**DOSSIER QUESTIONS**

*Problématique de maintenance*:

Le client propriétaire d’une Citroën DS7 (équipée d’un moteur EP6, achetée d’occasion le 12 avril 2021 au garage DUBOULON, agent représentant de la marque et totalisant le jour de l’achat 153 228 kms) missionne M. TROUVETOUT. Cet expert est mandaté par le tribunal de grande instance de la ville de PÉRIGUEUX suite à une surconsommation de carburant et des accélérations insuffisantes relevées par M. PASCONTENT, propriétaire dudit véhicule.

Le client n’ayant aucune trace des opérations de maintenance du véhicule effectuées avant la date d’achat, l’expertise va se décomposer suivant 5 parties.

**Partie 1 : Détermination de la consommation du véhicule, contrôles préliminaires et interrogation des calculateurs**

**Partie 2 : État du véhicule et influence sur la consommation**

**Partie 3 : Étude du circuit de carburant**

**Partie 4 : Influence du carburant sur les consommations et le comportement du**

**véhicule**

**Partie 5 : Conclusion et conseil d’utilisation pour une conduite écoresponsable**



**Partie 1**: **Détermination de la consommation du véhicule, contrôles préliminaires et interrogation des calculateurs**

*L’objectif de cette partie est de vérifier les dires du demandeur.*

Un prélèvement du carburant présent dans le réservoir a été effectué, en vue d’une analyse future.

Le plein du véhicule est effectué avec du SP95, en présence de l’expert, et les scellés sont posés sur le bouchon du réservoir ainsi que sur le circuit de carburant. Le kilométrage relevé est de 161 754 kms.

Au bout de cinq jours, les scellés sont enlevés et le plein effectué au même niveau soit 28,9 litres rajoutés. Le kilométrage relevé à cette occasion est de 162 078 kms.

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 1-1 :** | Déterminer la consommation moyenne du véhicule en litres pour 100 km. |
| Feuille de copie |

L’interrogation des calculateurs a été effectuée à l’aide de la valise diagnostic, il apparait des défauts sur le circuit d’alimentation.

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 1-2 :** | À partir des données du constructeur, compléter dans les zones grisées la liste des éléments connectés au calculateur d’injection. |
| DR1  DT synoptique |

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 1-3 :** | Compléter les numéros de bornes manquantes (en jaune) sur le schéma et donner le nom de l’élément (cadre jaune). |
| DR2 |

La désignation des fils est la suivante :

14G7  : Alimentation du capteur de pression et de température d’air d’admission.

1393  : Signal de pression d’air d’admission.

14G8  : Masse du capteur de pression et de température d’air d’admission.

14G9 : Signal du capteur de température d’air.

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 1-4 :** | À partir du schéma fourni à la question 1.3 et de la désignation des fils, compléter le tableau donné en DR 2.  Les mesures ont été réalisées moteur froid à une température ambiante de 22°C. |
| DR2 |

|  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |
| --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- |
| **Question 1-5 :** | Après avoir vérifié la continuité et l’isolement du capteur de température d’air, la mesure des paramètres donne une valeur de température d’air de 25°C quelques soient les conditions de fonctionnement moteur.  À partir des valeurs données ci-dessous, relever la valeur de la masse volumique de l’air pour :  25°C  45°C  **Masse volumique de l’air sec**  **en fonction de la température**  **à p0 = 1013,25 hPa**   |  |  |  |  | | --- | --- | --- | --- | | T en °C | *ρ* en kg.m-3 | T en °C | *ρ* en kg.m-3 | | -10 | 1,341 | +40 | 1,127 | | -5 | 1,316 | +45 | 1,110 | | 0 | 1,292 | +50 | 1,092 | | +5 | 1,269 | +55 | 1,076 | | +10 | 1,247 | +60 | 1,060 | | +15 | 1,225 | +65 | 1,044 | | +20 | 1,204 | +70 | 1,029 | | +25 | 1,184 | +75 | 1,014 | | +30 | 1,164 | +80 | 1,000 | | +35 | 1,146 | +85 | 0,986 | |
| Feuille de copie |

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 1-6 :** | La valeur erronée de l’information température d’air peut-elle avoir une influence sur la consommation ? Justifier votre réponse.  Par quel élément peut-on corriger la richesse du mélange ? |
| Feuille de copie |

**Partie 2 : État du véhicule et influence sur la consommation**

*L’objectif de cette partie est de déterminer l’influence de la pression et de l’état de chargement du véhicule sur sa consommation.*

Le tour du véhicule a montré qu’en plus d’une erreur de monte, il y a une pression de gonflage incorrecte. De plus, de par sa profession (entraineur sportif personnel), son véhicule est équipé de planches de surf sur le toit, de matériel de sport dans le coffre et d’un porte vélo sur le crochet d’attelage.



**Étude dynamique du véhicule**

*Données et hypothèses* :

* Masse totale du véhicule : **m = 1420 kg**

**Surface environ 3.08 m²**

* Accélération de la pesanteur : **g = 9,81 m.s-²**
* Masse volumique de l’air :  **= 1,3 kg.m-3**
* Coefficient de traînée : **Cx = 0,33**
* Surface frontale exposée à l'air : **S = 3,08 m²**
* Pression de gonflage : **2,2 bars**

*On souhaite déterminer les différentes puissances résistantes.*

*L’étude se limitera aux puissances des forces aérodynamiques et des forces de roulement.*

*Afin de rendre cette partie indépendante, un nouvel essai a été effectué. Celui-ci correspond au trajet quotidien du propriétaire et nous a donné les résultats suivants (distance prise par un GPS) :*

*Distance parcourue : 50 km*

*Durée du trajet : 25 min*

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 2-1 :** | Déterminer la vitesse moyenne en km.h-1 sur le trajet parcouru. |
| DR3 |

La puissance de traînée est caractérisée par la résistance à l’avancement du véhicule due aux frottements aérodynamiques. Elle est proportionnelle au maître couple SCx :

* S : surface frontale (m²)
* Cx : caractérise la pénétrabilité dans l’air
* : masse volumique de l’air (kg.m-3)
* V : vitesse du véhicule (m.s-1)

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 2-2 :** | Les planches de surf augmentent la surface projetée S de 1,2 m². Après avoir interrogé le fabricant, cela augmente le Cx du véhicule de 0,05.  Calculer la puissance Paérosurf correspondant à l’état de chargement de ce véhicule. |
| DR3 |

**Puissance de résistance au roulement :**

(en W)

avec K : le facteur qui tient compte de la pression des pneus. C’est la formule d’Hoerner.

K : facteur de résistance au roulement

m : masse du véhicule (kg)

V : vitesse du véhicule (m.s-1)

Pg : pression de gonflage des pneus (bars)

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 2-3 :** | Calculer la puissance de résistance au roulement Proulage pour le véhicule en condition de chargement avec vélo et équipement (poids de l’ensemble 176 kg) et pour la pression mesurée de 1,7 bars.  Déterminer alors la somme des puissances. |
| DR3 |

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 2-4 :** | Calculer la différence de puissance totale en fonction des conditions d’utilisation. |
| DR3 |

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 2-5 :** | À partir de la consommation spécifique, nous pouvons déterminer une consommation de 6,5 l/100 km selon les conditions du constructeur. En considérant qu’il y a proportionnalité avec les puissances résistantes consommées, calculer la consommation pour les conditions de chargement surf et vélos. |
| DR3 |

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 2-6 :** | Les variations de S, Cx, masse et pression de gonflage ont-elles une influence sur la consommation ? |
| DR3 |

Les contrôles complémentaires ont montré une erreur de monte de pneumatiques.

En effet, le véhicule est monté en 235/55 R19 100V alors que la monte préconisée est du 235/45 R17 98V.

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 2-7 :** | Déterminer le rayon et la circonférence des pneumatiques pour la monte d’utilisation.  On rappelle, 1 pouce = 25,4 mm. |
| DR4 |

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 2-8 :** | Déterminer, par rapport au kilométrage effectué lors de l’essai, le nombre de tours de roue réalisé avec la roue 17 pouces.  Déterminer à partir de cette valeur le kilométrage réellement parcouru par le véhicule ainsi que la différence de kilométrage. |
| DR4 |

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 2-9 :** | L’erreur de monte de pneumatiques peut-elle avoir une influence sur la consommation ? Justifier |
| DR4 |

*Nous allons maintenant étudier l’influence du chargement sur l’accélération du véhicule et sur la consommation.*

La DS7 accélère de 80 à 120 km/h en 4,9 s selon le constructeur.

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 2-10 :** | Déterminez la valeur de l’accélération **a** du véhicule à partir des équations suivantes :  a(t) = a  v(t) = a.t + v0  x(t) = .a.t² + v0.t + x0 |
| Feuille de copie |

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 2-11 :** | À partir du principe fondamental de la dynamique et du théorème de la résultante dynamique, déterminer la composante Fxorigine de traction du véhicule en version origine.  m = 1420 kg |
| DR5 |



**G0**

**xorigine**

**O**

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 2-12 :** | Déterminer la composante Fxchargé de traction du véhicule chargé pour la même accélération.  m = 1596 kg |
| DR5 |

**xchargé**



**O**

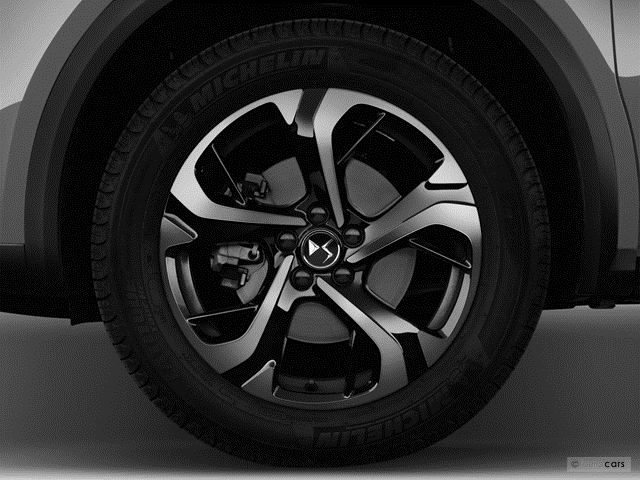
**G**

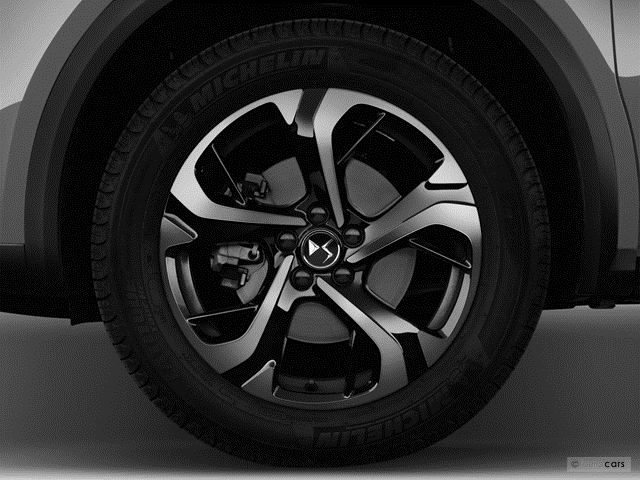
**On admet comme rayons de roues les valeurs suivantes :**

**R roue origine = 320 mm , R roue montée = 370 mm**

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 2-13 :** | Calculer le couple nécessaire au centre de la roue dans les deux configurations. On négligera l’écrasement du pneumatique. |
| DR5 |

**Monte d’origine Monte modifiée**





R roue montée

R roue origine

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 2-14 :** | Calculer le pourcentage de couple supplémentaire nécessaire au centre de la roue. On prend la monte d’origine comme étant la référence à 100 %. |
| DR5 |

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 2-15 :** | Pour une accélération identique, cette différence de couple engendre-t-elle une surconsommation ? Justifier votre réponse. |
| DR5 |

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 2-16 :** | Pour un couple moteur égal à 270 N.m et 4,93, déterminer le couple à la roue C origine. On considère le rendement de transmission = 1. |
| DR5 |

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 2-17 :** | En utilisant la valeur du couple calculé précédemment déterminer la force de traction Forigine pour la monte constructeur et Fchargé pour la monte modifiée. |
| DR5 |

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 2-18 :** | À partir du P.F.D. : , uniquement suivant l’axe des , déterminer la valeur des accélérations aorigine et achargé pour les deux forces de traction précédemment calculées. |
| DR5 |

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 2-19 :** | Quel constat peut-on tirer du calcul des accélérations précédentes ? |
| DR5 |

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 2-20 :** | La modification de la monte de pneumatiques vous parait-elle pertinente ? |
| DR5 |

**Partie 3 : Étude du circuit de carburant**

*L’objectif de cette partie est de connaitre le fonctionnement du circuit de carburant afin de pouvoir donner un avis argumenté sur l’origine de cette surconsommation.*

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 3-1 :** | Repasser en bleu la partie du circuit où règne la basse pression (BP) et en rouge la partie haute pression (HP). |
| DT7 à DT10  DR6 |

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 3-2 :** | Identifier en rouge sur la figure du document DR6 l’élément permettant de gérer une surpression dans le circuit HP (uniquement l’élément principal).  Compléter DR6. |
| DT7 à DT10  DR6 |

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 3-3 :** | Compléter sur le schéma hydraulique la zone repérée en orange. |
| DT11  DR7 |

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 3-4 :** | Donner la formule d’un RCO (rapport cyclique d’ouverture) et calculer la valeur issue de la courbe bleue en %. Reporter sur la courbe les valeurs que vous avez utilisé pour votre calcul. |
| DR7  Feuille de copie |

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 3-5 :** | On considère que la cible possède 57 dents, reporter sur la courbe du signal en rouge (DR 7) la durée entre 2 dents et calculer la vitesse de rotation en tr.min-1. |
| DR7  Feuille de copie |

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 3-6 :** | À l’occasion du contrôle du circuit de carburant, le filtre à carburant est partiellement colmaté mais la lecture des paramètres n’a pas montré de problème sur la pression d’injection.  Cet état peut-il être à l’origine de la surconsommation de carburant ? |
| Feuille de copie |

***ESTIMATION DU TAUX D’ÉTHANOL***

Le principe de la mesure est basé sur le fait que l’alcool "éthanol" est miscible dans l’eau alors que l’essence ne l’est pas.

La procédure est la suivante :

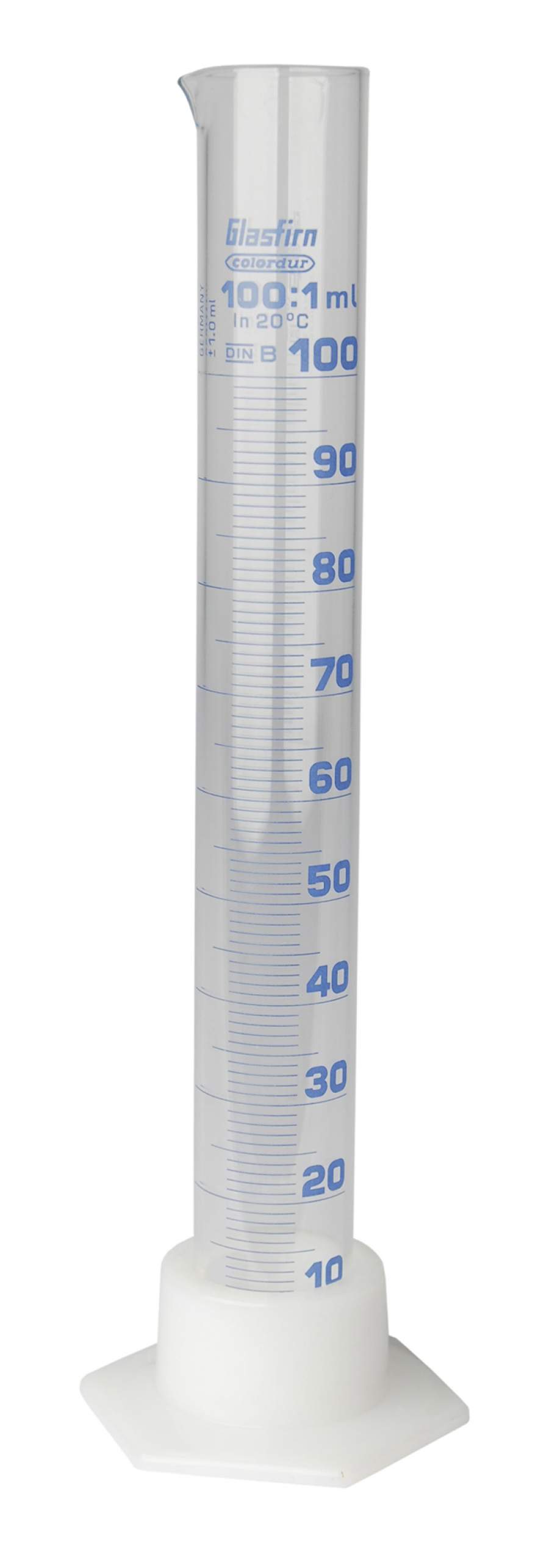
* Mettre dans une éprouvette 50 ml du carburant à tester
* Compléter par 50 ml d’eau
* Laisser décanter, l’essence va se retrouver en haut de l’éprouvette, l’éthanol et l’eau dans la partie basse

Exemple :

A = 9 ml de sans plomb pur

Quantité d’éthanol 50 - 9 = 41 ml

d’où un pourcentage de 82 % d’éthanol



**A (Essence)**

**91 ml**

**Eau + Ethanol**

Depuis le 12 octobre 2018 dans l'Union européenne et quelques pays proches, la nomenclature des essences est :

* E5 (5 % d'éthanol maximum, correspond aux SP95 et SP98) ;
* [E10](https://fr.wikipedia.org/wiki/SP95-E10) (10 % d'éthanol maximum, correspond au SP95-E10) ;
* [E85](https://fr.wikipedia.org/wiki/E85_(carburant)) (85 % d'éthanol maximum).

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 3-7 :** | L’échantillon de carburant a été testé suivant la procédure ci-dessus, la décantation a donné une valeur pour A de 45 ml.  Déterminer le pourcentage d’éthanol présent dans ce carburant. |
| Feuille de copie |

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 3-8 :** | En fonction de la nomenclature européenne du 12 octobre 2018, à quelle famille d’essence appartient l’échantillon testé. |
| Feuille de copie |

**Partie 4**: **Influence du carburant sur les consommations et le comportement du véhicule**

**- Étude de l’influence du carburant sur**

PMH

PMB

p (Pa)

V (m3)

0

1

2

3

4

V2

V1

Vunit.

5

6

**la puissance**

Un carburant dont le taux d’alcool est plus ou moins important va avoir une influence sur la puissance issue de la combustion.

L’expert cherche à déterminer cette influence.

Le cycle thermodynamique du moteur sera considéré comme semblable au cycle théorique décrit par Beau de Rochas (transformation adiabatique) (voir figure ci-contre).

**Données :**

*Conditions initiales :*

Pression d’admission : p1 = variable selon le débit d’air

Température d’admission : T1 = 325 °K 52°C

*Caractéristiques du moteur :*

Cylindrée : Cyl = 1598 cm3

Nombre de cylindres : n = 4

Rapport volumétrique : ε = V1/V2 = 10,5

Injection : directe essence

Rendement mécanique : ηméca= 0,74

Rendement de forme : ηforme= 0,67

*Caractéristique du mélange :*

Dosage stœchiométrique du SP 95 : dst = 1/14,8

Constante caractéristique : r = 287 J.kg-1.K-1

Exposant isentropique : γ = 1,4

Richesse : R = 1

Capacité thermique massique à p=cte : cp = 1000 J.kg-1.K-1

*Caractéristique du carburant :*

Pouvoir calorifique inférieur du SP 95 : Pci = 47.106 J.kg‑1

**Hypothèses :**

Le fluide gazeux (mélange air, carburant puis produits de combustion) est assimilable à un gaz parfait dont les caractéristiques sont comparables à celles de l’air. Toutes les évolutions sont supposées réversibles. L’étude s’effectue à 6000 tr.min-1.

On considère que l’essence est injectée instantanément au point 1.

Le cycle théorique Beau de Rochas est modélisé sans prendre en compte les étapes mécaniques de déplacement d’air d’admission et de refoulement.

**Formulaire thermodynamique :**

Pour les transformations :

Équation des gaz parfait : p.V = mtot . r .T

Isochore : = 0 = 0

Adiabatique : = cte = cte = cte W = mtot .

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 4-1 :** | Déterminer la capacité thermique massique à volume constant du mélange cv. |
| Feuille de copie |

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 4-2 :** | Déterminer la cylindrée unitaire Vunit. |
| Feuille de copie |

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 4-3 :** | Calculer les volumes au PMB : V1, et au PMH : V2 (volume de la chambre de combustion) pour un cylindre. |
| Feuille de copie |

***Quels que soient les résultats trouvés précédemment, on prendra pour la suite :***

**cv = 717 J.kg-1.K-1 V1 = 441.5 cm3 V2 = 42 cm3**

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 4-4 :** | À 6000 tr.min-1, le débit d’air admis dans le moteur est de 423 kg.h-1. En déduire la masse d’air admise par cylindre et par cycle. |
| Feuille de copie |

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 4-5 :** | En déduire la masse d’essence en kg.cycle-1.cylindre-1 (mess) injectée par cylindre et par cycle. |
| Feuille de copie |

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 4-6 :** | Calculer la masse totale en kg.cycle-1.cylindre-1 (mtot = mtotale gaz + mess) contenue dans le cylindre après l’injection.  On donne |
| Feuille de copie |

***Quels que soient les résultats trouvés précédemment, on prendra pour la suite :***

**mtot = 6,8 . 10-4 kg.cycle-1.cylindre-1**

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 4-7 :** | Calculer la pression p1 en début de compression. |
| Feuille de copie |

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 4-8 :** | Calculer p2, T2 et W12 |
| Feuille de copie |

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 4-9 :** | Calculer Q23 et en déduire T3 puis p3. |
| Feuille de copie |

***On prendra pour la suite :***

**W 12 = 246 J W34 = - 1375 J**

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 4-10 :** | Calculer Wcycle pour un cylindre (on négligera les phases d’aspiration et de refoulement). |
| Feuille de copie |

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 4-11 :** | En déduire la puissance thermodynamique à 6000 tr.min-1 pour les 4 cylindres. |
| Feuille de copie |

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 4-12 :** | Calculer la Peff à 6000tr.min-1 et la comparer à la puissance annoncée par le constructeur. (Une tolérance de 10 % est admise.)  On donne Peff = Pthermo . ηméca .ηforme |
| Feuille de copie |

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 4-13 :** | Ces résultats peuvent-ils justifier le problème d’accélération indiqué par le propriétaire ? |
| Feuille de copie |

***Quels que soient les résultats trouvés précédemment, on prendra pour la suite :***

**Q23 = 1852J**

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 4-14 :** | Le Pci du SPE10 est de Pci = 45,8.106 J.kg‑1. Afin de maintenir la quantité de chaleur Q**23** identique au SP95, calculer la masse de carburant nécessaire par cylindre et par cycle. |
| Feuille de copie |

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 4-15 :** | Le passage d’un carburant SP95 au SPE10 a-t-il une influence sur la consommation de véhicule ? |
| Feuille de copie |

**Partie 5**: **Conclusion et conseil d’utilisation pour une conduite écoresponsable**

|  |  |
| --- | --- |
| **Question 5-1 :** | À partir de la documentation technique et des questions précédentes, compléter le document réponse. |
| DR8  Ensemble du DT |