MECÁNICA DE FLUIDOS Y MÁQUINAS FLUIDODINAMICAS

Guía de Trabajos Prácticos N°11: Turbomáquinas Hidráulicas.

1. En la figura 1 se muestra el esquema simplificado del rotor de una turbina hidráulica . El agua entra en la sección 1 (área cilíndrica A_I correspondiente al radio r_I = 1.5 m) con un ángulo de 100° respecto de la dirección tangencial y deja el rotor en la sección 2 (área cilíndrica A_2 correspondiente al radio r_2 = 0.85 m) con un ángulo de 50° respecto de la dirección tangencial (w_1 y w_2 velocidades relativas al rotor). La altura de los álabes es de 0.45 m y el caudal volumétrico a través de la turbina es de 30 m³/s. La velocidad del rotor es de 130 rpm en la dirección mostrada. Determine la potencia desarrollada por la turbina.

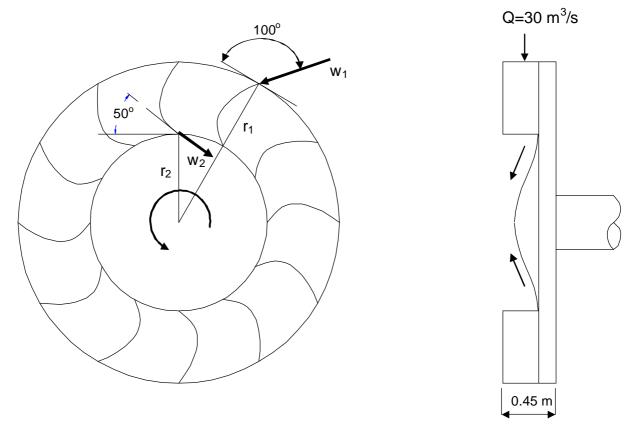


Figura 1

2. Una turbina hidráulica de flujo radial tiene las dimensiones mostradas en la figura 2. La velocidad absoluta a la entrada del rotor es de c_1 = 15 m/s formando un 30° con la tangente al rotor. La velocidad absoluta a la salida tiene dirección radial. La velocidad del rotor es de 120 rpm. Determine la potencia desarrollada por la turbina.

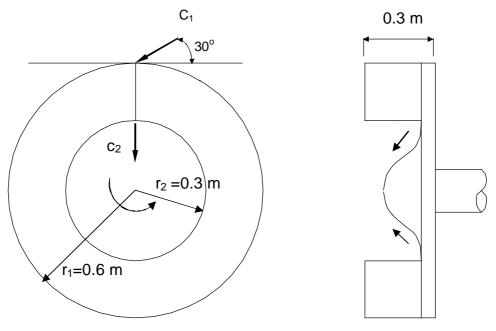
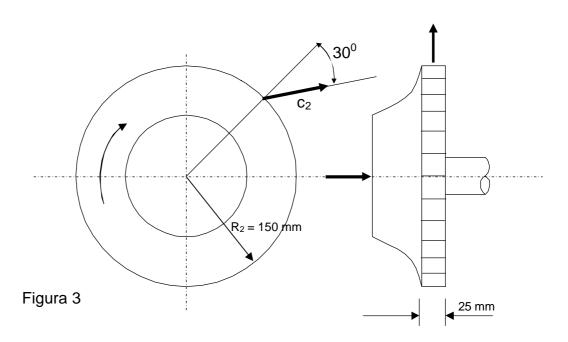
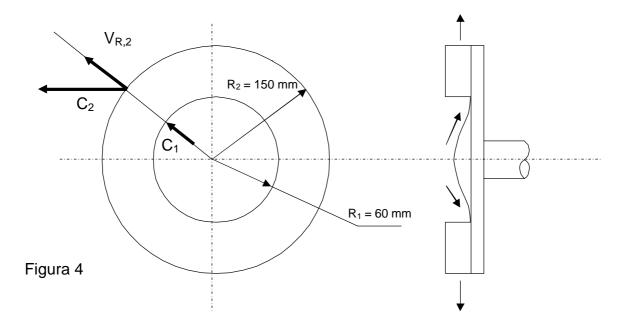


Figura 2

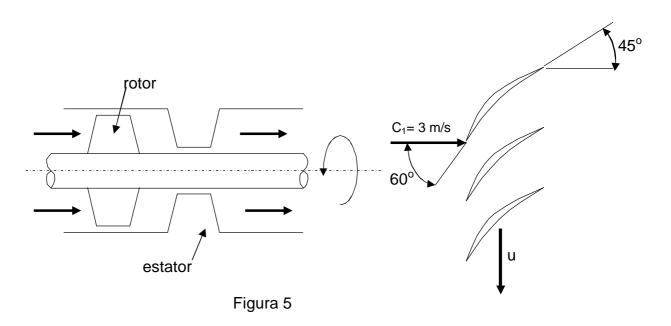
- 3. El impulsor de una bomba está rotando a 1200 rpm en la dirección mostrada en la figura 3 El flujo entra paralelo al eje de rotación y deja el impulsor formando un ángulo de 30° respecto de la dirección radial. La velocidad absoluta de salida c₂ es de 30 m/s.
 - a) Dibuje el triángulo de velocidades a la salida del impulsor.
 - b) Estime el par necesario para mover el impulsor si la densidad del fluido es de $1031~{\rm Kg/m}^3$.



4. La componente radial de la velocidad del fluído que sale del impulsor de la bomba centrífuga mostrada en la figura 4 es $V_{R,2}$ = 14 m/s . La magnitud de la velocidad absoluta a la salida es c_2 = 28 m/s. El rotor gira a 3000 rpm. El fluído entra al impulsor en dirección radial. Calcule el trabajo requerido por unidad de masa del flujo a través de la bomba.



- 5. En la figura 5 se muestra un esquema de una bomba de nafta de flujo axial. La nafta entra al rotor en dirección axial (sin momento angular) con una velocidad absoluta de 3 m/s. Considere flujo tangente a los álabes.
 - a) Dibuje los triángulos de velocidades a la entrada y a la salida del rotor.
 - b) Calcule el trabajo entregado a cada unidad de masa de nafta.



- 6. En la figura 6 se muestra un esquema de una turbina de acción (o impulso) conocida como *Rueda Pelton* en honor a su creador, Lester A. Pelton. Calcule:
 - a) Potencia teórica en el eje.
 - b) Velocidad tangencial para potencia máxima.
 - c) Pruebe que la eficiencia teórica de la turbina puede escribirse:

$$\boldsymbol{h} = 2(1 - \cos \boldsymbol{b})\boldsymbol{f}(c_{v} - \boldsymbol{f})$$

donde c_{ν} es el coeficiente de descarga de la tobera, es decir:

$$V = c_v \sqrt{2gH}$$
, $0.92 = c_v = 0.98$

y

$$\mathbf{f} = \frac{u}{\sqrt{2gH}}$$

es el coeficiente de velocidad periférica. ¿Cuánto vale este coeficiente para máxima eficiencia?. ¿Cuánto vale la eficiencia máxima teórica en las condiciones de un diseño realista, con $\beta=160^{\circ}$ y $c_{\nu}=0.94$?

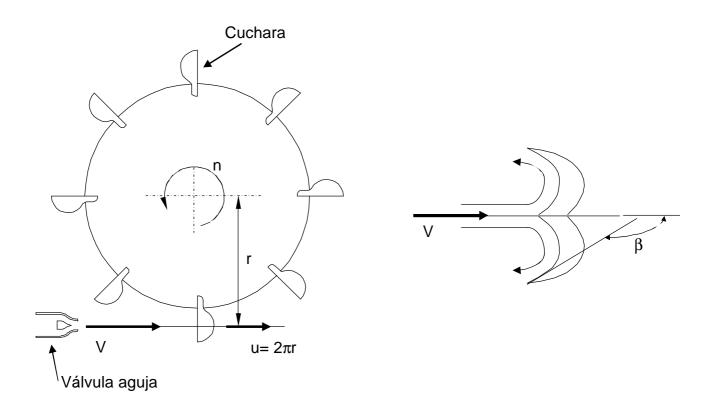


Figura 6