

Diseño de Supercalentador de la Planta de Vapor ubicada en el Laboratorio de Termofluidos para Prácticas Experimentales

PROBLEMA

planta de vapor ubicada en el laboratorio de termofluidos de ESPOL presenta un mal funcionamiento del supercalentador lo que genera un exceso de consumo de diésel, además, no entrega el vapor en condiciones de funcionamiento aceptables, por ende, puede representar daños irreversibles en la turbina.

OBJETIVO GENERAL

Diseñar del supercalentador de la planta de vapor ubicada en el laboratorio de termofluidos de ESPOL para la realización de prácticas experimentales en las áreas de termodinámica y transferencia de calor.



Figura 1 supercalentador actual

PROPUESTA

Se propone el supercalentador de tubo y coraza, bajo el diseño de normas técnicas, selección materiales componentes que permita el correcto funcionamiento del equipo. Esto mejora la eficiencia de la planta, mejora el funcionamiento y remplaza el supercalentador actual. Como solución general, beneficia a los estudiantes que realizan sus prácticas experimentales en la facultad de ingeniería en mecánica y ciencias de la producción.

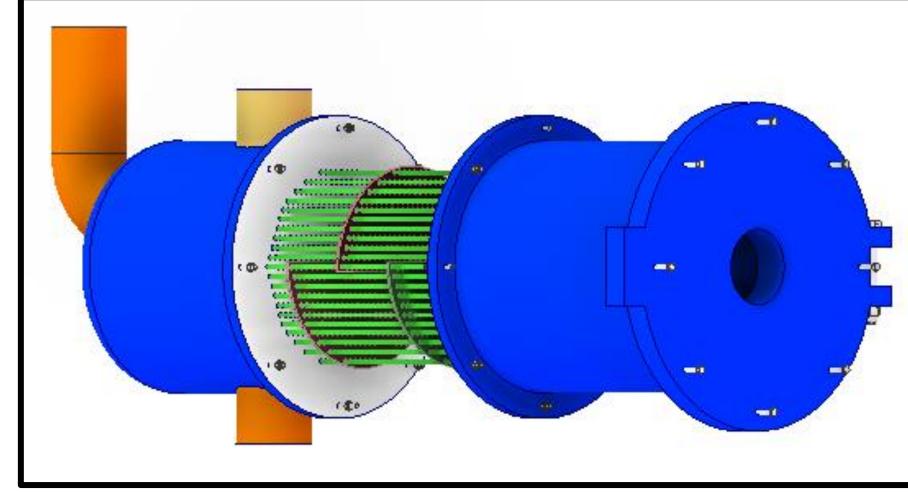


Figura 2 propuesta supercalentador

RESULTADOS

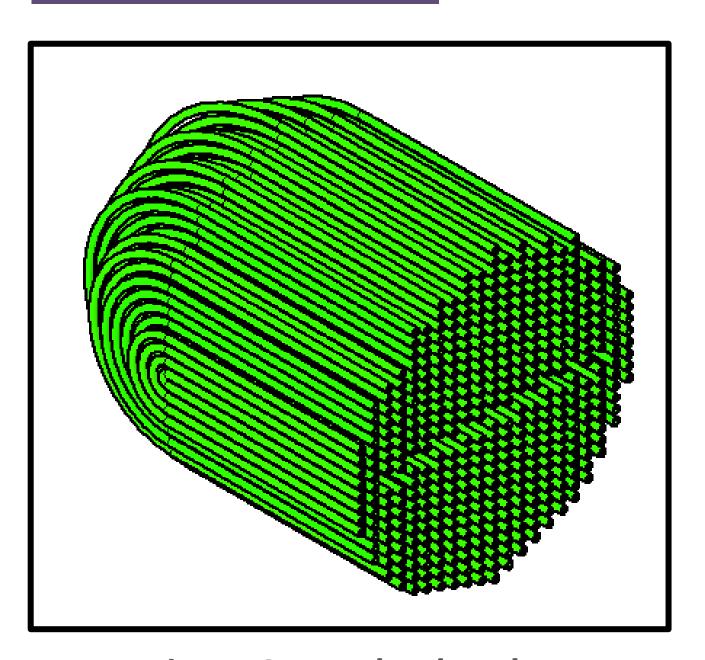


Figura 3 arreglo de tubos.

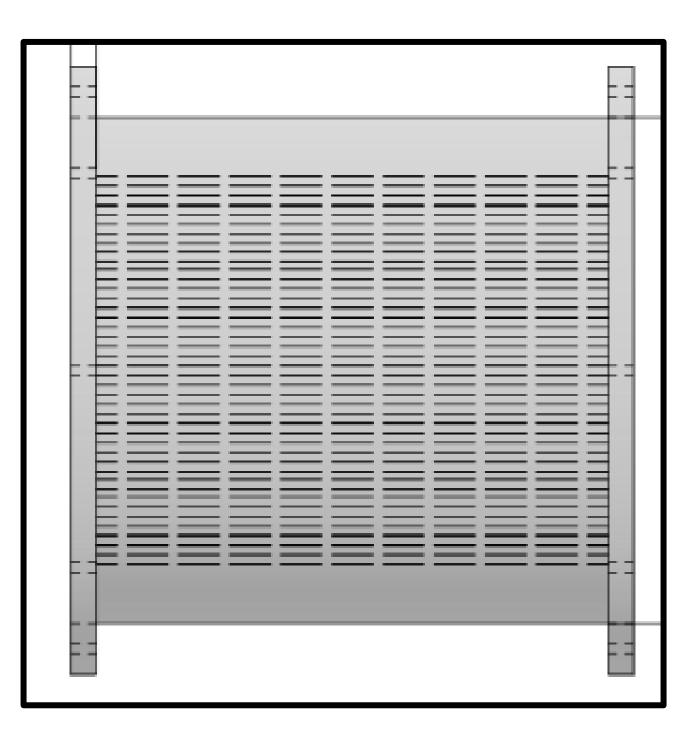


Figura 4 coraza.

Descripción Resultados **Calor Transferido** 34 [kW] $56.645 [m^2]$ Área de transferencia de Calor Flujo másico de vapor 0.097 [Kg/s] Flujo másico de mezcla de gases 0.021[Kg/s]Fluido en interior de tubería Vapor saturado calidad 0.9 Fluido en interior de coraza Mezcla de gases de combustión Potencia de bomba 2 [hp] Material de la tubería Acero al carbono ASTM A501 Material de la coraza Acero al carbono ASTM A106 grado B Acero al carbono ASTM A36 Material de los espejos Material de los baffles Acero al carbono ASTM A36 Material canal de cabezales Acero al carbono ASTM A106 grado B Acero al carbono ASTM A36 Material de tapa de cabezales Material de empaques NA 1100 Material de bridas Acero al carbono ASTM A36 Diámetro Interno de coraza 1 [m] Espesor de coraza 11 [mm] Numero de paso de coraza Numero de pasos de tubería Diámetro exterior de tubería 0.025 Longitud de tubos 1000 [mm] Arreglo de tubos Arreglo triangular de 30° Numero de tubos 360 Numero de baffles Espesor de espejos 38 [mm] 38 [mm] Espesor de baffles Espesor de canales de cabezales 11 [mm] Espesor de tapa cabezal frontal 38 [mm] Espesor de tapa de cabezal posterior 6 [mm]

Tabla 1 resultados del diseño.

CONCLUSIONES

- Se logró generar una potencia máxima de trabajo del supercalentador de 34 kW, esto debido al incremento del área de transferencia de calor por medio del arreglo de tuberías de doble paso. Lo que garantiza la entrega del vapor sobrecalentado en las condiciones establecidas para el funcionamiento de la planta.
- En definitiva, el uso del arreglo triangular para el diseño del supercalentador de tubo y coraza es la mejor opción debido a que genera una mayor turbulencia permitiendo el incremento de la transferencia de calor del fluido (gases de combustión) hacia el vapor saturado.
- El costo de operación del supercalentador se redujo considerablemente, gracias a que el diseño consume menos diésel en comparación con el intercambiador actual de la planta de vapor.