

DS 01 - Microfraisage par électro-érosion



PTSI

Samedi 06 octobre 2018

Table des matières

- 2 Détermination des spécifications du système
- 3 Etude basculeur

Présentation

4 Documents réponse

2

6

10

17



Microfraisage par électro-érosion

1 Présentation

1.1 Contexte général

La réalisation de composants ou empreintes d'outillage (injection plastique, tréfilage, découpage, estampage, ...) dans des matériaux de très grande dureté (aciers trempés, matériaux réfractaires, carbures et céramiques, ...) peut être limitée en utilisant des procédés conventionnels par enlèvement de matière tels que l'usinage à l'outil coupant (fraisage, tournage, perçage, ...) ou par abrasion (rectification, rodage,...). Une grande famille de procédés d'usinage permettant de répondre à certaines de ces exigences est associée aux techniques d'enlèvement de matière dites par électro-érosion (ou par étincelage).

1.2 Principe de l'électro-érosion

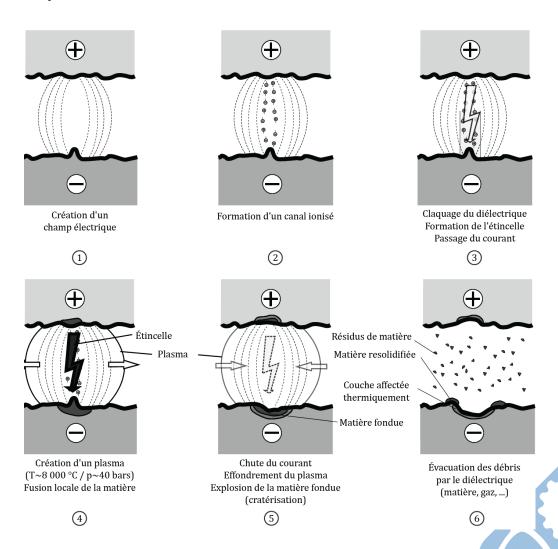


Figure 1 – Les 6 étapes d'enlèvement de matière par électro-érosion

L'électro-érosion est un procédé d'usinage consistant à enlever de la matière par l'intermédiaire de décharges électriques entre deux électrodes immergées dans un fluide diélectrique (liquide ou gaz).



L'une des électrodes constitue l'outil et l'autre la pièce à usiner. La distance entre ces deux électrodes est appelée entrefer ou **gap**. L'effet des décharges électriques est le creusement de la pièce (et de l'usure de l'outil) par création d'un micro-plasma suivi de l'expulsion dans l'entrefer de débris provenant des deux électrodes. Le renouvellement du diélectrique dans l'entrefer et le rapprochement de l'outil et de la pièce permettent de redéfinir les conditions autorisant les nouvelles décharges. Par un mouvement relatif de l'outil par rapport à la pièce, il est ainsi possible d'usiner progressivement la pièce tout en limitant l'usure de l'outil. On donne dans la figure 1 (page 2), les étapes successives d'enlèvement de matière par électro-érosion.

On dénombre trois principaux procédés d'électro-érosion dont la représentation est donnée dans la figure 2 :

- 1. l'électro-érosion par **enfonçage** consistant à déplacer verticalement l'électrode normalement à la surface à usiner (figure 2a). On retire donc le négatif de la forme de l'électrode au gap près,
- l'électro-érosion à fil fin (figure 2b), qui consiste à contourner, perpendiculairement à la surface (ou en inclinant légèrement le fil), le profil d'une pièce en déroulant un fil conducteur qui joue le rôle d'électrode,
- 3. le **fraisage** par électro-érosion utilisé pour réaliser des formes par contournage ou des trous par enfonçage à l'aide d'électrodes cylindriques ou de formes. Cette technique est plutôt utilisée en micromécanique sous l'appellation de microfraisage ($\mu-EDM$: Micro Electro-Discharge Machining) pour la réalisation de formes géométriques et l'utilisation d'électrodes de dimensions inférieures au millimètre (figure 2c).

Ces trois techniques peuvent également être combinées pour la réalisation de composants.

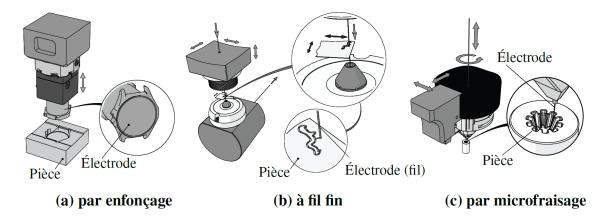


Figure 2 – Les 3 grandes familles de procédés par électro-érosion

Dans le cadre de cette étude, on se concentre sur l'analyse d'une machine de microfraisage par érosion SARIX SX-200 telle que représentée dans la figure 3a, en page 4, et plus particulièrement l'unité d'électro-érosion à fil appelée Arianne (figure 3b).



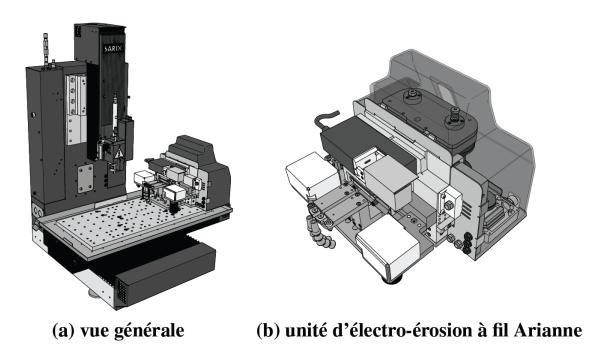


Figure 3 – Machine de microfraisage par érosion SARIX SX-200

1.3 Unité d'électro-érosion à fil Arianne

Le principe de l'unité à fil Arianne est d'utiliser le procédé d'électro-érosion à fil pour tailler à la forme et aux dimensions souhaitées les électrodes utilisées pour le microfraisage par érosion avec des tolérances serrées. Le principe de cette unité à fil est d'assurer le déroulement du fil en continu et à une vitesse constante $v_{fil} = 5mm \cdot s^{-1}$ dans la zone de taillage de l'électrode telle que représentée sur la figure 4.

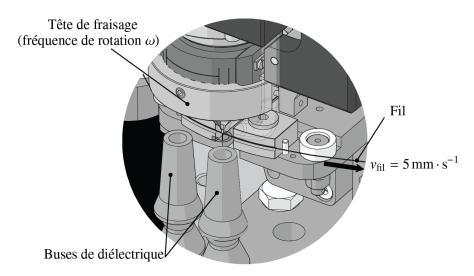


Figure 4 – Unité d'électro-érosion à fil Arianne : zone de taillage

Le diagramme des exigences associé à l'unité à fil Arianne (Unité WEDM Arianne) est présenté dans le document 1 situé en page 1 de l'annexe.

Du point de vue des opérations de taillage, l'unité à fil est intégralement définie par les deux exigences 1.1 et 1.2. Une troisième exigence est quant à elle associée à la métrologie des électrodes réalisées tant sur les spécifications dimensionnelles que géométriques. Néanmoins, les exigences 1.1



et 1.2 doivent permettre de respecter les spécifications dimensionnelles et géométriques fixées, de l'ordre de quelques μm , sur la longueur, le diamètre et la forme de l'électrode.

L'objectif de ce sujet est de dimensionner ou de valider ces deux exigences. Afin de répondre à ces deux premières exigences, le système de la figure 5 est utilisé.

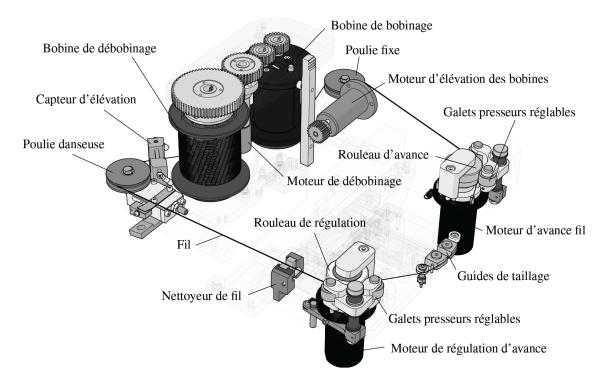


Figure 5 – Unité d'électro-érosion à fil Arianne : système de défilement

1.4 Principe de fonctionnement de l'unité Arianne

Une **bobine de débobinage** de fil en alliage de cuivre de diamètre de $200\mu m$ est débobinée en amont de la zone de taillage à l'aide du **moteur de débobinage** par l'intermédiaire d'un train d'engrenages.

Ce moteur assure également la récupération du fil utilisé en aval du taillage sur la **bobine de bobinage** par l'intermédiaire d'un second train d'engrenages. Le fil est alors déroulé entre deux armatures conductrices d'un **capteur** dit **d'élévation** permettant de contrôler l'horizontalité du fil déroulé.

Lorsque le fil est en contact avec l'une des deux armatures, un système de régulation active un **moteur d'élévation des bobines** en liaison avec un système pignon-crémaillère déplaçant verticalement le bloc constitué des bobines, du moteur de débobinage et des trains d'engrenages. Le fil se déroule ainsi toujours dans le même plan.

Le fil est ensuite guidé par une **poulie danseuse** se déplaçant en fonction de la tension du fil en sortie de bobine. Ce déplacement est assuré par un **capteur inductif** (non représenté sur la figure) utilisé pour contrôler la vitesse de rotation du moteur de débobinage et donc la vitesse de déroulement du fil. La régulation en vitesse et en tension (mécanique) du fil s'opère à l'aide de deux moteurs pilotés en courant et montés sur les axes de deux **rouleaux** (cabestans). Le **moteur d'avance fil** donne le mouvement d'avance au fil par l'intermédiaire du **rouleau d'avance**. Le fil est maintenu en contact sur ce rouleau à l'aide d'un système à **galets presseurs réglables**. La vitesse du fil est quant à elle régulée par l'intermédiaire d'un système équivalent à l'aide d'un **moteur de régulation** en liaison directe avec



un **rouleau de régulation**. La régulation en courant de ces deux moteurs permet ainsi de contrôler la vitesse moyenne du fil dans la zone de taillage et également de contrôler la tension dans le fil.

Le taillage des électrodes est alors assuré entre ces deux systèmes par des **guides de taillage** espacés d'une distance dtail. Cette zone est décalée par rapport aux systèmes d'avance fil et de régulation de l'avance afin d'assurer une pré-tension dans le fil dans la zone de taillage.

Une fois le fil déroulé et utilisé en sortie de zone de taillage et du système d'avance fil, le fil est mené par la **poulie fixe** vers la **bobine de bobinage**.

2 Détermination des spécifications du système

Objectifs:

- Déterminer le matériau constitutif du fil,
- Choisir un moteur à courant continu et le modulateur associé,
- Valider la régulation en vitesse du banc d'essai.

2.1 Détermination du matériau constitutif du fil

L'utilisation de fils en alliage de cuivre de type laiton (CuZn), bronze (CuSn), Cupro-nickel (CuNi)ou Cuivre-Fer (CuFe) est motivée par les propriétés électriques et mécaniques de ce type d'alliage pour l'application visée. Dans le cas de l'unité de taillage Arianne, il est nécessaire que le fil utilisé dispose d'une grande conductibilité électrique afin d'assurer le taillage de l'électrode. Celle-ci doit être au minimum de 20% de l'IACS (International Annealed Copper Standard). La valeur de 100de l'IACS correspond à la conductibilité maximale du cuivre pur. Le système de régulation en vitesse contrôle également la tension mécanique du fil lors du procédé de taillage, l'alliage doit donc disposer d'une importante résistance à la traction (supérieure à $500N \cdot mm^{-2}$). De plus, pour des considérations de recyclage et de réponse à la norme environnementale REACH, les alliages disposant de plomb (Pb) ou de nickel (Ni) doivent être proscrits. Enfin, d'un point de vue économique, on tendra à choisir le matériau le moins cher.

Question 1 À l'aide du document 2 de l'annexe, déterminer en justifiant l'alliage de cuivre répondant aux différents critères énoncés.

2.2 Validation du moteur

La bobine de débobinage admet un diamètre Ddeb variant de 7,2 cm (pleine) à 5 cm (vide).

On donne dans la figure 6 de la page 7, le schéma cinématique du système permettant l'actionnement du débobinage/récupération du fil. Le moteur 1 développe un couple Cm à la vitesse de rotation ω_m . Il est relié à un réducteur épicycloïdal 2 dont le rapport est $k_r=\frac{1}{415}$. En sortie de réducteur, un pignon 3 disposant de $Z_{mr}=40$ dents engrène deux pignons. Le premier pignon 4 est directement relié à la bobine de débobinage et dispose de $Z_{deb}=69$ dents. Le second est un pignon inverseur 5, disposant de $Z_{pi}=25$ dents, engrène quant à lui le pignon 6 relié à la bobine de bobinage disposant également de $Z_{bob}=25$ dents. On considérera que les engrènements se font dans l'hypothèse de roulement sans glissement.



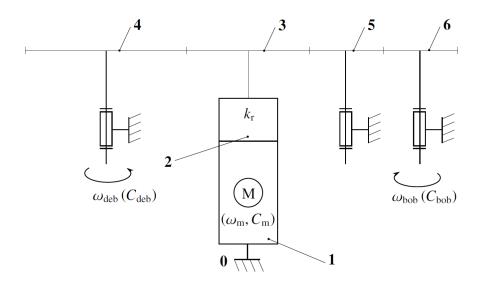


Figure 6 – Schéma cinématique du système de débobinage/récupération

Une première étude sur la chaine de transmission a permis de montrer que :

$$C_m = \frac{k_r}{\eta_r} \cdot \left(C_{deb} \cdot \frac{Z_{mr}}{Z_{deb}} + C_{bob} \cdot \frac{Z_{mr}}{Z_{bob}} \right),$$

Avec:

$$\left\{ \begin{array}{l} 2,1N\cdot m < C_{deb} < 2,7N\cdot m \\ 0,8N\cdot m < C_{bob} < 1,2N\cdot m \end{array} \right.$$

On supposera que les engrènements se font sans pertes, seul le réducteur 2 a un rendement $\eta r = 0,48$.

Le couple moteur utile est donc compris entre deux valeurs limites $C_{m\ min}$ et $C_{m\ max}$ tel que :

$$C_{m \ min} < C_{m} < C_{m \ max}$$

Question 2 Déterminer les valeurs limites $C_{m \ min}$ et $C_{m \ max}$.

Pour la suite, on supposera que $12mN \cdot m < Cm < 18mN \cdot m$ et $100 rad \cdot s^{-1} < \omega_m < 143 rad.s^{-1}$.

On supposera également que l'alimentation électrique présente peut fournir une tension comprise entre 0 et 24 V.

Les caractéristiques du moteur 2232 024 SR de la société Faulhaber utilisé sont données dans le tableau 1.



Caractéristique	Valeur
Tension nominale	$U_n = 24V$
Puissance utile	Pu = 8,68W
Rendement maximal	$\eta_{max} = 86\%$
Inductance d'induit	$L = 710\mu H$
Résistance d'induit	$R = 16\Omega$
Constante de force électromotrice	$k_e = 32mV \cdot rad^{-1} \cdot s$
Constante de couple	$k_t = 32mN \cdot m \cdot A^{-1}$
Moment d'inertie du rotor	$J=6,4g\cdot cm^2$
Température maximale admissible	Tmax = 125C
Résistance thermique entre le bobinage de l'induit et le boitier	$Rth1 = 3^{\circ}\!C \cdot W^{-1}$
Résistance thermique entre le boitier et l'air ambiant	$Rth2 = 11 {}^{\circ}\!C \cdot W^{-1}$
Fréquence de rotation nominale	$Nn = 5480tr \cdot min^{-1}$
Couple nominal	$Cn = 10mN \cdot m$
Courant nominal	In = 0,33A

Tableau 1 – Caractéristiques du moteur 2232 024 SR de la société Faulhaber

Question 3 Vérifier que le moteur 2232 024 SR de la société Faulhaber choisi peut fournir la puissance $(P_{meca} = C_m \cdot \omega_m)$ requise.

En fonctionnement normal, le couple moteur est supérieur au couple nominal $C_n=10mN\cdot m$ de ce moteur, il convient alors de vérifier que l'échauffement du bobinage ne sera pas excessif. Pour cela, il faut déterminer la température du bobinage dans le cadre du fonctionnement étudié.

Le modèle électrique retenu pour l'induit du moteur à courant continu est donné figure 7.

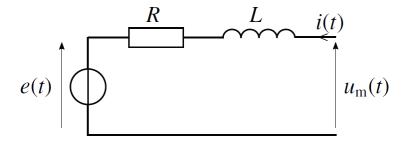


Figure 7 – Modèle électrique du moteur à courant continu

- Question 4 Donner l'équation électrique vérifiée par la tension instantanée de l'induit du moteur $u_m(t)$. Que devient cette équation en régime permanent stabilisé, c'est-à-dire lorsque $u_m(t) = U_m$, $e(t) = E_m$, $i(t) = I_m$ et $\omega_m(t) = \Omega_m$ sont constants?
- Question 5 Pour le couple moteur maximal $C_{m\ max}$ de $18mN\cdot m$, et en vous aidant des autres équations du moteur électrique, déterminer le courant absorbé maximal par ce moteur I_{max} et les pertes par effet Joule maximales $P_{j\ max}$.

On prendra pour la suite $P_{j max} = 5,5W$.



Une étude de comportement thermique a permis de déterminer la relation suivante :

$$T_{bobinage} = T_{amb} + P_{i max} \cdot (R_{th1} + R_{th2}).$$

avec:

- P_i , pertes par effet Joule de l'induit du moteur (on néglige les autres pertes du moteur),
- $T_{bobinage}$, température du bobinage de l'induit,
- T_{boitier}, température du boitier,
- T_{amb} , température de l'air ambiant, $T_{amb} = 40 \,^{\circ}C$,
- R_{th1} , résistance thermique entre le bobinage et le boitier,
- R_{th2} , résistance thermique entre le boitier et l'air ambiant.

Question 6 Justifier que l'on puisse valider le choix du moteur 2232 024 SR de la société Faulhaber.

2.3 Réponse temporelle du moteur

- Question 7 Donner les 4 équations qui décrivent le comportement du moteur électrique à courant continu :
 - équation électrique,
 - équation mécanique (P.F.D) sans couple résistant et les frottements sont négligés,
 - couplage force électromotrice/vitesse de rotation,
 - couplage couple/courant,
- **Question 8** Écrire ces équations dans le domaine de Laplace.
- Question 9 En déduire la forme canonique de la fonction de transfert du moteur $H(p) = \frac{\Omega_m(p)}{U_m(p)}$. Donner son ordre, sa classe, et la forme littérale de ses constantes caractéristiques.
- **Question 10** Faire les applications numériques.

Pour la suite, on prendra $K = 30V^{-1} \cdot rad \cdot s^{-1}$, $\xi = 8$ et $\omega_0 = 1400 rad.s^{-1}$.

Question 11 Justifier qu'il est possible de la mettre sous la forme suivante :

$$H(p) = \frac{K_1}{(1+T_1 \cdot p) \cdot (1+T_2 \cdot p)}.$$

En déduire K_1 , T_1 et T_2 . On prendra $\sqrt{63} = 7,94$.

Question 12 Justifier qu'il est alors possible de la mettre sous la forme suivante :

$$H(p) = \frac{K_2}{(1+\tau \cdot p)}.$$

En déduire K_2 et τ .

Le document 4 des annexes donne la réponse temporelle de la vitesse de rotation $\Omega(t)$.

Question 13 Ce tracé correspond-t-il à vos attentes? Décrire alors l'entrée (type d'entrée et valeur numérique) qui a du être utilisée pour arriver à ce tracé.



Le moteur étudié précédemment est alors utilisé dans un asservissement dont la Fonction de Transfert en Boucle Fermée (FTBF) est donnée en annexe document 5.

Question 14 Préciser l'ordre et la classe de cette FTBF. En déduire des valeurs approchées de ses constantes caractéristiques.

Pour effectuer ces applications numériques, on pourra utiliser les données suivantes :

- $\left(\ln\left(\frac{1}{17}\right)\right)^2 \approx 8,$ $\pi^2 \approx 10,$
- $-ln(20) \approx 3$,

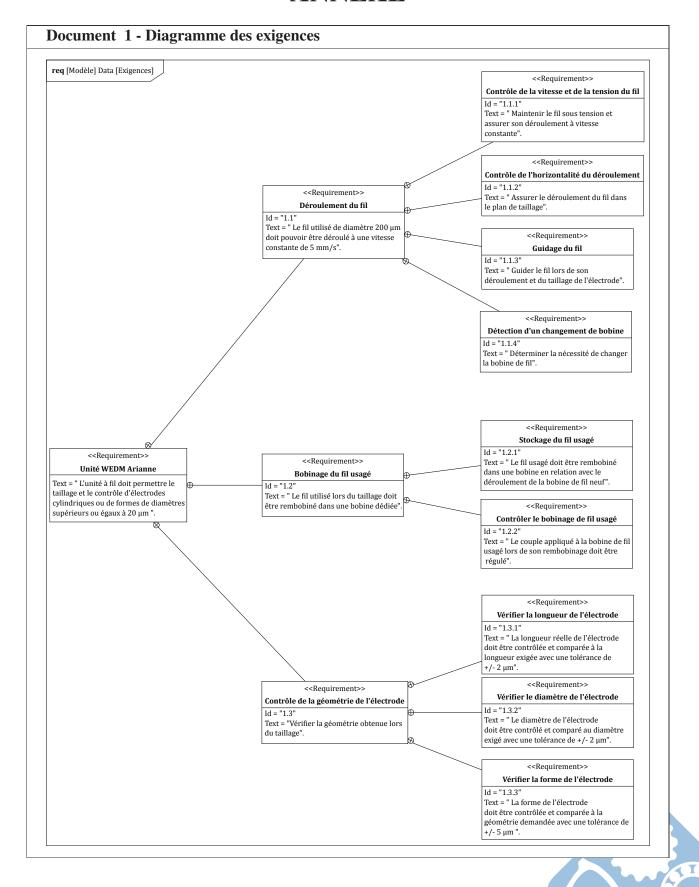
Etude basculeur

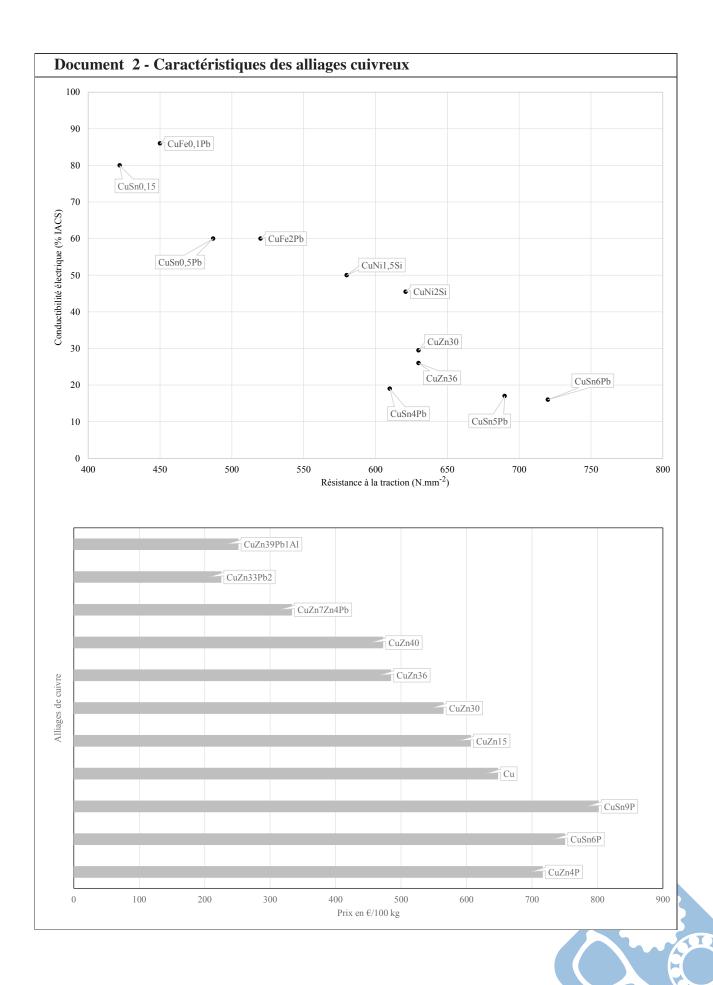
Le dessin de définition d'un basculeur est donné dans le document réponse.

Question 15 Colorier les classes d'équivalence de ce système.



ANNEXE





Document 3 - Documentation technique du variateur de vitesse SC 2402



Contrôleur de vitesse

2-quadrants PWM conf gurable par ordinateur

Combinaison avec:

Micromoteurs C.C. et Servomoteurs C.C. sans balais

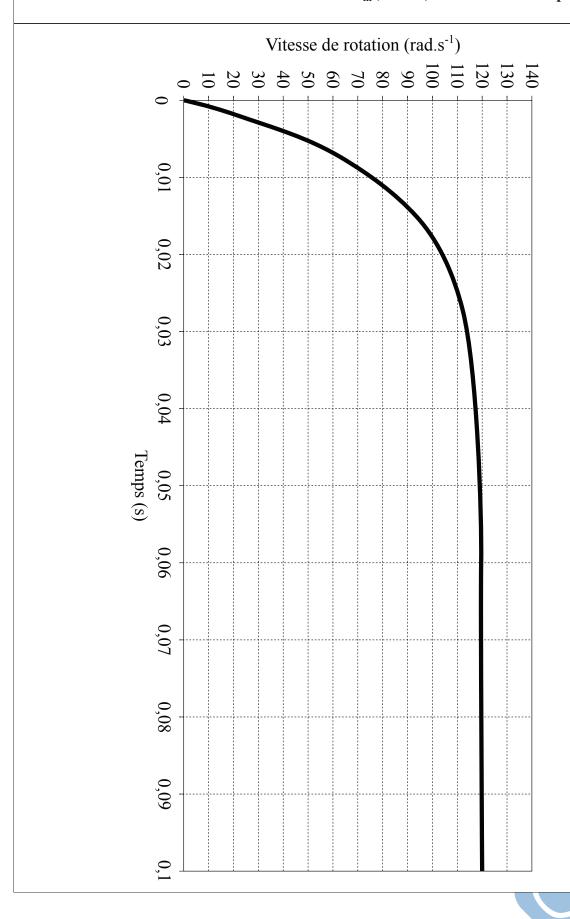
Sária	SC 2/102	

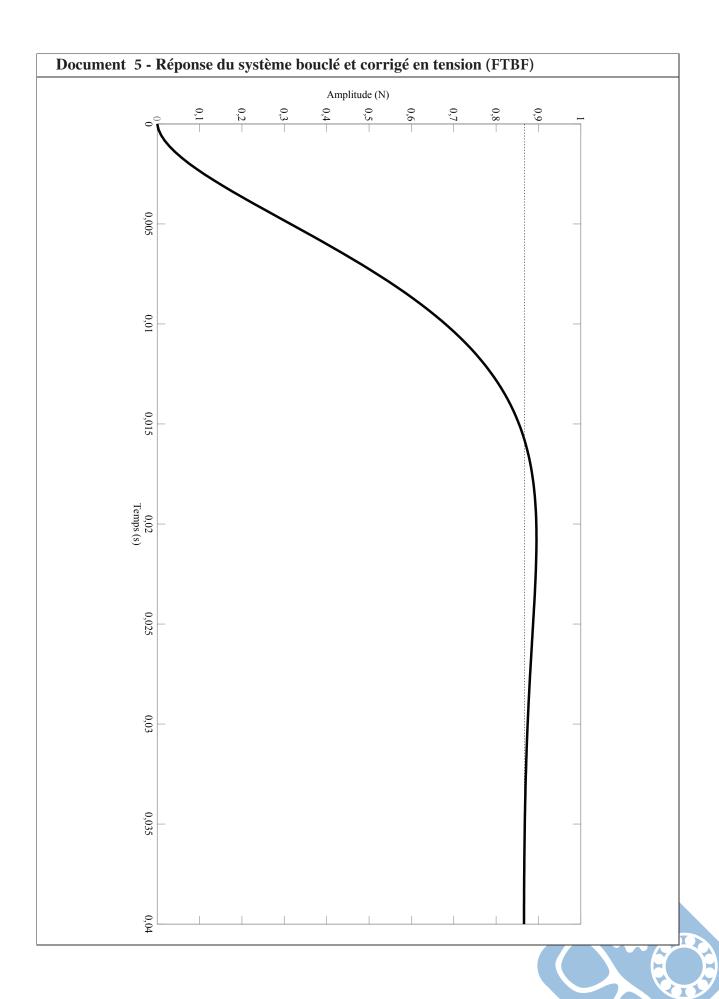
	SC 2402 P	
UP	5 24	V DC
Umot	0 24	V DC
Idauer	2	Α
Imax	4	Α
lel max	0,03	Α
	5	
	14	q
fрwм	96	kHz
η	95	%
,		
		min-1
	50 60 000	min-1
+codeur	50 30 000	min-1
	100 30 000	min-1
	500	μs
	≤ 65 535	lignes/tou
	- 25 + 60	°C
	- 25 +85	°C
	Umot Idauer Imax Iel max	Up



 $^{^{1)}}$ à température ambiante de 22°C $^{2)}$ pour moteurs C.C. sans balais et sans capteurs de Hall: FPWM 24 kHz

Document 4- Evolution de la vitesse de rotation $\Omega_{\rm m}$ (rad.s⁻¹) en fonction du temps t (s)



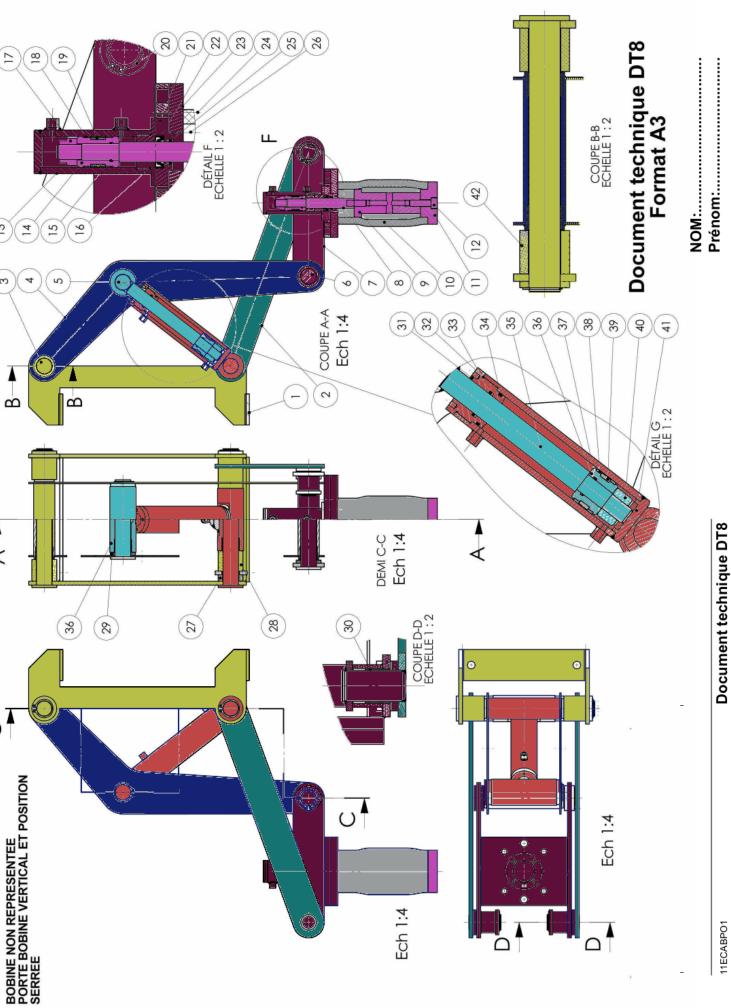


DT9 Nomenclature Basculeur sans la Bobine. (Les pièces soudées ensembles sont comptées comme une seule)

41 ENS 40 ECR 39 JOIN 38 JOIN 37 JOIN 36 PIST 35 ENS 34 JOIN 33 JOIN 32 JOIN 31 NEZ 30 BAG 29 BAG 29 BAG 27 BAG 26 VIS 25 JOIN 24 VIS 23 PLA 22 JOIN 21 NEZ	EUE Ø40-26-35 EMBLE TUBE-CHAPE VERIN Ø32 EOU ISO -4034-M16 IT CENTRAL Ø32 IT LATERAL Ø32 IT TORIQUE Ø180-15INT FON VERIN Ø32 EMBLE SOUDE TIGE Ø20 IT TORIQUE Ø265-32EXT	ERTALON	2 1 1 1 2 1
40 ECR 39 JOIN 38 JOIN 37 JOIN 36 PIST 35 ENS 34 JOIN 33 JOIN 32 JOIN 31 NEZ 30 BAG 29 BAG 29 BAG 27 BAG 26 VIS 25 JOIN 24 VIS 23 PLA 22 JOIN 21 NEZ	OU ISO -4034-M16 IT CENTRAL Ø32 IT LATERAL Ø32 IT TORIQUE Ø180-15INT ON VERIN Ø32 EMBLE SOUDE TIGE Ø20		1 1 2 1
39 JOIN 38 JOIN 37 JOIN 36 PIST 35 ENS 34 JOIN 33 JOIN 32 JOIN 31 NEZ 30 BAG 29 BAG 29 BAG 27 BAG 26 VIS 26 VIS 24 VIS 23 PLA 22 JOIN 21 NEZ	NT CENTRAL Ø32 NT LATERAL Ø32 NT TORIQUE Ø180-15INT ON VERIN Ø32 EMBLE SOUDE TIGE Ø20		1 2 1
38 JOIN 37 JOIN 36 PIST 35 ENS 34 JOIN 33 JOIN 32 JOIN 31 NEZ 30 BAG 29 BAG 29 BAG 27 BAG 26 VIS 25 JOIN 24 VIS 23 PLA 22 JOIN 21 NEZ	NT LATERAL Ø32 NT TORIQUE Ø180-15INT ON VERIN Ø32 EMBLE SOUDE TIGE Ø20		2
37 JOIN 36 PIST 35 ENS 34 JOIN 33 JOIN 32 JOIN 31 NEZ 30 BAG 29 BAG 29 BAG 27 BAG 26 VIS 26 VIS 24 VIS 23 PLA 22 JOIN 21 NEZ	NT TORIQUE Ø180-15INT ON VERIN Ø32 EMBLE SOUDE TIGE Ø20		1
36 PIST 35 ENS 34 JOIN 33 JOIN 32 JOIN 31 NEZ 30 BAG 29 BAG 27 BAG 26 VIS 25 JOIN 24 VIS 23 PLA 22 JOIN 21 NEZ	ON VERIN Ø32 EMBLE SOUDE TIGE Ø20		
35 ENS 34 JOIN 33 JOIN 32 JOIN 31 NEZ 30 BAG 29 BAG 28 BAG 27 BAG 26 VIS 25 JOIN 24 VIS 23 PLA 22 JOIN 21 NEZ	EMBLE SOUDE TIGE Ø20		
34 JOIN 33 JOIN 32 JOIN 31 NEZ 30 BAG 29 BAG 27 BAG 26 VIS 25 JOIN 24 VIS 23 PLA 22 JOIN 21 NEZ			1
33 JOIN 32 JOIN 31 NEZ 30 BAG 29 BAG 28 BAG 27 BAG 26 VIS 25 JOIN 24 VIS 23 PLA 22 JOIN 21 NEZ	NI TORIQUE \$\infty 2005-52EXT	 	1
32 JOIN 31 NEZ 30 BAG 29 BAG 28 BAG 27 BAG 26 VIS 25 JOIN 24 VIS 23 PLA 22 JOIN 21 NEZ	IT TORIQUE Ø265-20INT		1
31 NEZ 30 BAG 29 BAG 28 BAG 27 BAG 26 VIS 25 JOIN 24 VIS 23 PLA 22 JOIN 21 NEZ	IT TORIQUE Ø180-36INT		1
30 BAG 29 BAG 28 BAG 27 BAG 26 VIS 25 JOIN 24 VIS 23 PLA 22 JOIN 21 NEZ	VERIN Ø32		1
29 BAG 28 BAG 27 BAG 26 VIS 25 JOIN 24 VIS 23 PLA 22 JOIN 21 NEZ	SUE POLYAMIDE PTFE PPM 252820	SKF	10
28 BAG 27 BAG 26 VIS 25 JOIN 24 VIS 23 PLA 22 JOIN 21 NEZ	SUE Ø40-25-5	ERTALON	11
27 BAG 26 VIS 25 JOIN 24 VIS 23 PLA 22 JOIN 21 NEZ	SUE Ø40-25-32.5 EPAULE	ERTALON	2
26 VIS 25 JOIN 24 VIS 23 PLA 22 JOIN 21 NEZ		ERTALON	2
25 JOIN 24 VIS 23 PLA 22 JOIN 21 NEZ	SUE Ø40-26-10.5 ISO 4762-M5x35	ERTALON	4
 24 VIS 23 PLA 22 JOIN 21 NEZ 			1
23 PLA 22 JOIN 21 NEZ	NT TORIQUE Ø265-16INT	1	-
22 JOIN 21 NEZ	ISO 10642-M10x16		4
21 NEZ	QUE VERIN		1
	IT LEVRE Ø16		1
			1
-	EAU ELASTIQUE EXTERIEUR Ø24		1
	IT CENTRAL Ø25		1
	IT LATERAL Ø25		2
	OU ISO -4034-M12-C		1
	IT TORIQUE Ø180-28INT		1
	IT TORIQUE Ø140-13INT		1
	ON PORTE BOBINE		1
	E VERIN PORTE BOBINE		1
	ISO 4762 M10-45		1
	SOUT PORTE BOBINE		1
10 MEN	MBRANE PORTE BOBINE		1
_	RETOISE PORTE BOBINE		1
_	PORTE BOBINE		1
7 PLA	TINE PORTE BOBINE		1
6 AXE	MANDRIN		1
5 AXE	VERIN		1
4 LEV	IER		1
3 AXE	OUDDOOT		2
2 BIEL	SUPPORT	1	
1 SUP			2
ARTICLE NUM			2



Nor	m: Prénom:	DORIAN
4	Documents réponse	
Qu	estion 1:	
Qu	estion 2:	
Qu	estion 3:	
Qu	estion 4:	
Qu	estion 5:	
Qu	estion 6:	
Qu	estion 7:	
Qu	estion 8:	
Qu	estion 9:	
Qu	estion 10:	
Qu	estion 11:	
Qu	estion 12:	
Qu	estion 13:	
Qu	estion 14:	



Document technique DT8

