

Simulation et optimisation des performances d'un compresseur à hydrogène par adsorption-désorption à entraînement thermique

V. Nicolas, G. Sdanghi, K. Mozet, S. Schaefer, G. Maranzana, A. Celzard,

Vanessa Fierro

▶ To cite this version:

V. Nicolas, G. Sdanghi, K. Mozet, S. Schaefer, G. Maranzana, et al.. Simulation et optimisation des performances d'un compresseur à hydrogène par adsorption-désorption à entraînement thermique. Congrès Annuel de la Société Française de Thermique 2022, May 2022, Valenciennes, France. Société Française de Thermique, 2022. hal-04376124

HAL Id: hal-04376124 https://hal.univ-lorraine.fr/hal-04376124

Submitted on 6 Jan 2024

HAL is a multi-disciplinary open access archive for the deposit and dissemination of scientific research documents, whether they are published or not. The documents may come from teaching and research institutions in France or abroad, or from public or private research centers. L'archive ouverte pluridisciplinaire **HAL**, est destinée au dépôt et à la diffusion de documents scientifiques de niveau recherche, publiés ou non, émanant des établissements d'enseignement et de recherche français ou étrangers, des laboratoires publics ou privés.

Simulation et optimisation des performances d'un compresseur à hydrogène par adsorption-désorption à entraînement thermique

V. Nicolas^(1*), G. Sdanghi^(1,2), K. Mozet⁽²⁾, S. Schaefer⁽¹⁾, G. Maranzana⁽²⁾, A. Celzard⁽¹⁾, V. Fierro^(1*)

Contexte et Objectifs

<u>Contexte</u>: Dans une étude précédente, nous avons prouvé qu'il était possible de **comprimer** l'hydrogène jusqu'à 70 MPa grâce à une compression à deux étages:

- Etage 1 : Compression électrochimique
- Etage 2 : Compression par adsorption-désorption à entrainement thermique

En contrôlant l'adsorption/désorption cyclique de l'hydrogène sur des charbons actifs (CA), la compression à entrainement thermique permet de comprimer de 8MPa à plus de 70 MPa

Problématique: Les expériences de compression à entrainement thermique sur ce compresseur prennent beaucoup de temps, ce qui rend difficile de savoir comment le compresseur



lociété Française

Objectifs:

- Modélisation de l'étage 2 du compresseur

Comprendre les phénomènes existants Optimiser le système

Etude expérimentale et Développement d'un modèle numérique

Approche expérimentale

Réservoir:

- Volume de 0,5 L
- 0,135 kg de Charbon Actif (MSC-30 de Kansai, Japon)
- Mesure de la température (TTC Figure 3) et de la pression en partie haute du compresseur

```
Deux étapes de montée en
température:
```

- étape n°1, de 77 K à la température ` ambiante, où le <u>chauffage</u> se fait par convection avec l'air
- étape n°2, le chauffage est entraîné par des résistances thermiques à puissance constante (100, 200 ou 300 W)



Modèle 2D axisymétrique

Transfert d'hydrogène par gradient de pression (loi de Darcy) et désorption

$$\frac{{}_{g}\partial\rho_{g}}{\partial t} + \vec{\nabla}\cdot\left(-\varepsilon_{g}\rho_{g}\frac{k}{\mu}\vec{\nabla}P\right) = -\rho_{b}M\left(1-\frac{\rho_{g}}{\rho_{a}}\right)\frac{\partial x_{a}}{\partial t}$$

Transferts de chaleur par conduction, transferts de matière et changement de phase (désorption)

$$\left(\varepsilon_g c_{p,g} \rho_g + \varepsilon_a c_{p,a} \rho_a + \varepsilon_s c_{p,s} \rho_s \right) \frac{\partial T}{\partial t} + \vec{\nabla} \cdot \left(-\varepsilon_g \rho_g c_{p,g} T \frac{k}{\mu} \vec{\nabla} P \right)$$

$$+ \vec{\nabla} \cdot \left(-\lambda_{eff} \vec{\nabla} T \right) = -\varepsilon_g c_{p,g} T \frac{\partial \rho_g}{\partial t} - c_{p,g} \rho_g T \frac{\partial \varepsilon_g}{\partial t} - c_{p,a} \rho_a T \frac{\partial \varepsilon_a}{\partial t} - \rho_b \Delta H_{ads} \frac{\partial x_a}{\partial t}$$

TTC

COMPRESSOR La quantité d'hydrogène adsorbé WALLS est exprimée par l'équation ACTIVATED CARBON modifiée de Dubinin-Astakhov (MDA) HEATING

 Multiplication des situations experimentales

pression en fonction du temps, pour les deux étapes de compression.



BELT

Résultats et discussion

Validation du modèle numérique

Température et pression:

- Accord entre simulation et expérience
- Pression en fin de première phase sous évaluée
- Retard à l'ouverture du compresseur par rapport à l'expérience

Hydrogène déchargé:

 Augmentation du débit d'hydrogène déchargé avec la puissance de chauffe



Etudes paramétriques Impact de la température de consigne (puissance constante):

- Etude paramétrique entre 40 et 200 °C avec régulation de la température
- Augmentation linéaire de la quantité déchargée avec la température dans la plage 60 – 200°C
- Effet de seuil avec la température
- Aucune décharge avant 60°C/333.15 K (simulation)





DISCHARGE

SECTION

Intensification des échanges thermiques externes

- Variation du coefficient d'échange thermique de 10 à 100 W/(m².K)
- Intensification du flux d'hydrogène déchargé
 - Quantité finale constante
- Gain en temps de montée en température
 - 2,77 h soit 75% de gain sur la première étape

Congrès français de thermique 2022 - Valenciennes

La Thermique au service de la Transition Energétique

20000 Figure 6 : Évolution temporelle de la température, pour $h_t = 10$ (solide), 20 (pointillé), 50 (tiret) et 100 (pointillé/tiret) W m⁻² K⁻¹.

- Développement et validation d'un modèle numérique prédictif pour la simulation de la compression à entrainement thermique de l'hydrogène sur charbons actifs pour trois configurations La puissance de chauffe impacte le débit d'hydrogène déchargé
- La quantité d'hydrogène déchargée est proportionnelle à la température de consigne du
- L'intensification des transferts par convection forcée permet un gain de 75% sur le temps de