|  |  |
| --- | --- |
| ***TP***  ***EPURE DE DISTRIBUTION*** |  |

**Compétences VISEES :**

* Diagnostiquer un dysfonctionnement mécanique

**CENTRE D’INTERET :**

* Connaissance du véhicule.

**PREREQUIS :**

* Vocabulaire technique organes moteur

**TRAVAIL A REALISER :**

* Définir les différentes valeurs de réglage de la distribution.
* Relever et tracer l’épure de distribution du moteur DV.
* Identifier le mode de transmission de puissance entre le vilebrequin et l’arbre à cames.
* Appliquer les relations entre les caractéristiques des éléments, les déplacements et les vitesses.

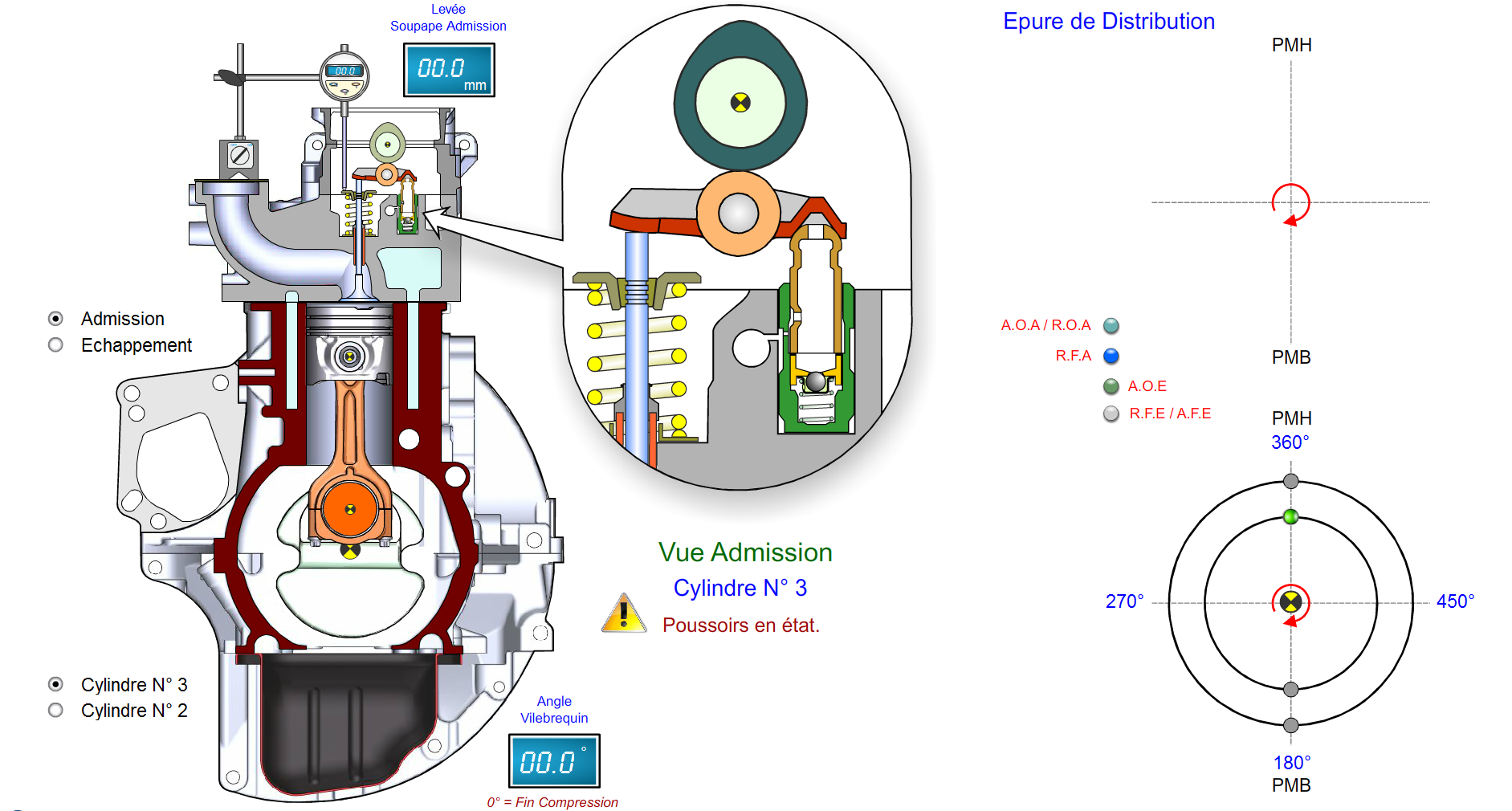
1. Définir les différentes valeurs de réglage de la distribution
2. Compléter le tableau ci-dessous définissant les réglages de la distribution.

|  |  |
| --- | --- |
| **Nom du réglage** | **Définition** |
| AOA | Avance ouverture admission :  la soupape s’ouvre avant que le piston ne soit au PMH. |
| RFA |  |
| AOE |  |
| RFE |  |
| ROA |  |
| AFE |  |

1. Relever et tracer l’épure de distribution du moteur DV
2. Relever l’épure de distribution (menu Mesures, sous menu Epure de distribution).

Choisir le cylindre n°3 :

Pour l’échappement il faudra sélectionner Echappement dans la case ronde à cocher (au milieu à droite de l’écran).



1. Compléter le tableau ci-dessous.

|  |  |
| --- | --- |
| **Nom du réglage** | **Valeurs** |
|  |  |
|  |  |
|  |  |
|  |  |

1. Sur ce moteur existe-t-il un croisement des soupapes (balance) :

……………………………………………………………………………………………………………

1. Calculer l’angle correspondant aux différents temps du cycle

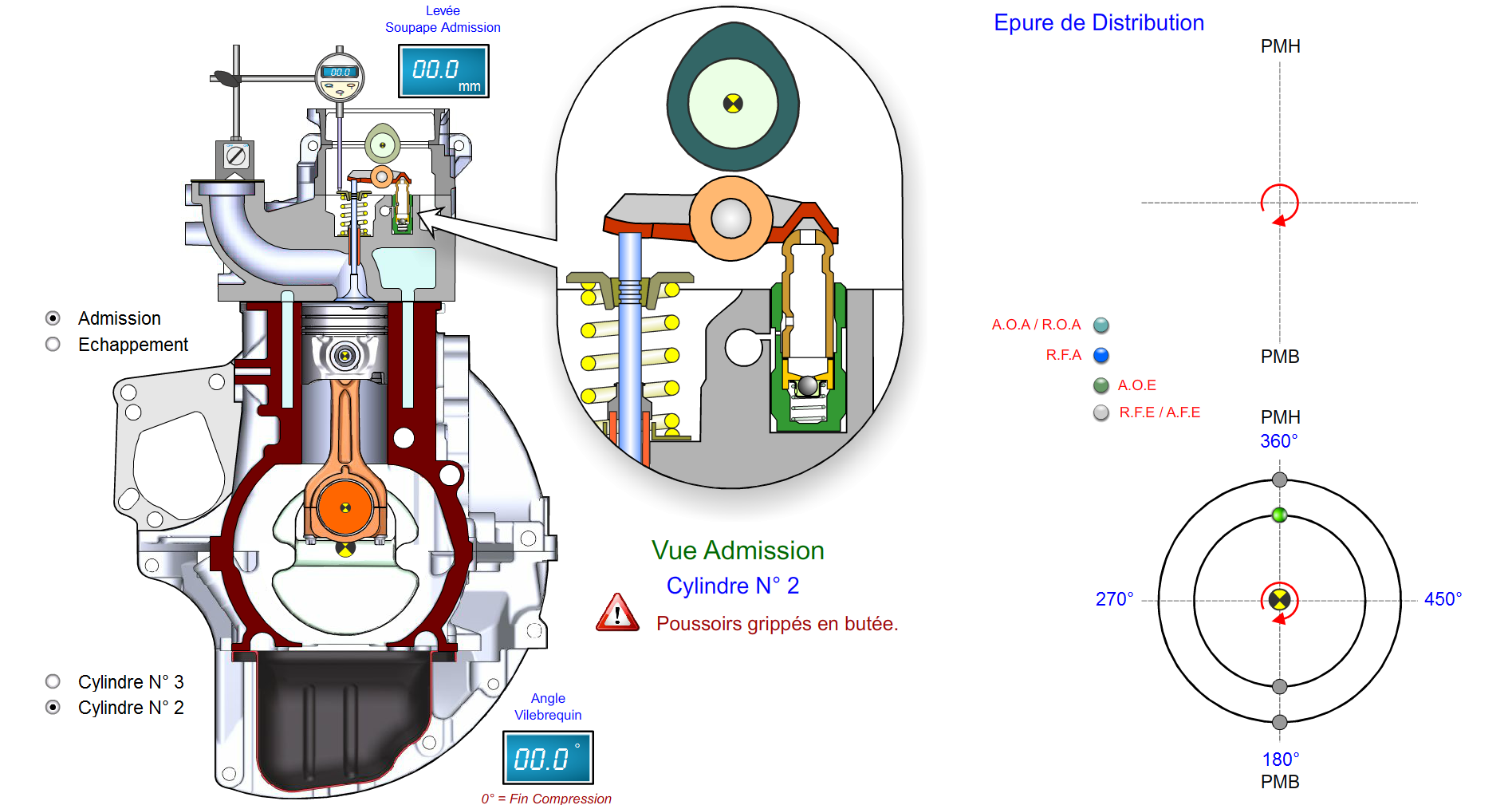
On considère que la détente débute au PMH.

|  |  |
| --- | --- |
| Temps du cycle | Calculs et résultats |
| **Admission** | 180 – 18 + 24 = 186° |
| **Compression** |  |
| **Détente** |  |
| **Echappement** |  |

1. Tracer l’épure de distribution ci-dessous
2. Relever et tracer l’épure de distribution du moteur DV avec un poussoir défaillant.

NB : il serait judicieux d’effectuer ce TP après l’étude des poussoirs hydrauliques.

Choisir le cylindre n°3 :



1. Relever à nouveau l’épure de distribution (menu Mesures, sous menu Epure de distribution). Dans ce cas, les poussoirs sont défaillants (grippés en bas) et compléter le tableau ci-dessous.

|  |  |
| --- | --- |
| **Nom du réglage** | **Valeurs** |
| ROA | 40° |
| RFA | 12° |
| AOE | 8° |
| AFE | 32° |

1. Calculer à nouveau, l’angle correspondant aux différents temps du cycle

On considère que la détente débute au PMH.

|  |  |  |
| --- | --- | --- |
| Temps du cycle | Calculs et résultats poussoirs HS | Rappel poussoir OK |
| **Admission** | 180 – 40 + 12 = 152° | 186 |
| **Compression** | 180 -12 = 168° | 156 |
| **Détente** | 180 – 8 = 172° | 147 |
| **Echappement** | 180 + 8 – 32 = 156° | 186 |

1. Du point de vue de l’admission de l’air (remplissage) et de l’évacuation des gaz brûlés, que peut-on conclure sur les valeurs obtenues avec un poussoir HS.

Les angles du temps admission ont diminué (152° au lieu de 186), donc pour un régime donné l’air d’admission aura moins de temps pour rentrer dans le cylindre ; le débit d’air admis va diminuer et pénaliser les performances du moteur (moins d’air donc moins de gazole à injecter donc moins de puissance).

1. Identifier le mode de transmission entre le vilebrequin et l’arbre à cames
2. Par quels organes est réalisée liaison entre le vilebrequin et l’arbre à cames ?

……………………………………………………………………………………………………………

1. Pour quelle raison a-t-on prévue une courroie crantée ?

……………………………………………………………………………………………………………

1. Citer d’autres types de distribution.

……………………………………………………………………………………………………………

1. Citer quelques avantages d’une transmission par courroie et un inconvéniant.

……………………………………………………………………………………………………………

……………………………………………………………………………………………………………

……………………………………………………………………………………………………………

……………………………………………………………………………………………………………

……………………………………………………………………………………………………………

……………………………………………………………………………………………………………

1. Quel est le rôle du galet enrouleur ?

……………………………………………………………………………………………………………

……………………………………………………………………………………………………………

1. Quels sont les caractéristiques principales de la courroie crantée ?

……………………………………………………………………………………………………………

……………………………………………………………………………………………………………

……………………………………………………………………………………………………………

……………………………………………………………………………………………………………

1. Appliquer les relations entre les caractéristiques des éléments, les déplacements et les vitesses.

**Calculs avec les diamètres des poulies :**

La poulie du vilebrequin entraine par adhérence la courroie qui elle-même entraine par adhérence les autres poulies.

Si l’on considère qu’il n’y a pas de glissement entre les poulies et la courroie, la vitesse linéaire de la courroie est constante et est égale à la vitesse des points du périmètre de contact poulie / courroie. La relation suivante permet de calculer cette vitesse :

|  |  |
| --- | --- |
|  |  |

Avec les rayons cela donne :

D’où le rapport de transmission ***rt*** entre les vitesses de rotation angulaire et les rayons ou les diamètres :

|  |  |
| --- | --- |
|  |  en rd/s et d ou r en m |

NB : la relation peut s’écrire également entre les diamètres et les vitesse de rotation en tr/min :

|  |  |
| --- | --- |
|  |  en tr/min et d ou r en m |

1. Sur le schéma ci-dessous, tracer les vecteurs vitesses des points B et C appartenant à la courroie situés sur le périmètre de contact poulie / courroie.

|  |  |
| --- | --- |
|  | 1. Calculer la vitesse de rotation de la poulie 2 sachant que :  * la poulie 1 tourne avec une vitesse de rotation angulaire de 2000 tr/min. * Le diamètre de la poulie 1 est 75 mm * Le diamètre de la poulie 2 est 150 mm.   Calculs : |

1. Sur le schéma ci-dessous, relever les diamètres des différentes poulies

NB : les diamètres sont souvent notés .

|  |  |
| --- | --- |
|  | Diamètre poulie vilebrequin :  vil = 66 mm  Diamètre poulie arbre à cames :  AAC = 132 mm  Diamètre poulie pompe haute pression :  pompe HP = 99 mm  Diamètre poulie pompe à eau :  pompe eau = 63 mm |

1. Calculer les vitesses des différentes poulies pour un régime moteur de 2000 tr/min.

……………………………………………………………………………………………………………

1. Est-il nécessaire de caler la pompe HP lors du remplacement de la couroie de distribution ?

……………………………………………………………………………………………………………

……………………………………………………………………………………………………………

**Calculs avec les nombres de crans des poulies :**

1. Quels sont les nombres de crans de :

|  |  |
| --- | --- |
| La poulie du vilebrequin | La poulie de l’arbre à cames |
|  |  |

1. Quel est l’angle de l’arbre à cames lorsque le vilebrequin est à 10° ?

|  |  |
| --- | --- |
| Angle vilebrequin | Angle arbre à cames |
| **10°** |  |

1. Donc lorsque le vilebrequin aura tourné de 2 tours donc de 720° (le cycle complet), l’arbre à cames aura tourné de ?

……………………………………………………………………………………………………………

1. Etablir une relation entre le nombre de crans et les angles vilebrequin et arbre à cames.

Application numérique :

1. Etablir une relation entre le nombre de crans et les vitesses de rotation
2. Calculer à nouveau les vitesses de rotation avec les nombres de crans relevés sur la maquette :

|  |  |
| --- | --- |
| **Nombre de crans** | **Vitesse poulie** |
| Poulie vilebrequin : 22 crans | 2000 tr/min |
| Poulie AAC : 44 crans | 1000 tr/min |
|  |  |
|  |  |