PROJET IndEHO

Système de micro-cogénération à cylindrée variable

T. Cartigny, M. Mille, M. Doubs
ASSYSTEM - FEMTO-ST Energie

Naissance du projet IndEHo (2008)

Nécessité d'apporter des solutions pour rendre une habitation autonome en énergie par :

- ⌂ Une valorisation des énergies renouvelables
- ⌂ La récupération de chaleur perdue
- ⌂ Une production électrique décentralisée
- ⌂ Une adaptation de la production d'énergie à la demande

IndEHo, une solution innovante

Moteur à air chaud fonctionnant selon le cycle de Joule / Ericsson :

Un nombre de pièce **réduit**

Ratio électrique sur chaleur : **25%**

Une **cylindrée variable** permet de conserver un rendement optimum quelque soit la puissance fournie et/ou à la demande de puissance de l'utilisateur

Une solution adaptable à l'industrie

Valoriser la chaleur fatale dans le domaine de l'industrie :

Quelques chiffres:

Température des fumées **150 - 800 °C**

Gamme de puissance: **1 kW à 1 MW**

John Ericsson 1803 - 1889

→ Plusieurs inventions (premier cuirassier, propulsion à hélice...)

→ Travaux sur différentes familles de moteurs à air chaud (Joule, Ericsson, Stirling...)

Cycle Ericsson : Théorique

- 1 → 2 Compression isotherme
- 2 → 3 Chauffage isobare
- 3 → 4 Détente isotherme
- 4 → 1 Refroidissement isobare

Cycle Ericsson : Machine de 1851

Cycle Ericsson : M1851

- Deux exemplaires et un double pou
- $\varnothing_{\text{dét}}$ 1504mm, $\varnothing_{\text{comp}}$ 1240mm avec
- $\theta_{\zeta(\text{comp adm})} = 85,5 \text{ } ^\circ\text{C}$
- $\theta_{\xi(\text{foyer})} = 343 \text{ } ^\circ\text{C}$
- $\theta_{\alpha(\text{dét adm})} = 244 \text{ } ^\circ\text{C}$
- $P_G = 1,4 \text{ à } 1,65 \text{ atm}$
- Entre 30 et 50 tours par minute
- Puissance entre 2kW et 3 kW
- Rendement minimum 2,45%

Fermeture soupape admission entre 6

Rapport d'essais sur le moteur par M. Combes du 15 au 9 aout 1853

Les toiles métalliques disposées en paquet, comme dans la machine d'Ericsson, semblent devoir remplacer avec avantage les appareils à chauffer l'air dont on fait usage, depuis plusieurs années, dans un grand nombre d'ateliers métallurgiques et particulièrement d'usines à fer.

Essais du 15 juillet 1853 de 14h à 17h30
par M. Combes

Essai à 14h20

Pression de 1,4 à 1,5 atm avec 40 tr/min

Couple : 20 kg à 1,05m soit 206 N.m

Puissance de 0,86 kW

Essai à 15h50

Pression de 1,39 à 1,52 atm avec 47 tr/min

Couple : 15 kg à 2m soit 294 N.m

Puissance de 1,45 kW

Essai à 17h

Pression de 1,48 à 1,58 atm avec 36,5 tr/min

Couple : 30 kg à 2m soit 588,4 N.m

Puissance de 2,24 kW

Couple limite (arrêt) : 35 kg à 2m

Essais du 15 juillet 1853 de 14h à 17h30
par M. Combes

Les fuites d'air extrêmement fortes qui avaient lieu dans la machine du Havre, pour peu que la pression devînt un peu supérieure à celle de l'atmosphère extérieure, sont l'effet de vices de construction dont quelques-uns pourront être facilement évités; d'autres fuites, telles que celles qui ont lieu entre les parois du cylindre travaillant et la garniture du piston moteur, ne pourront être supprimées qu'au moyen de dispositions particulières, qui ne paraissent pas avoir été encore réalisées.

Essai à 14h20

Pression de 1,4 à 1,5 atm avec 40 tr/min

Couple : 20 kg à 1,05m soit 206 N.m

Puissance de 0,86 kW

Essai à 15h50

Pression de 1,39 à 1,52 atm avec 47 tr/min

Couple : 15 kg à 2m soit 294 N.m

Puissance de 1,45 kW

Essai à 17h

Pression de 1,48 à 1,58 atm avec 36,5 tr/min

Couple : 30 kg à 2m soit 588,4 N.m

Puissance de 2,24 kW

Couple limite (arrêt) : 35 kg à 2m

Nouvelle étape dans l'évolution du sous-ensemble

Gen 2.0 (2013 - 2014)

Gen 2.1 (2015)

Nouvelle étape : améliorations

COUPE PARTIELLE C-C
ECHAPPEMENT

Modélisation moteur à cylindrée variable

Modélisation moteur à cylindrée variable

- Orifices
- Volumes de contrôle

Hypothèses générales du modèle

Exemple de sous système

- Uniformité de la pression et de la température
- Fluide considéré comme un gaz parfait
- Propriétés du gaz (enthalpie, énergie interne), modélisées selon une évolution polynomiale de la température et de la pression
- Choix du transfert de chaleur avec les parois
- Equilibre Thermodynamique atteint pour chaque point de calcul
- Les capacités calorifiques à volume/pression constante du fluide sont constantes

Createur : Maxime MILLE
 Titre : Modélisation INDEHO
 Date de creation : 07/12/2013
 Date dernière modification : 15/09/2014

EQUATION MECANIQUE

THERMODYNAMIQUE ENCEINTE DE DETENTE

Résultats obtenus moteur complet

Résultats obtenus enceinte de détente

Résultats obtenus par la Gen 2.1

Résultats obtenus par la Gen 2.1

Résultats obtenus par la Gen 2.1

Résultats obtenus par la Gen 2.1

Résultats obtenus par la Gen 2.1

Questions

Contact :
mathieu.doubs@femto-st.fr