

BREVET DE TECHNICIEN SUPÉRIEUR

MOTEURS À COMBUSTION INTERNE

Session 2014

ÉTUDE DES MOTEURS U51 – EXPLOITATION D'ESSAIS MOTEUR

Durée : 3 heures – Coefficient : 3

Documents et matériels autorisés :

Aucun document autre que le sujet n'est autorisé.

Moyens de calculs autorisés :

Matériel autorisé

Une calculatrice de poche à fonctionnement autonome, sans imprimante et sans moyen de transmission, à l'exclusion de tout autre élément matériel ou documentaire. (Cirulaire n°99-186 du 16 novembre 1999 ; BOEN n°42).

Dès que le sujet vous est remis, assurez-vous qu'il soit complet.

Le sujet comporte 11 pages numérotées de la façon suivante :

- Page de garde
- Dossier d'étude : pages 1/11 à 4/11
- Dossier technique : DT1, DT2, DT3 (pages 5/11 - 6/11 - 7/11)
- Dossier des documents réponse : DR 1 à DR 4 (pages 8/11 à 11/11)

Documents à rendre avec la copie : DR1 à DR 4 même non complété.

CODE ÉPREUVE : 1406MOE5EEM		EXAMEN BREVET DE TECHNICIEN SUPÉRIEUR		SPÉCIALITÉ : MOTEURS À COMBUSTION INTERNE	
SESSION : 2014	SUJET	ÉPREUVE : ÉTUDE DES MOTEURS U51 – EXPLOITATION D'ESSAIS MOTEUR			
Durée : 3h	Coefficient : 3	SUJET N°03ED13		11 pages	

PRÉSENTATION ET COMPOSITION DU SUJET

Il est conseillé de lire attentivement et complètement le sujet avant de commencer à répondre.

Dans le contexte de réchauffement climatique actuel, la réduction des **émissions de CO₂** est un challenge particulièrement ardu, lancé par les gouvernements des grandes puissances mondiales à l'industrie automobile, et ce, dans des délais relativement courts.

Le dispositif de commande électromagnétique des soupapes, **en voie de développement**, offre aux constructeurs la possibilité de réduire sur un cycle mixte, les émissions et la consommation de leurs véhicules.

L'ouverture et la fermeture des soupapes ne sont plus opérées par un arbre à cames mais par une commande électromagnétique qui actionne chaque soupape individuellement, indépendamment de la position du vilebrequin et des autres soupapes.

Cela permet, entre autre, de gérer la désactivation de cylindres à faible charge et bas régime de rotation moteur afin de diminuer les émissions de CO₂.

Objectif de l'étude :

L'objectif de cette étude est d'analyser, à partir des résultats d'essais, l'influence de la désactivation de 2 cylindres pour un fonctionnement moteur en faible charge et bas régime de rotation sur le rendement effectif, ou la Cse, et sur le CO₂.

Le point retenu est [N = 2000 tr.min⁻¹ ; PME = 2 bar]

Décomposition du sujet / temps conseillé :

Lecture du sujet :	10 min
Partie A : Étude des performances	1h 10 min
Partie B : Analyse de la combustion	50 min
Partie C : Relation CO ₂	20 min
Partie D : Conclusion de l'étude	30 min

Les parties A, B et C sont indépendantes.

Les parties A, B, C+D seront rédigées sur des copies distinctes.

Répondre aux questions sur copie sauf indication contraire.

Partie : A

Étude des performances

Documents Techniques DT N° 1 – 2 – 3 (pages 5/11 à 7/11) et DR1, DR3, DR4.

- 1 – Donner la définition de la PME (relation + unités) et en justifiant votre calcul, déterminer la PME en 2 cylindres. Reporter le résultat sur le DR N°1.
- 2 – Donner une définition du rendement effectif (relation + unités).
En expliquant votre démarche, calculer le rendement effectif pour les 2 modes de fonctionnement. Reporter les résultats sur le DR N°1.
- 3 – Donner une relation du rendement mécanique en fonction des Pressions Moyennes.
- 4 – La PMI en fonctionnement en mode 2 cylindres est égale à 3,11 bar.
Justifier cette valeur en cinq lignes maximum, à partir du DT N°3.
- 5 – Calculer le rendement mécanique pour les 2 modes de fonctionnement.
Reporter ces résultats sur le DR N°1.
- 6 – Calculer les PMF pour les deux modes de fonctionnement.
Reporter ces résultats sur le DR N°1.
- 7 – Sur le DR N°3 et DR N°4, colorier les boucles basses pression de chaque mode.
Dans la chaîne des quatre rendements, citer le rendement qui est impacté par la variation de la boucle basse pression.
- 8 – Calculer les valeurs des PMI_{BP} et les reporter dans les DR N°3 et DR N°4.
- 9 – Calculer les rendements (indiqué, indiqué HP et indiqué BP) pour les 2 modes de fonctionnement. Reporter ces résultats dans le tableau du DR N°1.
- 10 – Calculer en pourcentage l'écart des PMF et des cinq rendements entre le mode 2 cylindres et le mode 4 cylindres (Le mode 4 cylindres sera pris comme référence).

Partie : B

Analyse de la combustion

Étude de la fraction brûlée Document Réponse DR 2

Dans le tableau de valeurs, la référence des angles est au PMH combustion.

- 1 – Écrire sur copie les définitions du CA50, du CA90 - CA10 et de HLC (+ unités).
- 2 – **Pour le mode de fonctionnement 2 cylindres :**
Sur le document DR N°2, on donne l'évolution de la fraction brûlée pour le fonctionnement en mode 2 cylindres. Relever les valeurs de CA 10, CA 50, CA 90 sur ce graphique et les reporter dans le tableau DR N°2.
- 3 – **Pour le mode de fonctionnement en 4 cylindres :**
Sur ce même graphique « évolution de la fraction brûlée » du DR N°2, tracer l'allure de la fraction brûlée en vous aidant des données du tableau du DR N°2.
- 4 – Compléter les valeurs manquantes du tableau du DR N°2 en justifiant votre démarche pour la détermination de la HLC (quatre lignes maximum et construction graphique).
Nota : On pose comme hypothèse que la valeur maximum de HLC se trouve au CA50.
- 5 – À partir des valeurs du tableau du DR N°2, justifier par un argument la différence d'avance à l'allumage constatée dans le DT N°2 entre les deux modes de fonctionnement.
- 6 – Dans la chaîne des 4 rendements, citer celui qui est impacté par la variation de HLC.

Étude du rendement de combustion

On donne :

	Mode 2 cylindres	Mode 4 cylindres
Rendement de combustion	93,8%	93,3%

- 7 – Donner une définition du rendement de combustion.
- 8 – À partir des données du DT2, justifier les écarts de rendements constatés entre les deux modes de fonctionnement (en trois lignes maximum).

Partie : C

Relations masse CO₂ / masse de carburant

À partir des documents techniques DT N°1 et N°2 :

- 1 – Écrire l'équation de combustion et l'équilibrer à la stœchiométrie.
- 2 – Calculer le rapport masse de CO₂ sur masse de carburant.
- 3 – À partir de la Cse donnée dans le document DT N°2, pour 1 kilowattheure effectif, calculer l'écart en g de CO₂ entre les deux modes de fonctionnement.

Partie : D

Conclusion de l'étude

À partir du document réponse DR N°5 page 8/11 et des résultats des parties A, B et C :

- 1 – Écrire le produit des rendements et remplir la 1^{ière} ligne du tableau.
- 2 – Reporter les différents rendements déjà calculés (ou donnés) dans les parties A et B.
- 3 – En considérant le rendement thermodynamique, constant pour les deux modes de fonctionnement, égal à 55%, calculer pour les 2 modes de fonctionnement le rendement manquant.
- 4 – Calculer en % l'écart relatif pour les cinq rendements avec le fonctionnement en mode 4 cylindres comme référence.
- 5 – En cinq lignes maximum et en exploitant le tableau bilan DR N°5 et la partie C, conclure par rapport à l'objectif (précisé page 1/11) en mettant en avant les facteurs essentiels.

Document Technique N °1

Caractéristiques Moteur :

- ⇒ 4 cylindres – 4 temps
- ⇒ Alésage : 86 mm
- ⇒ Course : 96 mm
- ⇒ Cylindrée totale : 2230 cm³
- ⇒ Rapport volumétrique : 11,3
- ⇒ Couple maxi et régime : 217 N.m à 3900 tr/min
- ⇒ Couple pleine charge à 2000 tr/min : 200 N.m

Caractéristiques du Carburant :

- ⇒ Carburant : SP 95 E 10
C₈ H_{18,2} O_{0,1}
PCI = 41 MJ / kg

Conditions d'essais :

- ⇒ Pression atmosphérique : 1012 mbar
- ⇒ Air : O₂ + 3,78 N₂
- ⇒ Température air admission : 20° C
- ⇒ Constante des gaz parfaits : r = 287 J.kg⁻¹.K⁻¹

Masses Atomiques :

- ⇒ Carbone C : 12 g
- ⇒ Hydrogène H : 1 g
- ⇒ Azote N : 14 g
- ⇒ Oxygène O : 16 g

Pouvoir Calorifique des imbrûlés :

- PCI_{HC} : 41 MJ / kg
- PCI_{CO} : 10,1 MJ / kg

Document Technique N°2

Relevés pour fonctionnement moteur en 2 et 4 cylindres

Point de fonctionnement : [2000 tr.mn⁻¹ ; 2 bar]

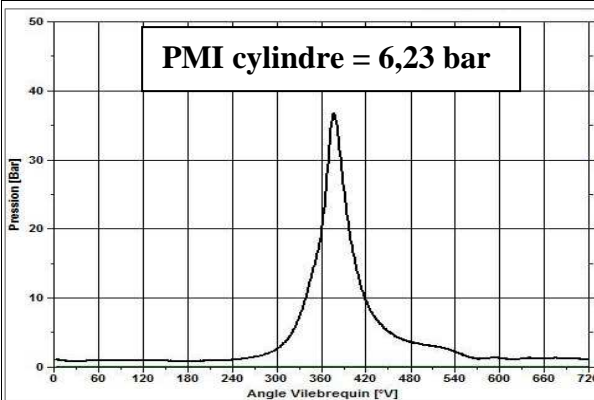
Caractéristiques	Unités	2 cylindres	4 cylindres
P. atmo	mbar	1012	1012
Régime	tr.mn ⁻¹	1999	2001
Richesse		1,069	1,083
Temps injection	ms	7,796	4,263
AA	°V	24	36
P. injection	bar	3,5	3,5
P. adm	mbar	890	887
PME	bar		2,13
Couple	N.m	37,5	37,8
Puissance	kW	7,86	7,92
Cse	g.kWh ⁻¹	371	376
HC	ppm	3117	4162
CO	%	0,58	0,68
O ₂	%	0,83	0,45
CO ₂	%	14,1	14,52
Q injectée / cycle	mg / cycle	48,68	49,64
PMI moteur	bar	3,11	3,05

Document Technique N°3

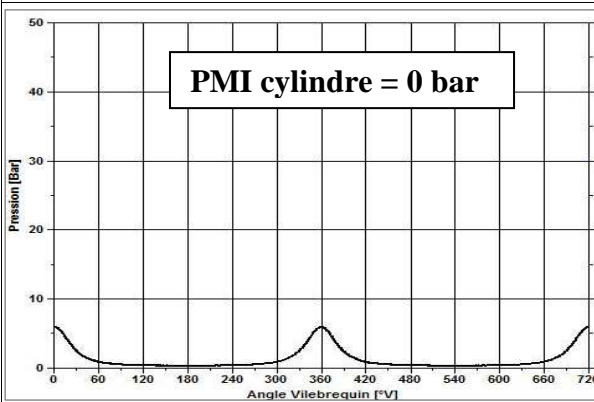
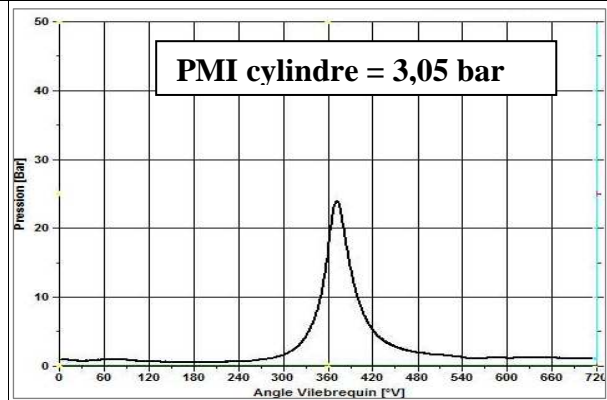
ÉVOLUTION DE LA PRESSION CYLINDRE

Fonctionnement 2 cylindres

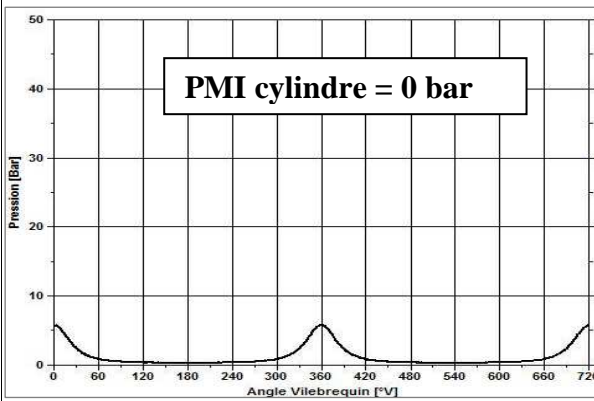
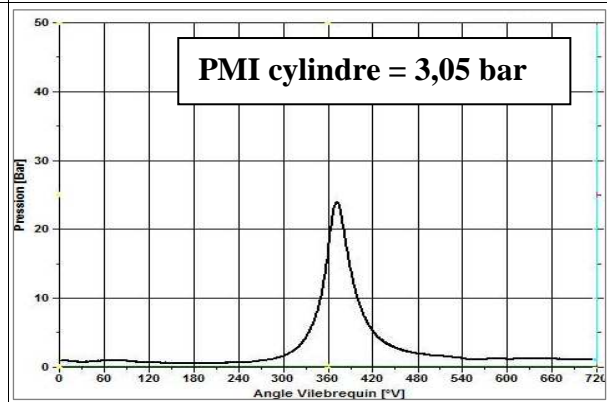
Fonctionnement 4 cylindres



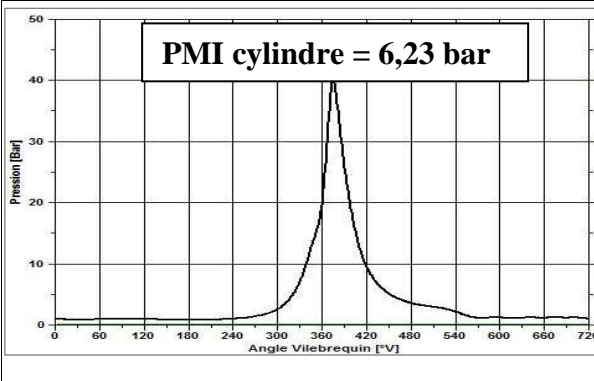
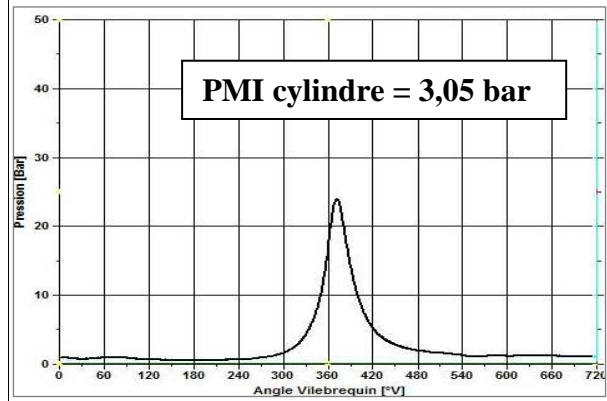
C
Y
L
I
N
D
R
E
1



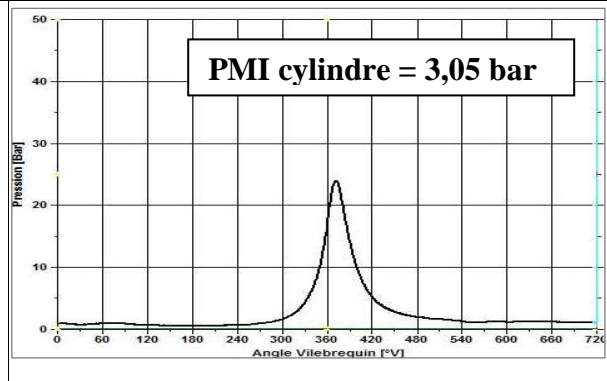
C
Y
L
I
N
D
R
E
2



C
Y
L
I
N
D
R
E
3



C
Y
L
I
N
D
R
E
4



*PMI moyennes sur 100 cycles

Document Réponse N°1

Questions : A-1 à A-10

Fonctionnement	2 cylindres	4 cylindres	% écart du mode 2 cylindres sur le mode 4 cylindres
PME (bar)		2,13	
PMF (bar)			
Rendement effectif			
Rendement indiqué (total moteur)			
Rendement indiqué HP			
Rendement indiqué BP			
Rendement mécanique			

Document Réponse N°5

Question D : conclusion de l'étude (à compléter à la fin de la composition)

Tableau à compléter :

	$\eta_{\text{eff}} =$XXX
Mode 4 cylindres					
Mode 2 cylindres					
Écart en %					

Document Réponse N°2

Partie : B – Analyse de la combustion

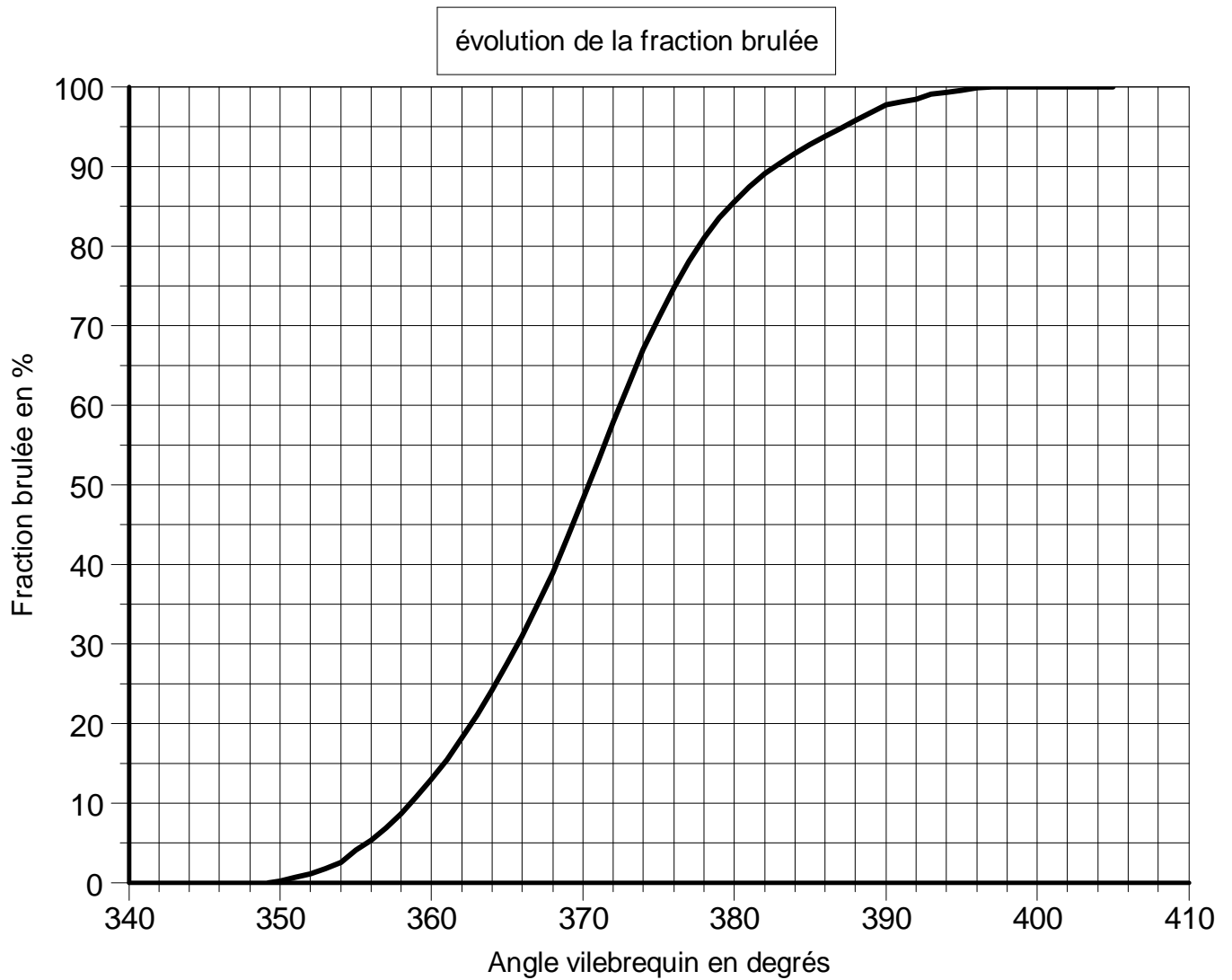
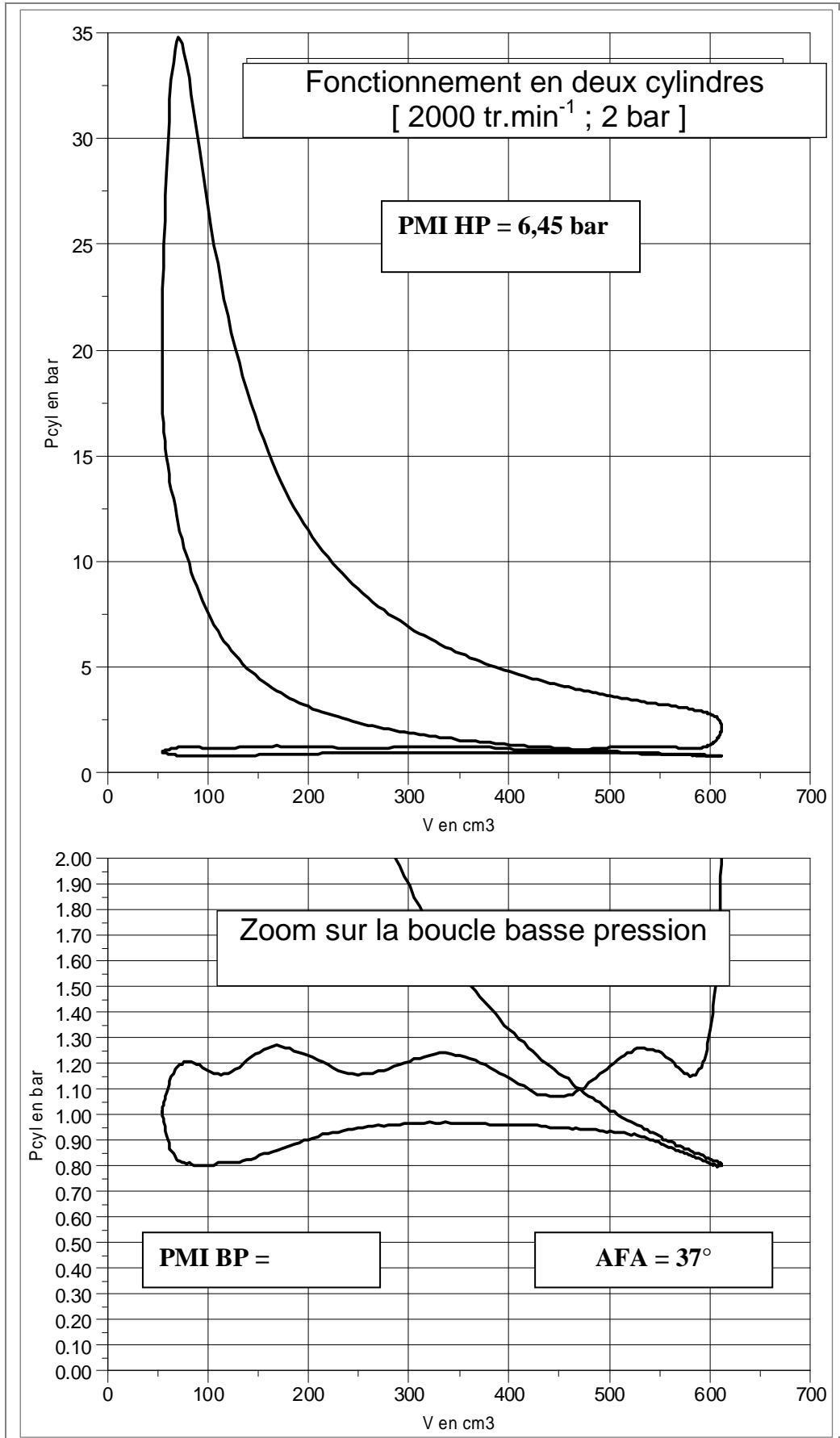


Tableau réponse

Fonctionnement	2 cylindres	4 cylindres
CA 10		-3
CA 50		13
CA 90		46
CA 90 – CA 10		
HLC		

Document Réponse N°3

Questions A-8 et A-9



Document Réponse N°4

Questions A-8 et A-9

