V. SIMPULAN DAN SARAN

5.1. Simpulan

Berdasarkan perhitungan yang telah dilakukan, maka dapat disimpulkan sebagai berikut:

1. Dimensi *shell and tube heat exchanger* yang akan didesain berdasarkan standar TEMA dan ASME Section VIII Divisi 1 yaitu:

a. Panjang *heat exchanger* : 3,6 meter

b. Tinggi *heat exchanger* : 0,84 meter

c. Tebal *shell* : 9.5×10^{-3} meter

d. Tebal front dan rear head : 9.5×10^{-3} meter

e. Diameter *tube* : 15.8×10^{-3} meter (5/8 inch)

f. Tebal *tube* $: 1.2 \times 10^{-3}$ meter

g. Diameter *tubesheet* : 0,481 meter

h. Tebal *tubesheet* $: 1 \times 10^{-2}$ meter

i. Tebal *baffle* $: 6.4 \times 10^{-3}$ meter

j. Diameter *nozzle shell* : 50,8 x 10⁻³ meter (2 inch)

k. Tebal *nozzle shell* : 3.6×10^{-3} meter

1. Diameter *nozzle tube* $: 50.8 \times 10^{-3} \text{ meter } (2 \text{ inch})$

m. Tebal *nozzle tube* $: 3.4 \times 10^{-3}$ meter

- 2. Tegangan *longitudinal* yang paling besar terjadi pada komponen *shell* yaitu sebesar 32×10^6 Pa, hal ini disebabkan karena besarnya tekanan yang terjadi pada komponen *shell* yaitu 25×10^5 Pa.
- 3. Tegangan *circumferential* yang paling besar terjadi pada komponen *shell*, dimana besar nilai tegangan yang didapatkan yaitu 65 x 10⁶ Pa. Tegangan *circumferential* ini juga berpengaruh terhadap tekanan yang terjadi pada komponen *shell*.
- 4. Tegangan termal yang paling besar terjadi pada komponen *tube* yaitu sebesar 155 x 10⁶ Pa. Akibat dari besarnya tegangan termal ini akan mengakibatkan penambahan panjang dari material *tube* yang didesain sebesar 4 x 10⁻³ meter. Besarnya nilai tegangan termal dan penambahan panjang tersebut berpengaruh terhadap temperatur tinggi yang terjadi pada komponen *tube*.
- 5. Tegangan total yang paling besar yaitu tegangan total arah *circumferential* yang terjadi pada komponen *shell* dengan nilai sebesar 163,5 Mpa.
- 6. Tegangan-tegangan yang terjadi pada tiap komponen *shell and tube* heat exchanger lebih kecil dibandingkan nilai tegangan ijin material yang digunakan pada SF 1,5, sehingga dapat dikatakan hasil perencaanan tiap komponen telah aman.
- 7. Simpangan terbesar yang didapatkan dengan membandingkan hasil dari perhitungan manual dan hasil *output* dari program perencanaan *heat exchanger* yaitu pada tampilan keempat untuk perhitungan tegangan termal sebesar 8%.

5.2. Saran

Adapun saran yang diberikan untuk perencanaan *heat exchanger type shell* and tube ini adalah sebagai berikut:

- 1. Penelitian ini dapat dikembangkan lebih lanjut, misalnya dengan memproduksi hasil perencanaan *heat exchanger type shell and tube* yang telah ada.
- 2. Program yang dibuat masih memiliki kelemahan, yaitu hanya bisa digunakan pada perencanaan *heat exchanger type shell and tube* dengan jenis aliran yaitu *cross flow*.