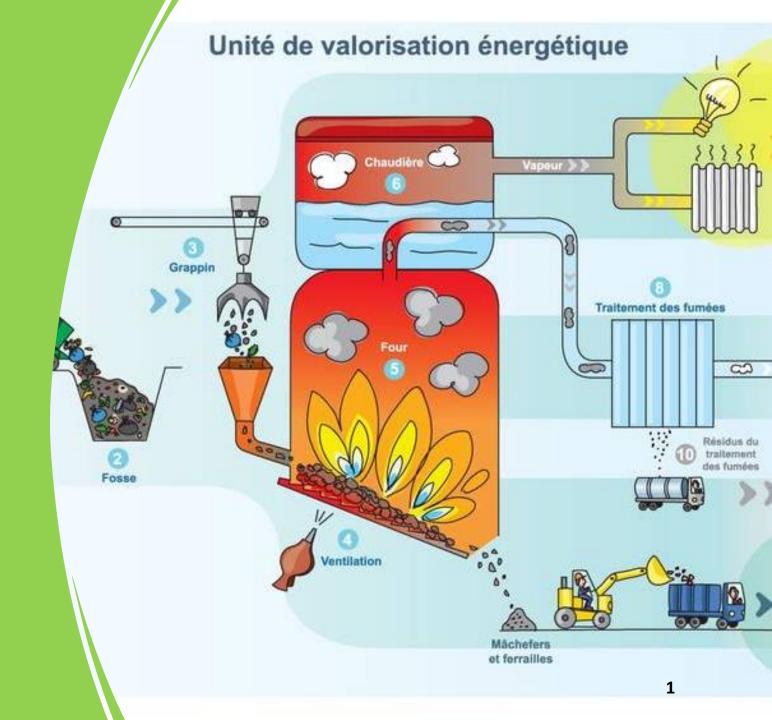
LA VALORISATION ENERGETIQUE DES DECHETS

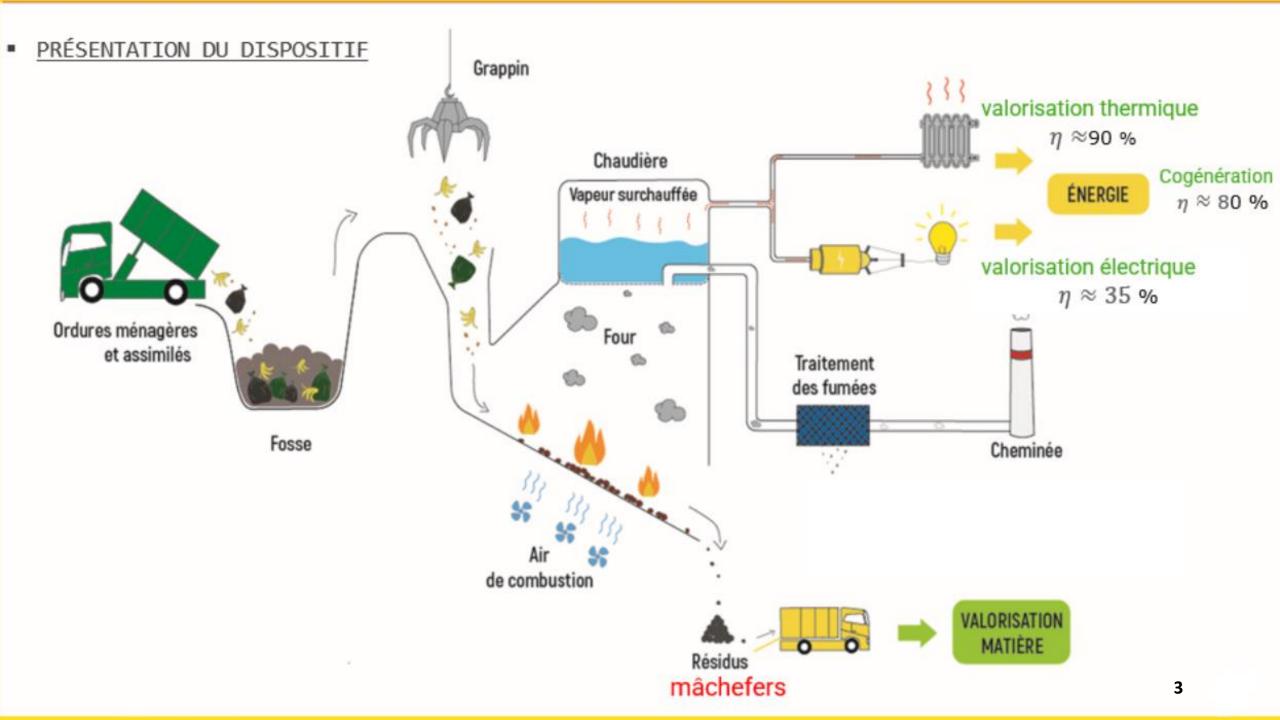
BOUDHINA MOHAMED-CPGE PSI - 2020/2021

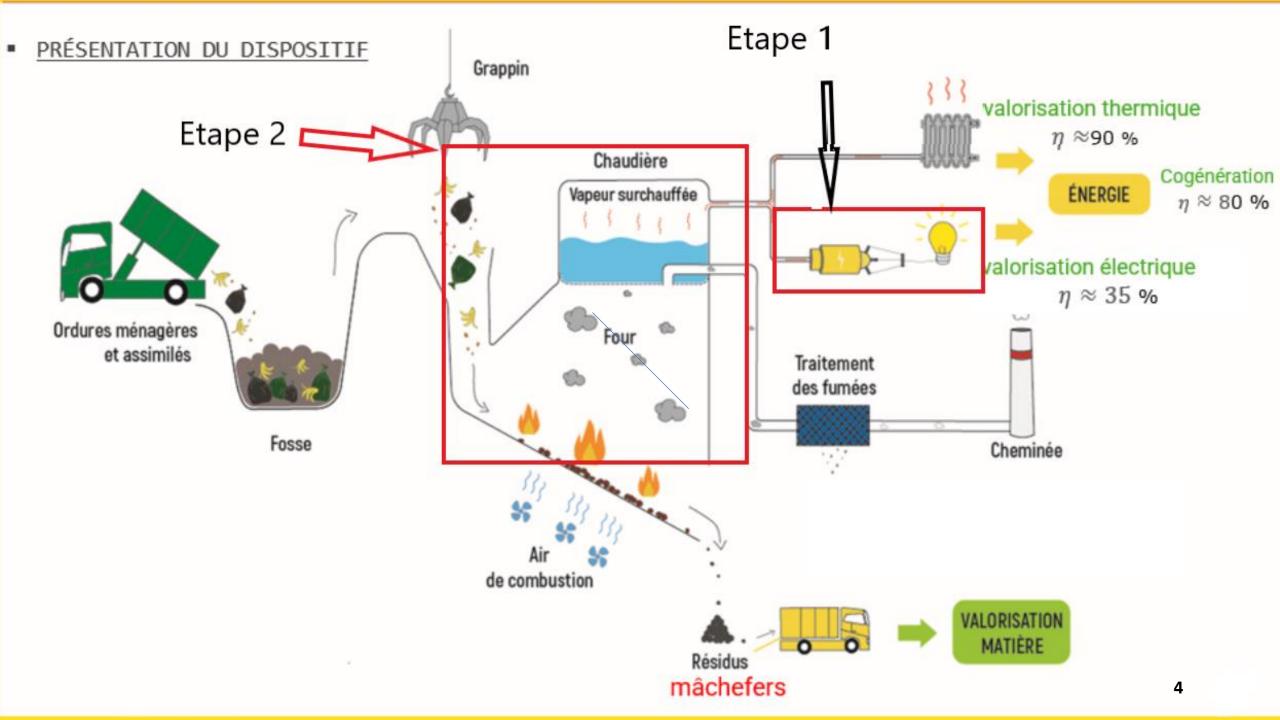
Comment peut-on valoriser les déchets par incinération ?

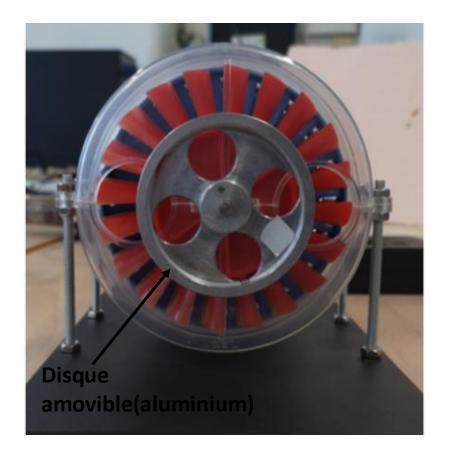


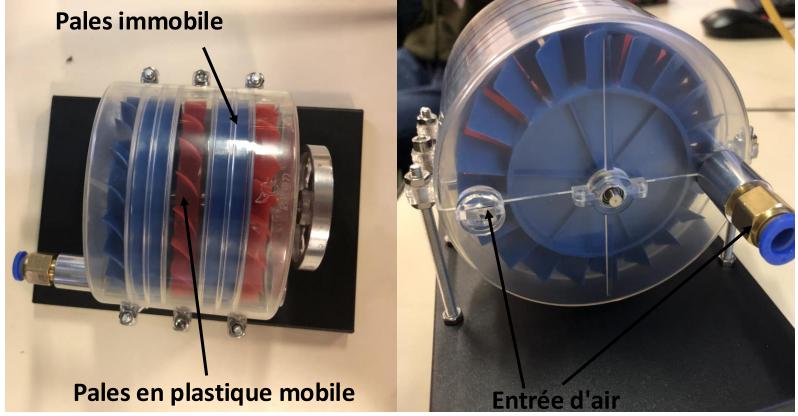
SOMMAIRE:

- Présentation du dispositif
- **Etude de la turbine**
- Etude de la génératrice
- Incinération des déchets
- Conclusion









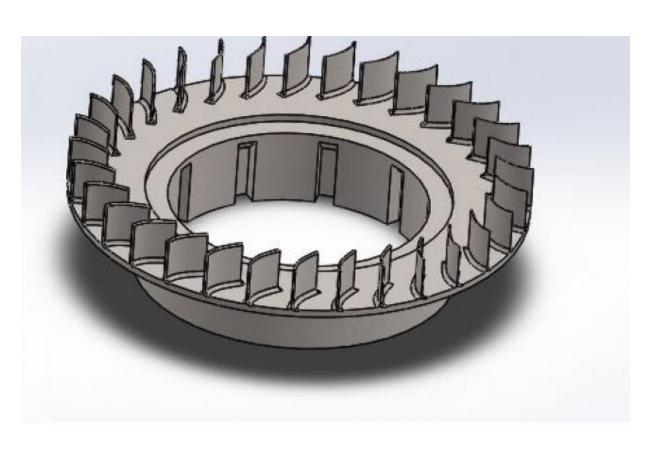


Etape 1: Présentation de la turbine

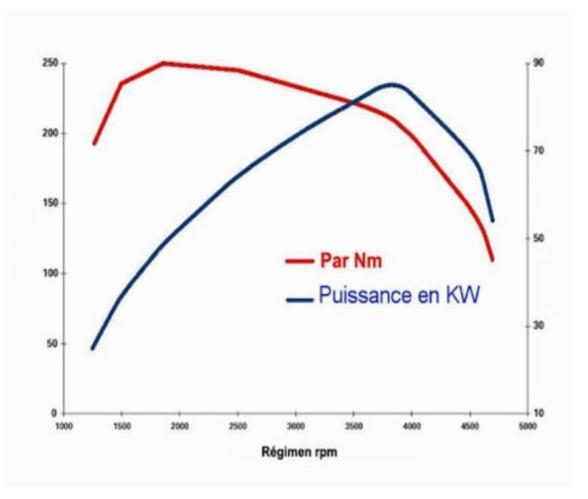
Caractéristiques:

- 3 turbines mobiles (20 pales) et de 2 turbines statiques dans le cylindre.
- Taille (L * W * H): env. 18 * 12,5 * 12,5 cm
- Matériau: métal, verre organique, plastique

Etude théorique de la turbine



Efficacité (Turbine de quelque 100W): 20 % à 30 %



Détermination du couple et de la puissance:

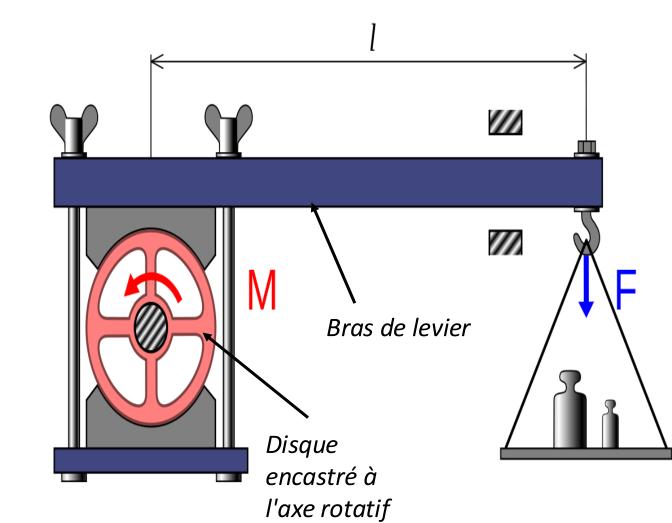
• <u>Première expérience</u> : **Frein Prony** Système (disque):

TMD:
$$J rac{d\omega}{dt} = M - M_{Frein}$$

M: Couple mécanique de la turbine

$$M_{frein} = Fl$$

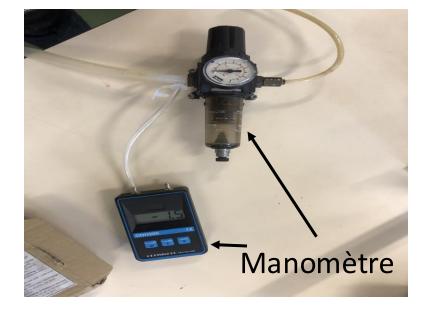
• Régime permanent: $M = F \times I$

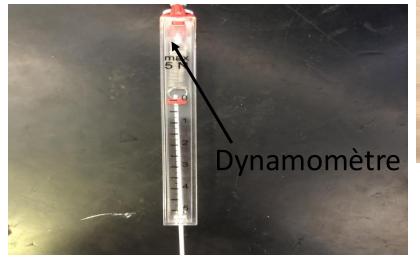


de la turbine



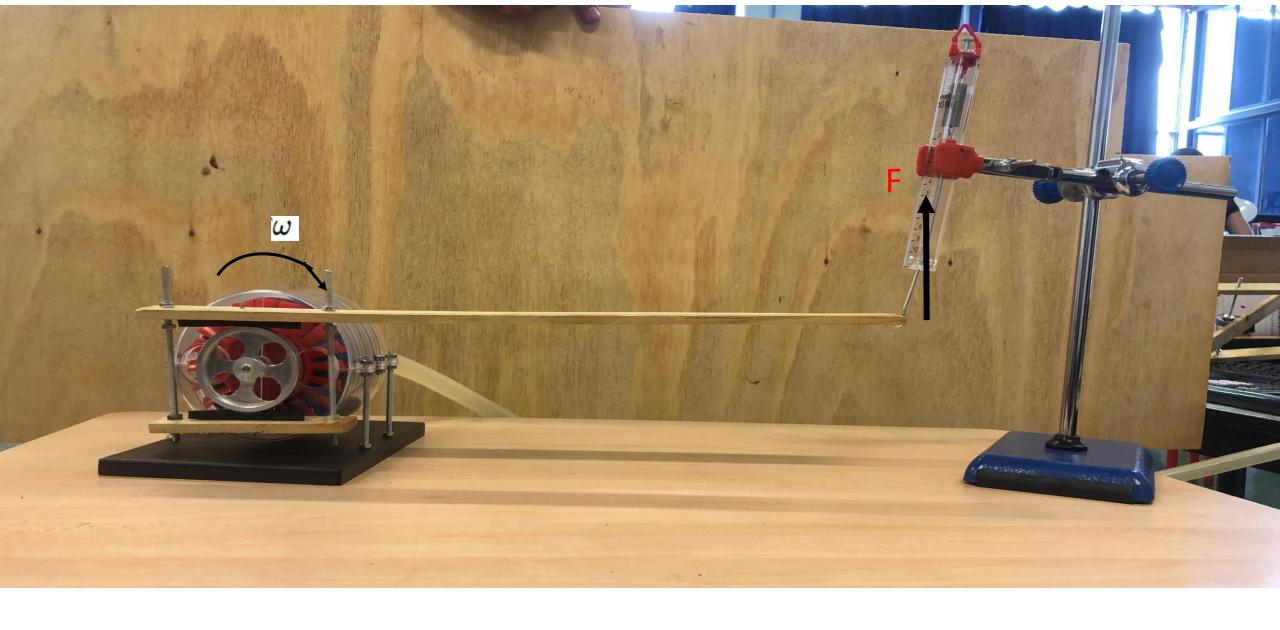








MATÉRIEL Utilisé:



• Conclusion:

Echec, trop de couple de frottement. La turbine s'arrête au moindre contact.

Deuxième expérience:

Système (masse m):

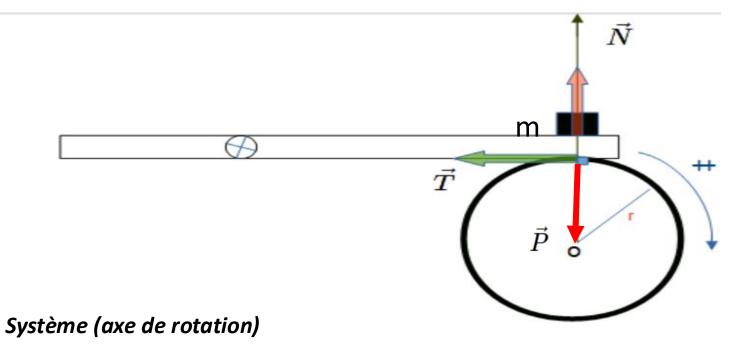
$$ec{N}=-mec{g}=-ec{P}$$

Glissement : $ec{T} = f imes ec{N}$

$$\Gamma_{frott} = -Tr = fmgr$$

 ω vitesse de rotation (rad/s)

- r: rayon du disque
- g: Pesanteur(9,81N/kg)



• TMD: $J rac{\partial \omega}{\partial t} = \Gamma_m - fmgr$

$$\frac{\partial \omega}{\partial t} = 0(RP) \longrightarrow \Gamma_m = fmgr$$

$$P = \Gamma \omega$$

Mesurer le coefficient de frottement :

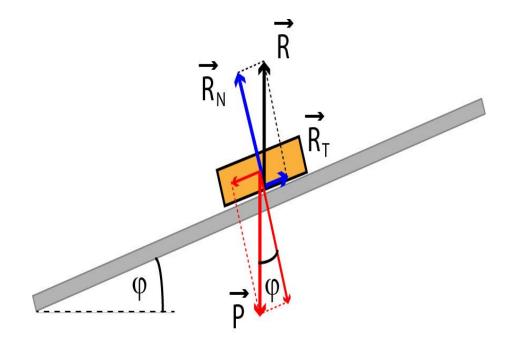
• A l'équilibre: $\vec{P} + \vec{R} = \vec{0}$

$$P.sin\phi = R_T$$

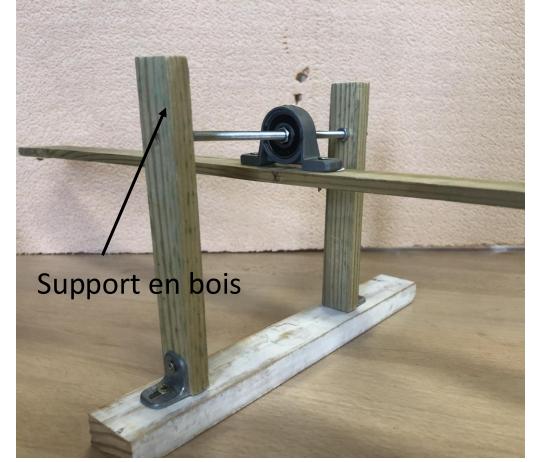
$$P.cos\phi = R_N$$

 Lorsque l'angle φ devient égal à φ0, le solide se met à glisser. On a alors :

$$\frac{R_T}{R_N} = tan\phi_0 = \mu = \text{f= 0,52}$$

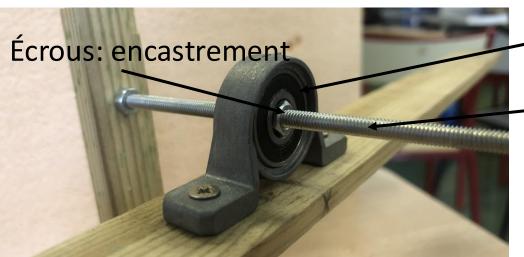










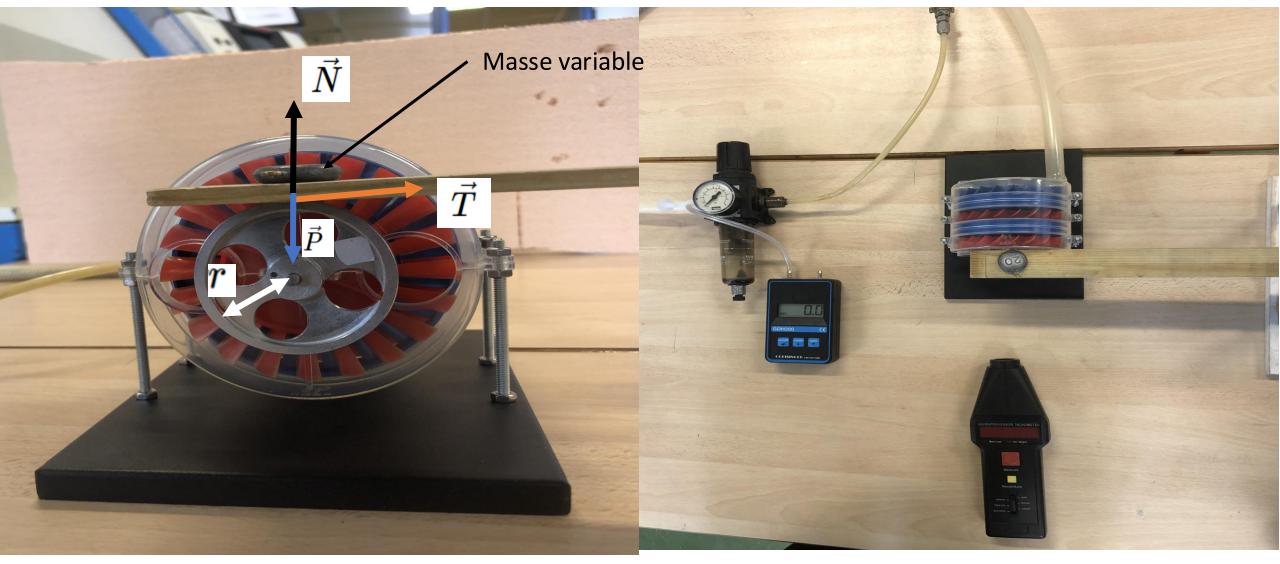


Roulement à bille

Axe principal (tige filetée)

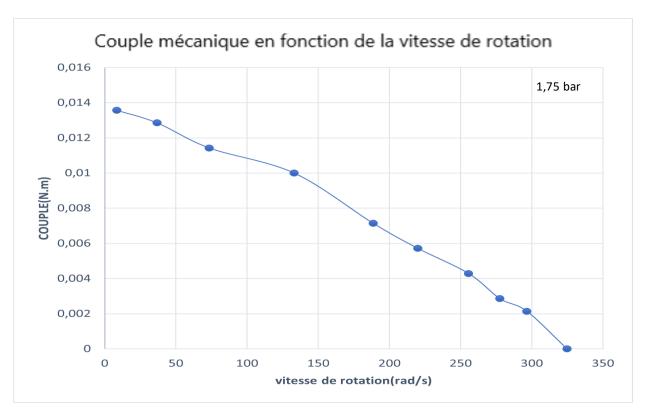
Matériel utilisé:

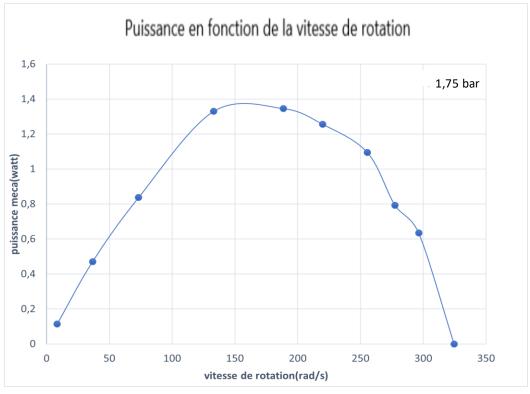
<u>Protocole</u>: Faire varier la masse pour déterminer le couple. Refaire les mêmes mesures pour différentes pressions.



Conclusion:

Résultats expérimentaux :

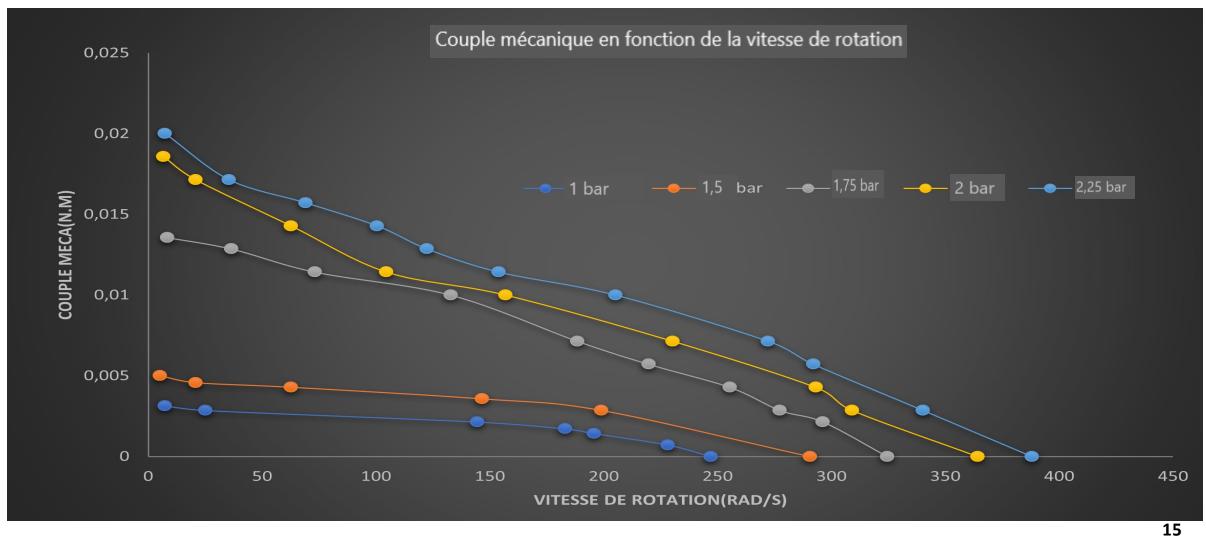


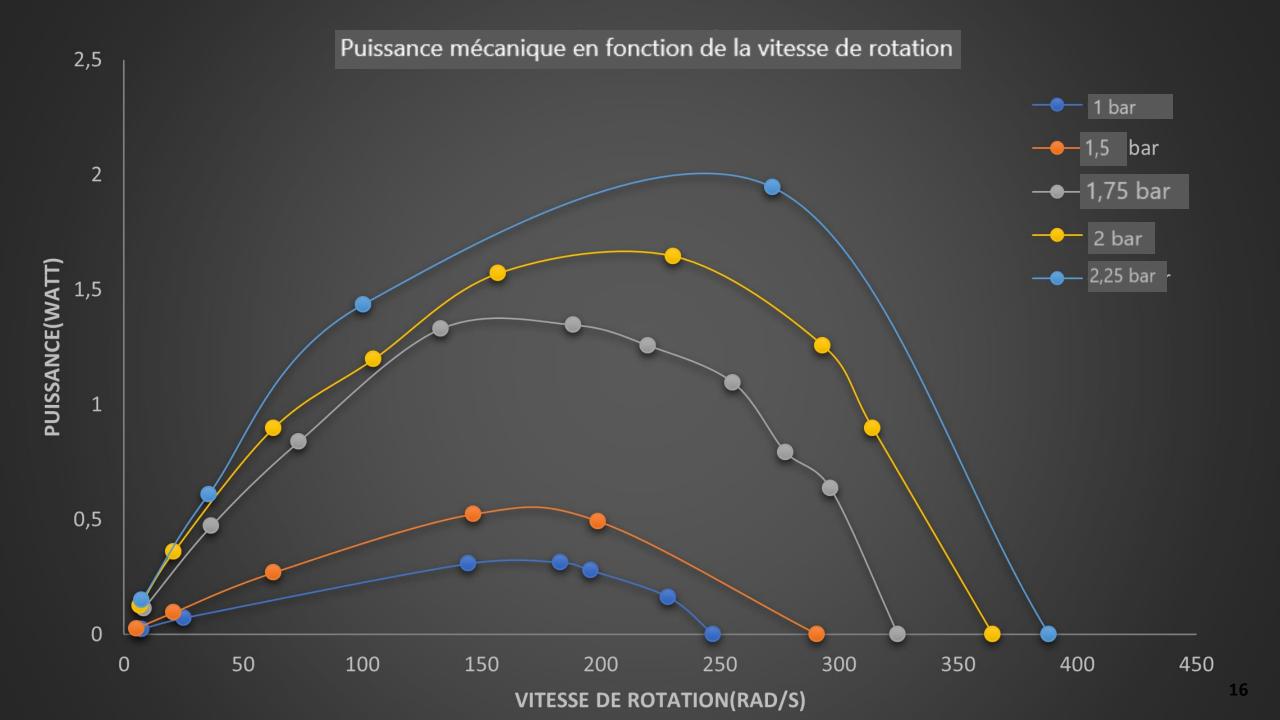


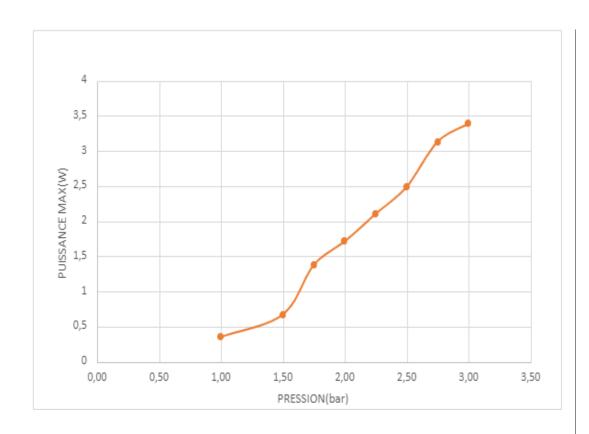
Conclusion:

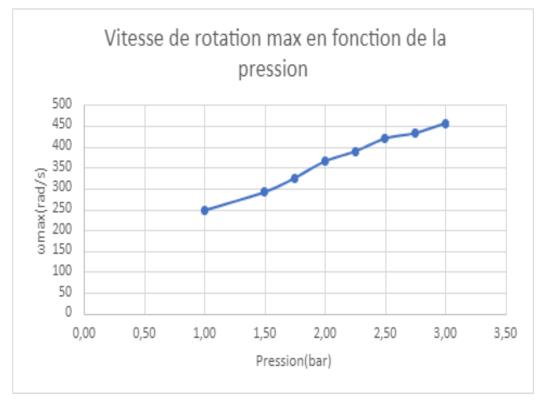
Les courbes obtenues sont similaires aux courbes théoriques. Les courbes montrent la précision de nos mesures.

Mesures expérimentales :







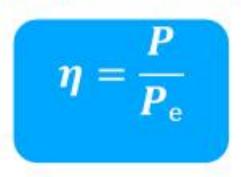


Conclusion:

Puissance max permet d'exploiter toute la puissance de la turbine en fonction de la pression.

La puissance et la vitesse de rotation augmente avec la pression.

MESURE DE RENDEMENT



P:Puissance mécanique calculée

 P_{e} : Puissance fournie à la turbine

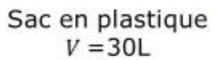
Bilan mécanique sur le fluide(air):

$$P_e = D_v \times \Delta P_R$$

 D_v : Débit volumique de l'air ΔP_R : la variation de Pression $\Delta P_R = P_{entrant} - P_{sortant}$

P_{sortant}~Pression atmosphérique =1bar

Mesure du débit





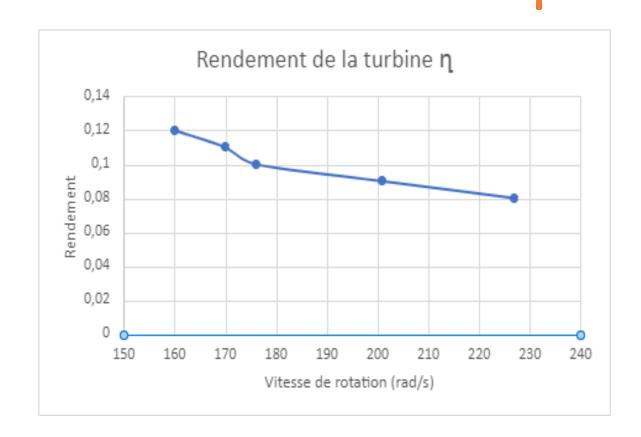
- Remplissage jusqu'à ce que la pression de l'intérieur = pression de l'extérieur(atmosphérique)
- Chronométrage de la durée du remplissage

$$D_{v} = \frac{V}{\Delta T}$$

V: volume(m³) du sac ΔT: durée de remplissage

Résultats:

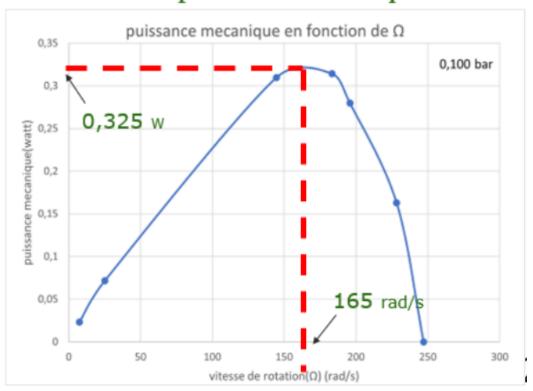
• Le rendement maximum est largement inférieur à 30 %. L'expérience est conforme à la théorie.

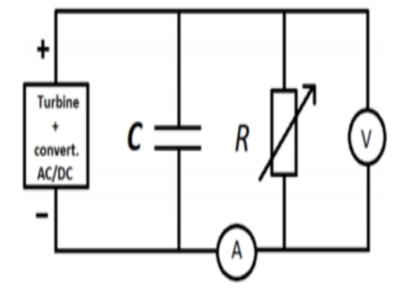


| Pression(bar) | duree(s) | Dv(L/s) | ω(rad/s) | Pmax(W) | Pe(W) | η |
|---------------|----------|---------|----------|---------|-------|------|
| 1 | 6,1 | 4,5 | 160 | 0,35 | 2,9 | 0,12 |
| 1,5 | 5,2 | 5,3 | 170 | 0,67 | 5,9 | 0,11 |
| 1,75 | 4 | 6,2 | 176 | 1,38 | 13,5 | 0,1 |
| 2 | 3,7 | 7,5 | 201 | 1,71 | 17,6 | 0,09 |
| 2,25 | 3,4 | 8,4 | 227 | 2,11 | 23,7 | 0,08 |

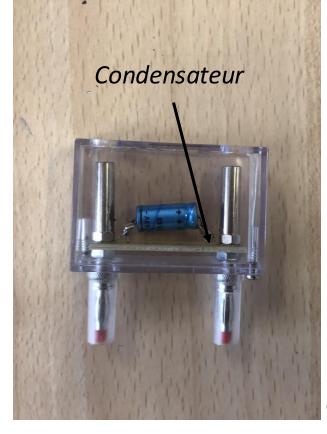
Utilisation de la génératrice:

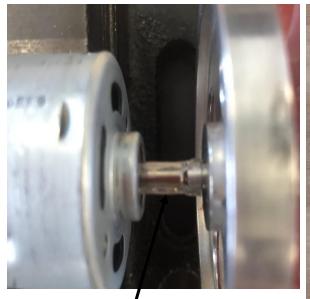
Extraction de puissance mécanique max





- R:resistance
 variable
- C:condensateur
- A:ampèremètre
- V:voltmètre









Resistance variable



Matériel utilisé:



Génératrice à courant continu:

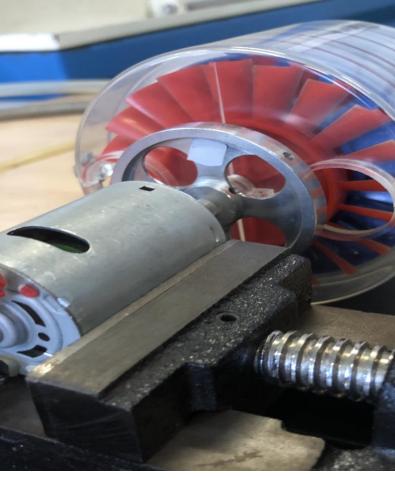
Tension nominale: 7,2 V DC

Courant moyen: 1,1 A

Efficacité: 69 %

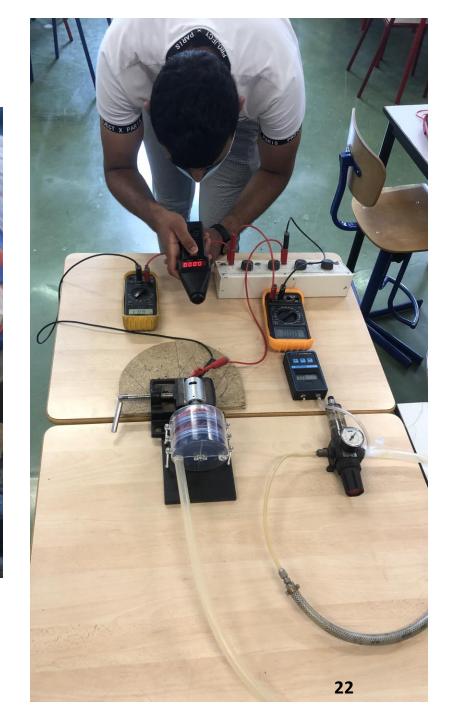
<u>Protocole:</u> faire varier la résistance pour obtenir la vitesse de rotation souhaitée





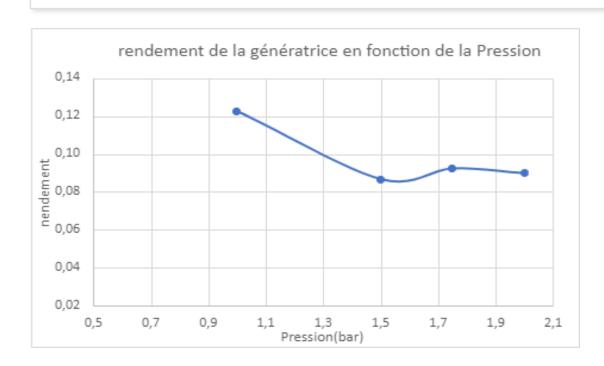
Conclusion:

Difficulté de mesurer avec précision la vitesse de rotation à cause de la liaison.



Les résultats expérimentaux:

$$\eta = \frac{Pelec}{Pmeca}$$
 PUISSANCE ELECTRIQUE:
$$P = UI = RI^{2}$$



| Pression[bar] | Umes [V] | Imes [A] | Pelec [W] | Pmec [W] | η |
|---------------|----------|----------|-----------|----------|-------|
| 1 | NONE | NONE | NONE | 0,35 | NONE |
| 1,5 | 1,45 | 0,06 | 0,08 | 0,67 | 0,12 |
| 1,75 | 0,66 | 0,18 | 0,12 | 1,38 | 0,09 |
| 2 | 0,88 | 0,18 | 0,16 | 1,71 | 0,092 |
| 2,25 | 0,86 | 0,22 | 0,19 | 2,11 | 0,089 |

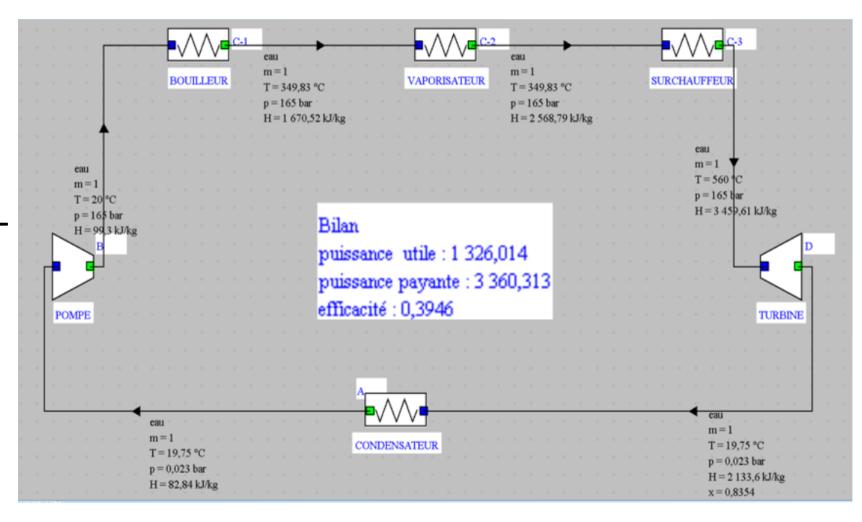
Conclusion:

le rendement de la génératrice est très faible (max= 12%). Fonctionnement non nominal de la génératrice. <u>Idée d'amélioration</u> : Ajout d'un multiplicateur pour améliorer le rendement .

Etape 2 : Incinération des déchets



Modélisation Thermodynamique



Protocole:

Remplir la cocote de 2l d'eau. Utiliser le thermomètre et le manomètre pour mesurer la température de l'eau et la pression à la sortie de la cocote minute.









Conclusion:

La température a été mésuré(104°), mais pas la pression.

Idée d'amélioration: Prévoir un manomètre et un tuyau qui résiste à la chaleur.

Conclusion

- * Modèle théorique cohérent.
- Les caractéristiques de la turbine et la puissance fournie ont été détérminée avec précision.
- Le rendement de la turbine est cohérent.

Idée d'amélioration:

- Changer de génératrice.
- ❖ Ajout d'un multiplicateur .
- Se procurer le matériel nécessaire pour brancher la cocotte à la turbine.