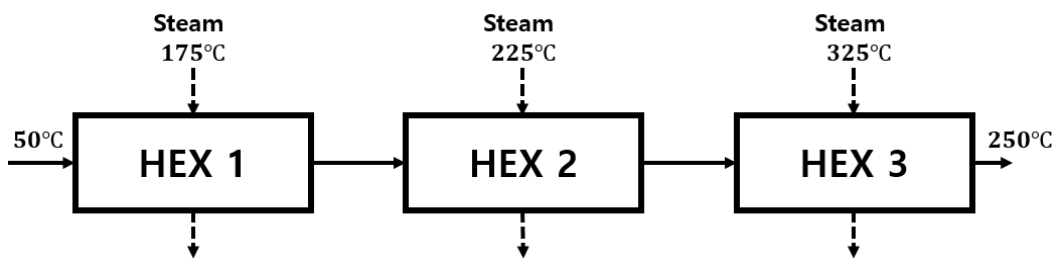


최적에너지시스템설계 기말고사

446.414A

2019. 06. 18. (화)

1 아래의 그림과 같이 50°C의 기체가 세 개의 스팀 열교환기를 거쳐 250°C로 배출된다. 아래의 표는 각 열교환기의 입구 및 출구온도에 따른 비용을 나타낸 것이다. 열교환기를 통해 50°C의 기체를 250°C의 기체로 가열시키기 위한 최소 비용과 이를 만족시키기 위한 각 열교환기 출구 온도를 **Dynamic programming 기법을 통하여 계산**하여라. (복수의 출구 온도 조합이 나올 경우 모두 기재.)



HEX	Inlet T(°C)	Outlet T(°C)				
		50	100	150	200	250
1	50	0	20	58	-	-
	100	-	0	36	93	-
2	50	0	23	62	130	-
	100	-	0	36	93	-
	150	-	-	0	63	-
3	50	0	25	80	130	177
	100	-	0	41	94	141
	150	-	-	0	51	103
	200	-	-	-	0	58

음영 = cost (\$)

풀이)

Hex 2 inlet T	Hex 3 inlet T	(Hex 2 + Hex 3) cost
50	50	0+177=177
	100	23+141+164*
	150	62+103=165
	200	130+58=188
100	100	0+141=141
	150	36+103=139*
	200	93+58=151
150	150	0+103=103*
	200	63+58=121

Hex 1 inlet T	Hex 2 inlet T	(Hex 2 + Hex 3) cost
50	50	0+164=164
50	100	20+139=159*
50	150	58+103=161

50->100->150->250 (최적)

최적 cost : 159

Table or chart : 4 Point

경로 정답 : 3 Point

최적값 정답 : 3 point

2 아래 그림과 같이 대기(ambient air)가 6400 kPa로 압축되는데 세 개의 압축기를 거친다. 중간 냉각기(intercooler)는 압축과정에서 상승된 온도를 다시 대기 온도로 낮추어 압축기로 들어가는 기체의 온도를 일정하게 유지시키는 역할을 수행한다. 압축기 일은

$$W_{pump} = \frac{k}{k-1} RT_{in} \left(1 - \left(\frac{P_{out}}{P_{in}} \right)^{\frac{k-1}{k}} \right)$$

로 나타낼 수 있다. 총 일의 최소값을 찾기 위하여 **Geometrical programming 기법을 이용하여** 총 일의 최소값을 찾는 과정을 구체적으로 서술하시오.

풀이)

압축기 1번 출구 압력을 P_1 , 압축기 2번 출구 압력을 P_2 라고 하자.

$$W_{pump1} = \frac{k}{k-1} RT_{in} \left(1 - \left(\frac{P_1}{P_a} \right)^{\frac{k-1}{k}} \right)$$

$$W_{pump2} = \frac{k}{k-1} RT_{in} \left(1 - \left(\frac{P_2}{P_1} \right)^{\frac{k-1}{k}} \right)$$

$$W_{pump3} = \frac{k}{k-1} RT_{in} \left(1 - \left(\frac{P_{out}}{P_2} \right)^{\frac{k-1}{k}} \right) \quad (P_a = 100 \text{ kPa}, P_{out} = 6,400 \text{ kPa}, T_{in} = 293.15 \text{ K})$$

$W_{total} = W_{pump1} + W_{pump2} + W_{pump3}$ **식 제시 : 5 Point**

총 펌프일이 최소가 되기 위해서는 $\left(\frac{P_1}{100} \right)^{\frac{k-1}{k}} + \left(\frac{P_2}{P_1} \right)^{\frac{k-1}{k}} + \left(\frac{6400}{P_2} \right)^{\frac{k-1}{k}}$ 가 최대가 되어야 한다. **최소로 서술하면 -2**

$$y = \left(\frac{1}{100}\right)^{\frac{k-1}{k}} P_1^{\frac{k-1}{k}} + \left(\frac{P_2}{P_1}\right)^{\frac{k-1}{k}} + (6400)^{\frac{k-1}{k}} P_2^{\frac{-k+1}{k}}$$

$$y^* = g^* = \left(\frac{100 \left(\frac{-k+1}{k}\right)^{w_1}}{w_1}\right) \left(\frac{1}{w_2}\right)^{w_2} \left(\frac{6400 \frac{k-1}{k}}{w_3}\right)^{w_3} \quad \text{식 제시 : 5 Point // 계수 오류 : 2 point}$$

$$w_1 + w_2 + w_3 = 1 \quad \text{1 Point}$$

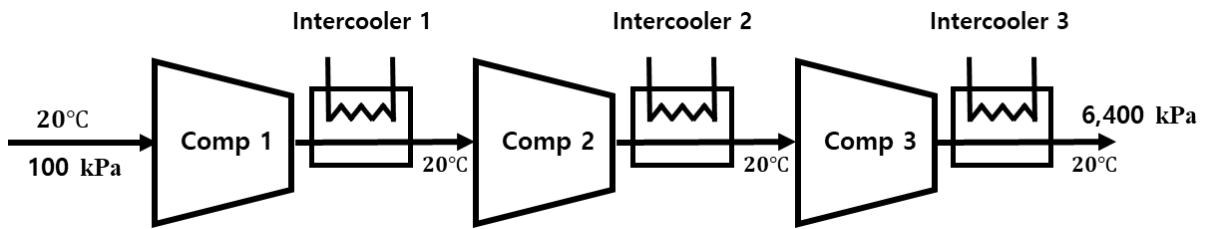
$$P_1: w_1 * \left(\frac{k-1}{k}\right) - w_2 * \left(\frac{k-1}{k}\right) = 0$$

$$P_2: w_2 * \left(\frac{k-1}{k}\right) - w_3 * \left(\frac{k-1}{k}\right) = 0$$

$$\therefore w_1 = w_2 = w_3 = \frac{1}{3} \quad \text{2 Point}$$

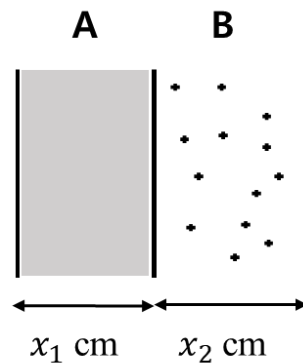
$$y^* = g^* = \left(3 * \left(\frac{1}{100}\right)^{\frac{k-1}{k}}\right)^{\frac{1}{3}} * (3)^{\frac{1}{3}} * \left(3 * (6400)^{\frac{k-1}{k}}\right)^{\frac{1}{3}} = 3 * 4^{\frac{k-1}{k}} \quad \text{대입 : 3point // 계수 오류 : 1 point}$$

$$W_{min} = \frac{k}{k-1} RT_{in} (3 - 3 * 4^{\frac{k-1}{k}}) \quad \text{4 Point // 계수 오류 : 2 point}$$



3 아래의 그림과 같이 서로 다른 두 가지 재료를 이용하여 벽을 설치하려 한다. 열저항(thermal resistance) 관련 비용의 합은 120 unit 이상이어야 하며, 내부하용량(load bearing capacity) 관련 비용의 합은 42 unit 이상이어야 한다. 벽을 제작하는 최소 비용을 구하고자 한다.

- 목적함수(objective function)와 제한조건(constraints)들을 제시하시오.
- 최적값을 도출하는 과정을 그래프를 이용하여 서술하시오.



Material	Thermal Resistance 관련 비용 [unit/cm]	Load bearing capacity 관련 비용 [unit/cm]	Cost [\$/cm]
A	30	7	800
B	20	2	400

풀이)

제한조건 : $30x_1 + 20x_2 \geq 120$ & $7x_1 + 2x_2 \geq 42$ **2 point**

목적함수 : minimize $800x_1 + 400x_2$ **2 Point**

X1 축과 X2 축, 제한조건 두개에 대한 그래프를 그린 후 목적함수를 이동시켜 교점을 구하여 최적값을 도출한다. **6 point, (식이나 그래프에 오류가 있을 경우 2 Point)**

4 열역학 관계식 (예시: $H = U + PV$), Maxwell 관계식 등을 활용하여 Van der Waals 상태 방정식 ($p = \frac{RT}{v-b} - \frac{a}{v^2}$)을 만족하는 기체에 대해 온도가 일정할 때 압력에 따른 정압비열의 변화는 어떻게 될지 식으로 표현하시오.

풀이)

$$dh = du + Pd v + v dP$$

$$dh = T ds + v dP$$

$$ds = \frac{1}{T} dh - \frac{v}{T} dP$$

$$\frac{1}{T} \left(\frac{\partial h}{\partial T} \right)_p = \left(\frac{\partial s}{\partial T} \right)_p$$

$$c_p \equiv \left(\frac{\partial h}{\partial T} \right)_p \quad \mathbf{1 Point}$$

$$\frac{c_p}{T} = \left(\frac{\partial s}{\partial T} \right)_p$$

$$\frac{1}{T} \left(\frac{\partial c_p}{\partial T} \right)_T = \frac{\partial^2 s}{\partial T \partial P} = \frac{\partial}{\partial T} \left[\left(\frac{\partial s}{\partial P} \right)_T \right]_p$$

$$\text{Maxwell eq's: } \left(\frac{\partial s}{\partial P} \right)_T = - \left(\frac{\partial v}{\partial T} \right)_p \quad \mathbf{2 point}$$

$$\therefore \frac{1}{T} \left(\frac{\partial c_p}{\partial P} \right)_T = - \frac{\partial^2 v}{\partial T^2} \quad \mathbf{4 Point}$$

$$\text{Van der Waals: } \left(P + \frac{a}{v^2} \right) (v - b) = RT$$

$$\frac{\partial T}{\partial v} = \frac{1}{R} \left\{ P + \frac{a}{v^2} + (v - b) * \left(\frac{\partial P}{\partial v} - \frac{2a}{v^3} \right) \right\}$$

$$\text{constant P: } \frac{\partial v}{\partial T} = R * \frac{1}{P + \frac{2ab}{v^3} - \frac{a}{v^2}}$$

이후 과정 : **8 Point // 앞선 식에서 사소한 오류가 있었으나 식 전개에선 오류가 없는 경우 3 Point**

5 아래 그림과 같이 차가운 공기가 대항류 열교환기 역할을 수행하는 응축 코일(condensation coil, counterflow HEX)과 응축기 역할을 수행하는 스팀 코일(steam coil, condenser)을 거쳐 가열된다. 공기의 비열은 1 kJ/kg*K 이며 물의 비열은 4.2 kJ/kg*K 섭씨 230°C에서 증발 엔탈피는 1812 kJ/kg 이다. 포화증기는 스팀코일을 거치며 100% 포화액으로 응축되며 스팀 코일 출구에서 응축 코일 입구로 들어갈 때까지 열손실은 없다고 가정한다. (w는 질량유량)

(단, counter flow 열교환기와 condenser는 각각

$$t_{1,out} = t_{1,in} - (t_{1,in} - t_{2,in}) \frac{1 - e^D}{\left(\frac{w_1 c_{p1}}{w_2 c_{p2}}\right) - e^D}$$

$$t_{out} = t_{in} + (t_{cond} - t_{in})(1 - e^{-UA/wc_p})$$

$$\text{을 만족하며 } D = UA \left(\frac{1}{w_1 c_{p1}} - \frac{1}{w_2 c_{p2}} \right) \text{ 이다.}$$

- t_a, t_b, w 로 이루어진 관계식들을 도출하고 이들 값을 찾기 위해 제시할 수 있는 흐름도 (information flow diagram)를 두 가지 이상 제시하시오.
- 앞서 제시한 흐름도의 수렴, 발산을 판단하는 방법을 서술하시오
- 수렴하는 흐름도에 연속대입법(successive substitution)을 이용하여 해를 구하는 방식을 서술하시오.

풀이)

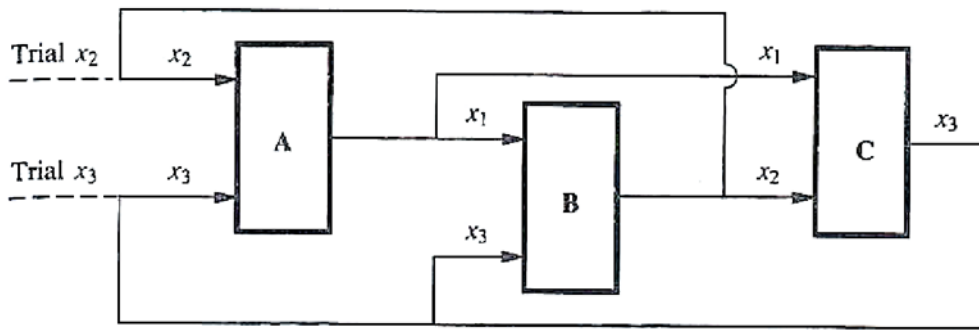
$$t_a = -10 - (-10 - 230) \frac{1 - e^{D_c}}{\left(\frac{8 \cdot 1}{w \cdot 4.2}\right) - e^{D_c}} \quad (\text{condensation coil}) \quad \mathbf{3 \text{ Point}}$$

$$(D_c = 0.05 \cdot 12.5 \cdot \left(\frac{1}{8 \cdot 2} - \frac{1}{w \cdot 4.2}\right)) \quad \mathbf{1 \text{ Point}}$$

$$t_b = t_a + (230 - t_a)(1 - e^{-0.06 \cdot 24 / (1 \cdot 8)}) \quad (\text{steam coil}) \quad \mathbf{3 \text{ Point}}$$

$$1 \cdot 8 \cdot (t_b - t_a) = w \cdot 1812 \quad (\text{energy balance}) \quad \mathbf{3 \text{ Point}}$$

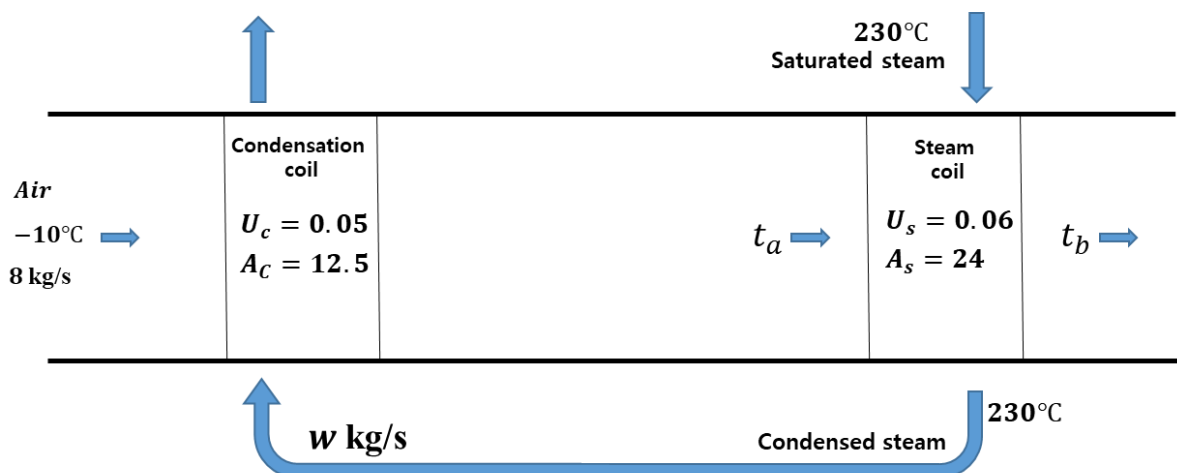
각 식에서 단위 실수 : -1 Point



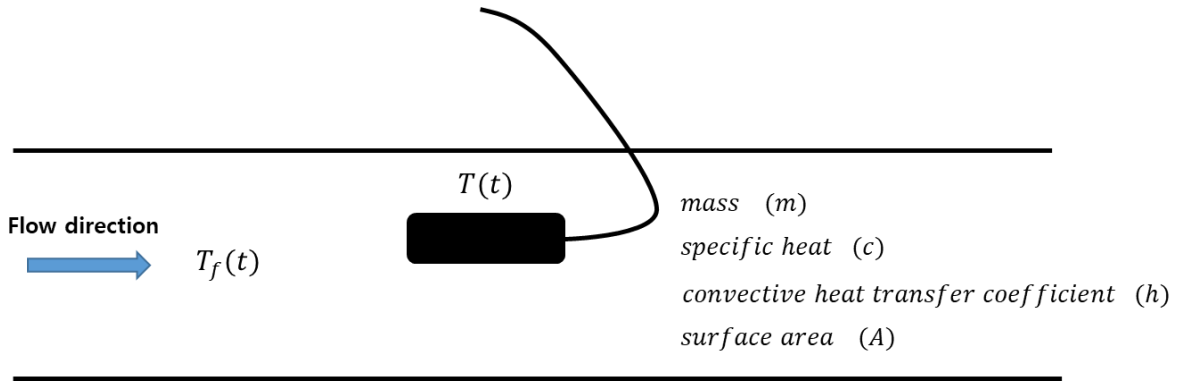
그림과 같은 information flow diagram을 두 가지 이상 제시 **5 Point / 그림없이 설명만 정답 3 point / 두 가지 서술했으나 오류 : 1 point**

행렬의 lower triangle에 λ 곱하고 $\det=0$ 을 가지게 하는 λ 의 모두가 1보다 작은 흐름도가 수렴한다. **5 Point // det 이야기 누락 = 2 point**

편미분 or 행렬을 통한 식의 표현 **5 Point // 반복시행만 언급 : 2 point**



6. 온도감지 센서(bulb)가 아래와 같이 설치되어 있다. 작동 유체의 온도는 시간 t 에 따라 $T_f = T_0 + gt$ (g 는 상수)로 변하며, $t=0$ 일 때 센서가 감지하고 있는 온도는 $T(t=0) = T_0$ 를 만족시킨다. 온도감지 센서의 에너지 균형식(energy balance equation)을 세우고 Laplace transformation을 참고하여 시간에 따른 T 의 변화를 그림에 표시된 변수 및 상수들의 조합으로 표현하시오.



풀이)

$$\frac{mcdT}{dt} = (T_f - T)hA \quad \text{5 Point}$$

$$\frac{mcd(T-T_0)}{dt} = [(T_f - T_0) - (T - T_0)]hA$$

$$mcs\mathcal{L}(T - T_0) = [\mathcal{L}(T_f - T_0) - \mathcal{L}(T - T_0)]hA$$

$$\frac{\mathcal{L}(T_f - T_0)}{\mathcal{L}(T - T_0)} = \frac{mcs}{hA} + 1 \quad \text{5 Point // 앞선 에너지식 오류에 의한 오답 : 3 point // initial value substitution 누락의 결과 : 2 point}$$

$$\mathcal{L}(gt) = \frac{g}{s^2}$$

$$\mathcal{L}(T - T_0) = \frac{g}{s^2} * \frac{1}{\frac{mcs}{hA} + 1} = \frac{g \frac{hA}{mc}}{s^2(s + \frac{hA}{mc})}$$

From laplace inverse transform

$$T = T_0 + g \left(t + \frac{mc}{hA} \left(e^{-\left(\frac{hA}{mc}\right)t} - 1 \right) \right) \quad \text{10 Point // 앞선 에너지식 오류에 의한 오답 : 6 point // initial value substitution 누락의 결과 : 4 point}$$