sur les pions 16,5 mm.

Commenter les résultats de ces essais, puis tracer la courbe donnant l'effort sur la presse en fonction du cédage de la presse. Commenter la courbe obtenue.

Déterminer la raideur de la presse.

B-5- Détermination du réglage

## B-5- Détermination du réglage

Donner la valeur du serrage qu'il va falloir effectuer sur la presse pour compenser le cédage élastique de celle ci.

Donner votre démarche de réglage.

## B-6- Evaluation de l'influence énergétique du cédage élastique

Estimer la quantité d'énergie à fournir pour bander élastiquement la presse et atteindre l'effort de forgeage pour le « Vilebrequin-K1».

Après le bilan énergétique global, conclure sur la capacité de la presse à forger cette pièce. Bose Adiionole des suile Bose edus CEREN

Barême

A1 – noté sur 6

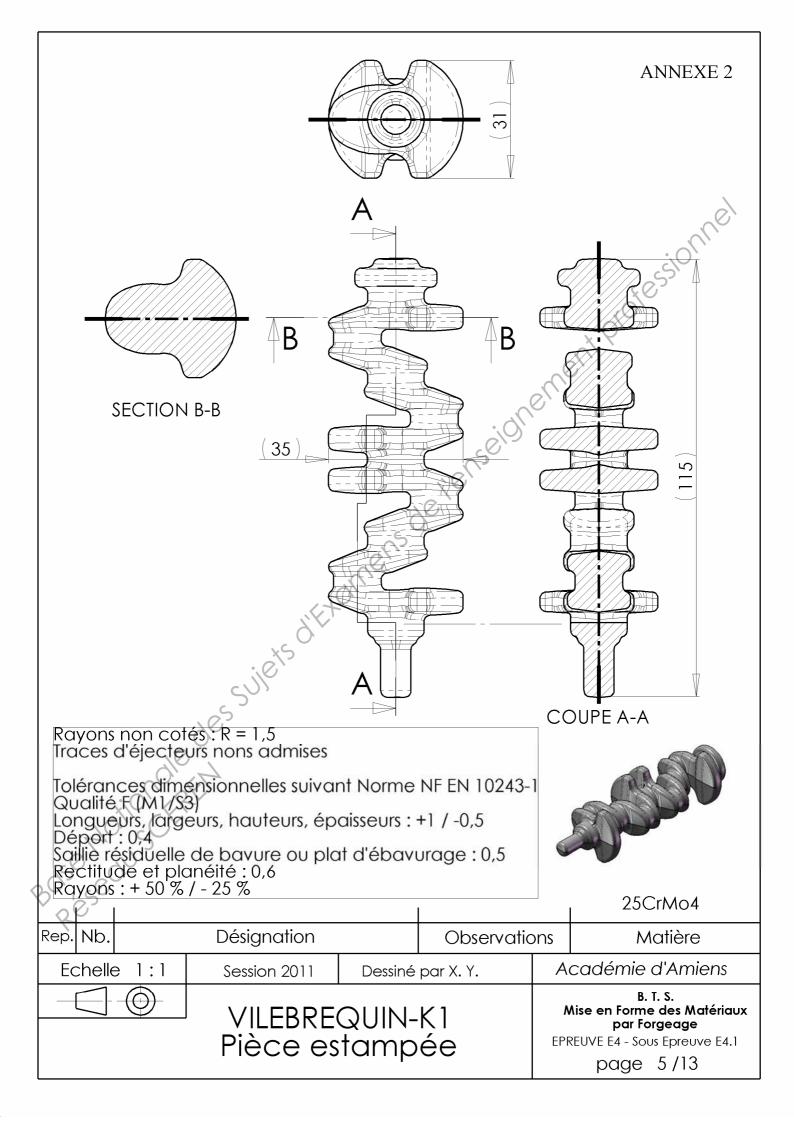
A2 – noté sur 2

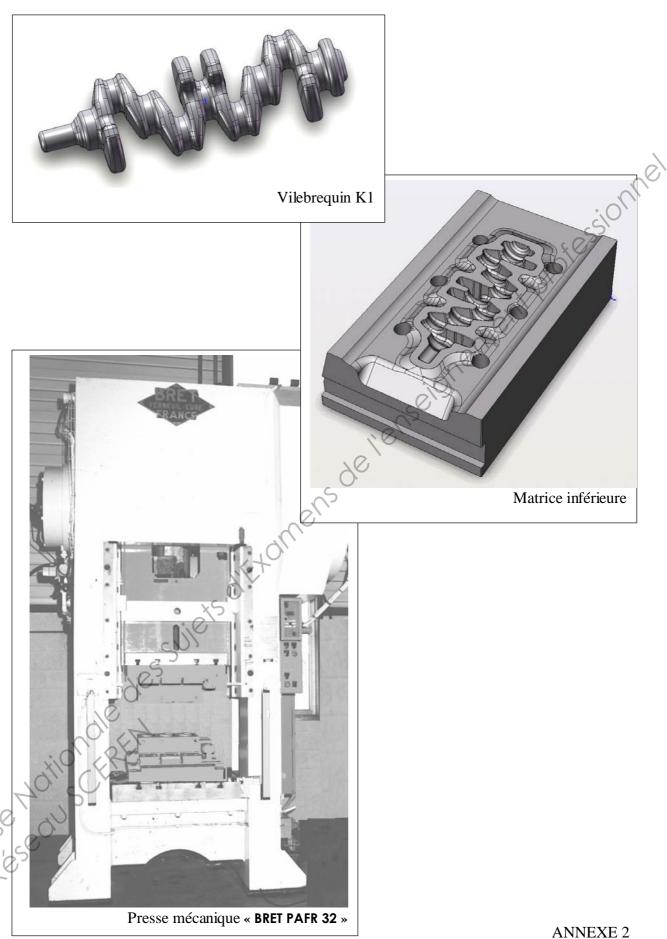
A3 – noté sur 4

B4 – noté sur 4

B5 – noté sur 2

B6 – noté sur 2





# Caractéristiques principales de La PRESSE MECANIQUE « BRET PAFR 32 »

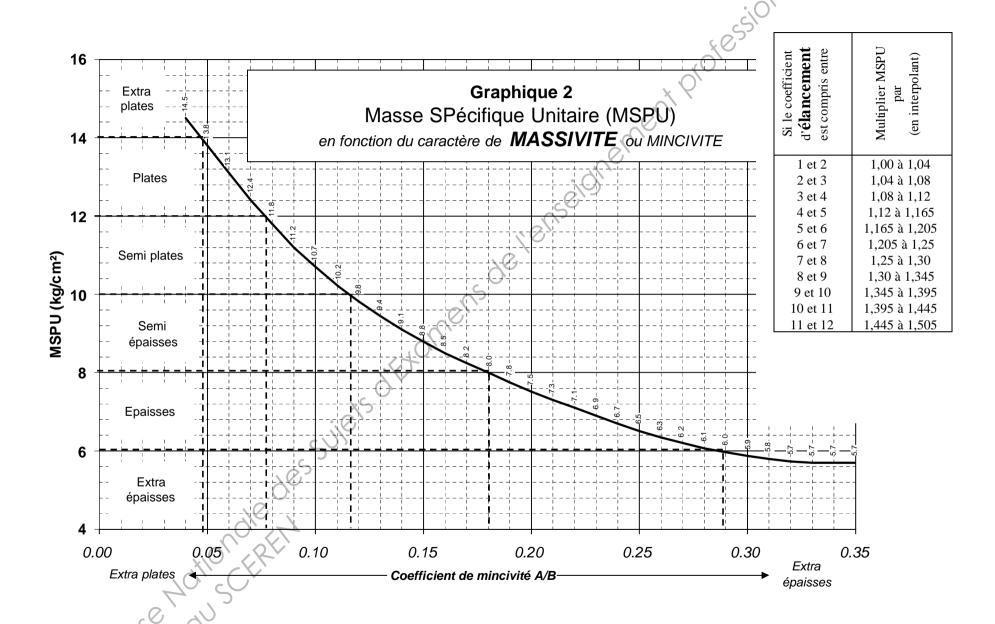
	Force maximale à 10 mm du Point Mort Bas	3200 kN
	Cadence à la volée	50 coups/mn
	Course fixe	250 mm
	Coulisseau équilibré à 5 bars	, pl
	Réglage de la position du coulisseau	100 mm
		Ne
	Hauteur maximale entre la table et le	S)
	coulisseau au Point Mort Haut	900 mm
	Largeur / Profondeur de la table	1000/900 mm
	Largeur / Profondeur de la table  Largeur / Profondeur du coulisseau	800/800 mm
	Xe `	
	Course d'éjection supérieure (option)	100 mm
	Puissance du moteur électrique	
	Vitesse du moteur	1500 tr/mn
	0	
	Couple d'embrayage (air à 5 bars)	140000 Nm
	$S^{(j)}$	
	Couple de freinage	5000 Nm
	::011:22	
	1911 CF.	
0	7,15	
2050		
800		
K	Adio CERETA Sedu SCERETA	
		ANNE
		AININE

ANNEXE 3

 $\label{eq:tableau} \textbf{TABLEAU 1}$  Caractère de  $\mbox{complexit\'e}$  (ou de simplicité) des gravures d'estampage

CRITERES			Classification par les contraintes		CONTRAINTES EXERCEES		
Par le filage	Par 1' ac uité	Fre in $(\epsilon \geq 1,5 \text{ mm})$	(en MPa ou N /mm²) En fonction de ses deux critères : - filage par un orifice		Sur la pièce	Suriecordon	
h/e	r/L ou 2r/D	λ/ε			p à 1050°	950°	
	0,036	3,75	Pièce extra sir	mples	475	270	
1	0,035	4	(pas de f	/0	490	280	
	0,0335	4,25	Pièci simpl (pas de f	les	500	285	
1,5	0,032	4,5			520	290	
	0,0315	4,75	Pièc semi sir (fila	mples ge	540	300	
2	0,029	5	h insignif	hant)	560	310	
	0,028	5,25	Pièci semi com (léger fi	nplexes	580	320	
2,5	0,027	5,5			600	330	
	0,026	5,75	Pièci compli (filage im	exes	625	350	
3	0,025	6			650	360	
	0,023	6,25	h Pièc très com (filage	plexes très	690	370	
3,5	0,022	6,5	prévoir arrêt de métal	tant)	720	380	

3,5	0,022 6,	5	prévoir arrêt de métal 720
40th	Largeur ou diamètre (en mm) 20	Valeurs de λ en mm	T h emoy
Bosedi	50 80 110 140 170 200	6 7 8 9 10	cordon de bevure
	240 270 300 330 360 400	12 13 14 15 16 17	bevure proprement dite largeur maximale ou diamètre max D



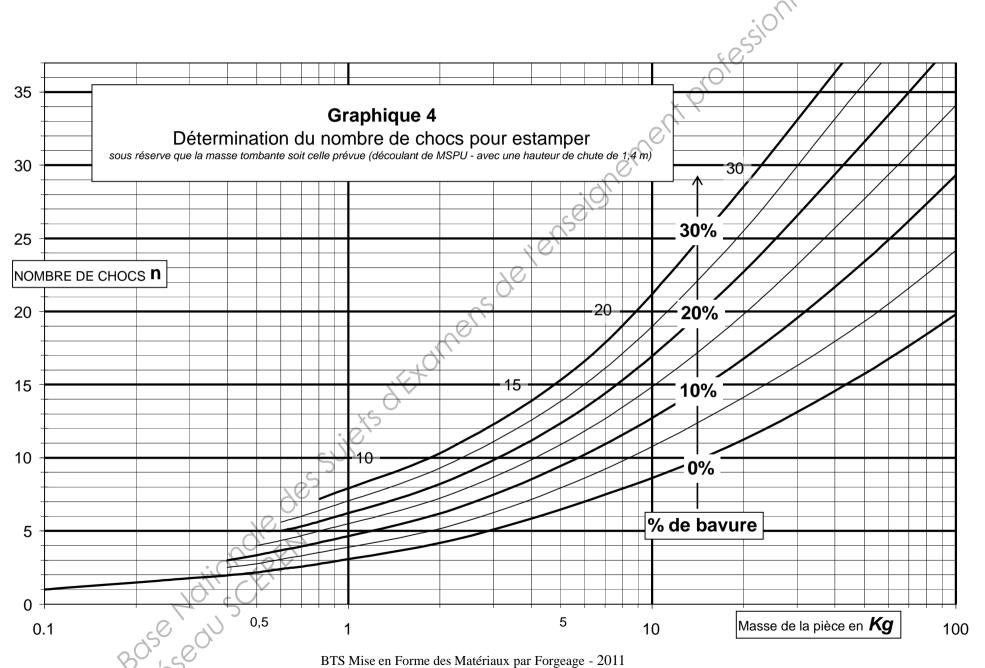
## TABLEAU 3

Ce tableau donne le % de bavure en vue de déterminer le nombre de chocs pour matricer une ébauche préfabriquée. La tenue, quand elle est prévue, n'intervient pas dans ce % (elle ne modifie pas le nombres de chocs).

L'utilisation de ce tableau se fait qu'en l'absence d'étude précise de fabrication.

**ATTENTION**: Le % de bavure indiqué ci dessous est celui de la bavure <u>sans compter le cordon</u>: % bavure = (Vol. bavure / Vol. pièce + toile + cordon) x 100

	5 à 8%	SCO-SECO	22 à 25%
	8 à 12%		25 à 30%
	12 à 15%	(1446-1400-1400-1400-1400-1400-1400-1400-	30 à 33%
2 2 2 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0	15 à 18%		33 à
	19 à 22%		37%



U 4.1 : Comportement mécanique d'une machine et de son outillage

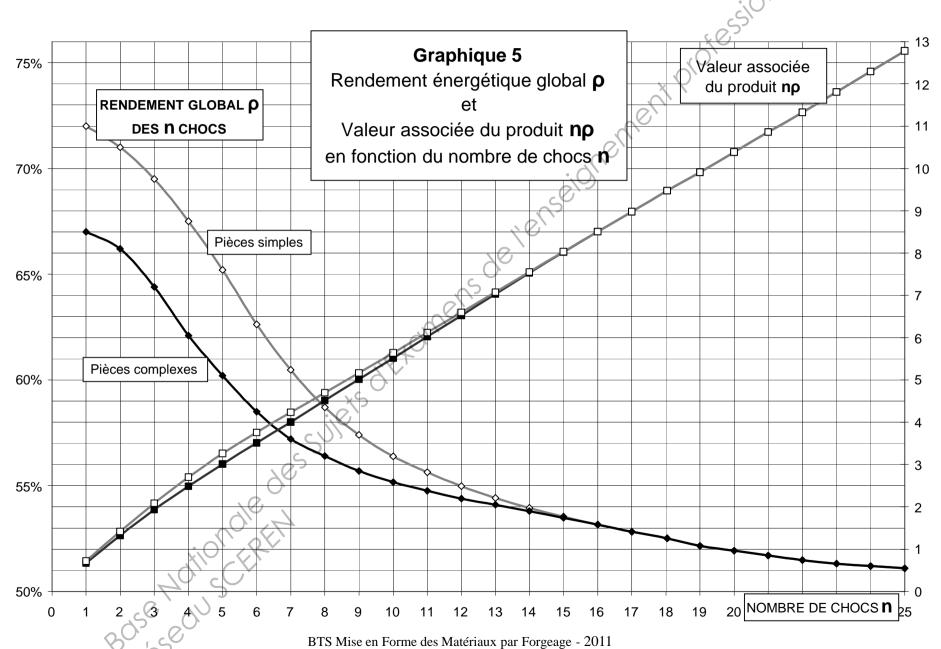


	Tableau 6				Tableau 7						
Influence de la vitesse				Influence de la température							
sur le travail mécanique utile au matriçage				de fin de matriçage sur le travail mécanique utile							
	Vitesse	1.1			200	~(					
Engins		m/s		l utile /		5° 5°	V.,				
<del></del>		_		minimal		June 1	000				
Presse à vitesse négligeable		≈ 0	1,00				1. 3. 3. 3. 3. 3. 3. 3. 3. 3. 3. 3. 3. 3.	_			
D	4	. > 0.05	1.02	1.1.0/			) Y	7 0			
Presse hydraulique		< à 0,05	1,03	± 1 %		5			065		
Presse hydraulique	moins lente	< à 0,20	1,08	± 1 %	1	6,,			680	0,70 30	
Vitace	se Tg <sup>elle</sup> de l'excentrique	0,7 à 0,8	1,28	± 2 %	0				- Interest	0.60	1
	e Tg <sup>elle</sup> de l'excentrique	0,7 à 0,8 0,8 à 0,9	1,30	± 2 % ± 2 %	9.					1	4_
Vites	se Tg <sup>elle</sup> de l'excentrique			± 2 %	5						
	se Tg <sup>elle</sup> de l'excentrique	1,0 à 1,1	1,34	± 2 %							
V Itess	se 15 de l'excentilque	1,0 α 1,1	1,54	1 2 / 0				11/11			
Presse à vis	Vitesse d'impact	0,8 à 0,9	1,36	± 4 %	9	00° 950	1000°	1050 <sup>0</sup>	1100°	11500 120	)0°
	Vitesse	0,9 à 1,0		±4%							
d'impact		,	xS								
_ 		,	0,								
Mouton	Hauteur de chute 1,00	4,40	1,77	± 4 %	900°	950°	1000°	1050°	1100°	1150°	1200°
à	Hauteur de chute 1,20	4,85	1,92	± 5 %	900	930	1000	1030	1100	1130	1200
chute libre	Hauteur de chute 1,40	5,25	2,10	± 5 %		ГаТ	amnáratura	de référer	nce est de	1050°	
ou Contre frappe	Hauteur de chute 1,70	5,75	2,39	± 5 %	La Température de référence est de 1050°						
	Hauteur de chute 2,00	6,30	2,54	± 6 %	Les coefficients multiplicateurs de conversion sont :						
ou Double effet	Hauteur de chute 2,20	6,55	2,72	± 6 %							ı
	Hauteur de chute 2,35	6,80	2,82	± 6 %	1,710	1,430	1,195	1,000	0,835	0,697	0,585
	40.50										
	6 au										
	0500					_					
BTS Mise en Forme des Matériaux par Forgeage - 2011 U 4.1 : Comportement mécanique d'une machine et de son outillage page 13 / 13											
U 4.1 : Comportemen	i mecanique u une macinne e	a de son outi	mage								page 13 / 13
	*										