

**SULIT**



**KEMENTERIAN PENDIDIKAN TINGGI  
JABATAN PENDIDIKAN POLITEKNIK DAN KOLEJ KOMUNITI**

**BAHAGIAN PEPERIKSAAN DAN PENILAIAN  
JABATAN PENDIDIKAN POLITEKNIK DAN KOLEJ KOMUNITI  
KEMENTERIAN PENDIDIKAN TINGGI**

**JABATAN KEJURUTERAAN MEKANIKAL**

**PEPERIKSAAN AKHIR**

**SESI I : 2023/2024**

**DJJ20063: THERMODYNAMICS**

**TARIKH : 28 DECEMBER 2023  
MASA : 8.30 PG – 10.30 PG ( 2 JAM )**

---

Kertas ini mengandungi **TUJUH (7)** halaman bercetak.

Struktur (4 soalan)

Dokumen sokongan yang disertakan : Formula, Buku Stim

---

**JANGAN BUKA KERTAS SOALANINI SEHINGGA DIARAHKAN**

(CLO yang tertera hanya sebagai rujukan)

**SULIT**

**SECTION A : 100 MARKS**  
**BAHAGIAN A : 100 MARKAH .**

**INSTRUCTION:**

This section consists of **FOUR (4)** structured questions. Answer ALL questions.

**ARAHAN :**

Bahagian ini mengandungi **EMPAT (4)** soalan berstruktur. Jawab **SEMUA** soalan.

**QUESTION 1****SOALAN 1**

- CLO1 (a) Aided with a suitable diagram, define:

*Dengan bantuan gambar rajah yang sesuai, takrifkan:*

i. System [2 marks]  
*System* [2 markah]

ii. Boundary [2 marks]  
*Sempadan* [2 markah]

iii. Surrounding [2 marks]  
*Sekeliling* [2 markah]

- CLO2 (b) Steam at 24 bar has the specific internal energy of 2350 kJ/kg. Relate the values given for solution of :

*Stim pada tekanan 24 bar mempunyai tenaga dalam tentu 2350 kJ/kg.  
 Hubungkaitkan nilai yang diberi untuk penyelesaian :*

i. dryness fraction [4 marks]  
*pecahan kekeringan* [4 markah]

ii. specific volume [3 marks]  
*isipadu tentu* [3 markah]

- CLO2 (c) Steam at the pressure of 8 MN/m<sup>2</sup> has a specific volume of 0.03751 m<sup>3</sup>/kg. Referring to the steam table, calculate the value of specific internal energy of steam.

*Stim pada tekanan 8 MN/m<sup>2</sup> mempunyai isipadu tentu 0.03751 m<sup>3</sup>/kg. Dengan merujuk Jadual Stim, kirakan nilai tenaga dalam tentu stim.*

[12 marks]

[12 markah]

## QUESTION 2

### SOALAN 2

- CLO2 (a) ‘Non-flow process is a process where no mass transfers across the boundary of a system’.

Based on the definition stated, give **FOUR (4)** examples of non-flow process.

*‘Proses tidak alir ialah proses di mana tiada jisim merentas sempadan sistem.’*

*Berdasarkan takrifan yang dinyatakan, berikan **EMPAT (4)** contoh proses tidak alir*

[4 marks]

[4 markah]

- CLO2 (b) Table Q2 (b) indicated some properties value of helium which filled in a tank with a constant volume. The helium is heated in a process by heat transfer from the surrounding.

*Table Q2 (b) menunjukkan nilai ciri-ciri bagi gas helium yang telah diisi ke dalam sebuah tangki dengan isipadu tetap. Gas helium tersebut dipanaskan oleh pemindahan haba dari persekitaran.*

Table Q2 (b)/Jadual Q2(b)

Property <i>Ciri-ciri</i>	Initial <i>Awal</i>	Final <i>Akhir</i>
Pressure <i>Tekanan</i>	135 kN/m <sup>2</sup>	330 kN/m <sup>2</sup>
Temperature <i>Suhu</i>	38°C	T <sub>2</sub>
Volume <i>Isipadu</i>		0.5 m <sup>3</sup>
Molecular weight <i>Berat molekul</i>		4 kg/kmol

Assuming that the gas acts as a perfect gas, relate the values given for solution of following properties:

*Dengan mengandaikan gas adalah gas sempurna, hubungkaitkan nilai yang diberi untuk penyelesaian bagi ciri-ciri yang berikut:*

i. Specific gas constant [2 marks]

*Pemalar gas tentu* [2 markah]

ii. Mass [3 markah]

*Jisim* [3 markah]

iii. Final temperature (°C) [3 marks]

*Suhu akhir (°C)* [3 markah]

CLO2

- (c) A mass of 0.25 kg of perfect gas at a temperature of  $450^{\circ}\text{C}$  and a pressure of 0.85 bar is compressed adiabatically to 4.75 bar. The given specific heat at constant pressure is 1.67 kJ/kg.K and the specific gas constant is 0.19 kJ/kg.K. Calculate the following:

*Satu gas sempurna berjisim 0.25 kg pada suhu  $450^{\circ}\text{C}$  dan tekanan 0.85 bar telah dimampatkan secara adiabatic ke tekanan 4.75 bar. Diberi haba tentu pada tekanan tetap ialah 1.67 kJ/kg.K dan pemalar gas spesifik ialah 0.19 kJ/kg.K. Kirakan yang berikut:*

- i. Final temperature [7 marks]  
*Suhu akhir* [7 markah]
  
- ii. Work transfer from or to the system [3 marks]  
*Kerja yang dipindahkan daripada atau kepada sistem* [3 markah]
  
- iii. Change in internal energy [3 marks]  
*Perubahan tenaga dalam* [3 markah]

### QUESTION 3

#### SOALAN 3

CLO2

- (a) State **FOUR (4)** devices that use the principle of flow process

*Nyatakan **EMPAT (4)** peranti yang menggunakan prinsip proses alir*

[4 marks]  
[4 markah]

- CLO2 (b) Air enters a nozzle steadily at density and velocity of  $2.25 \text{ kg/m}^3$  and  $50 \text{ m/s}$ . It leaves at density of  $0.615 \text{ kg/m}^3$  and velocity of  $150 \text{ m/s}$ . Given the inlet area of the nozzle is  $85 \text{ cm}^2$ . Relate the values given for solution of:

*Udara memasuki muncung dengan mantap pada ketumpatan dan halaju  $2.25 \text{ kg/m}^3$  and  $50 \text{ m/s}$ . Ia keluar dengan ketumpatan  $0.615 \text{ kg/m}^3$  dan halaju,  $150 \text{ m/s}$ . Diberi luas bahagian masukan muncung ialah  $85 \text{ cm}^2$ , hubungkaitkan nilai yang diberi untuk penyelesaian bagi:*

- i. Mass flow rate through a nozzle [4 marks]

*Kadar alir jisim melalui muncung* [4 markah]

- ii. Exit area of the nozzle ( $\text{cm}^2$ ) [4 marks]

*Luas bahagian keluaran muncung ( $\text{cm}^2$ )* [4 markah]

- CLO2 (c) A rotary air pump is required to deliver  $650 \text{ kg}$  of air per hour having properties as in Table Q3(c).

*Pam udara jenis rotary diperlukan bagi menghantar  $650 \text{ kg}$  udara per jam mempunyai ciri-ciri seperti Jadual Q3(c).*

Table Q3 (c)/Jadual Q3 (c)

Property <i>Ciri-ciri</i>	Inlet <i>Bahagian Masukan</i>	Exit <i>Bahagian Keluaran</i>
Specific enthalpy <i>entalpi tentu</i>	$355 \text{ kJ/kg}$	$630 \text{ kJ/kg}$
Velocity <i>halaju</i>	$15 \text{ m/s}$	$22 \text{ m/s}$

If the rate of heat loss from the pump is  $6000 \text{ W}$ , calculate:

*Sekiranya kadar kehilangan haba daripada pam ialah  $6000 \text{ W}$ , kirakan:*

- i. The power required to drive the pump [9 marks]

*Kuasa yang diperlukan untuk memacu pam tersebut* [9 markah]

- ii. Inlet area if specific volume at entrance is  $4.5 \text{ m}^3/\text{kg}$ .

*Luas bahagian masukan sekiranya isipadu tentu bahagian masukan ialah  $4.5 \text{ m}^3/\text{kg}$*  [4 marks]

[4 markah]

**QUESTION 4****SOALAN 4**

- CLO2 (a) List **FOUR (4)** characteristics of reverse heat engine. [4 marks]  
*Senaraikan **EMPAT (4)** ciri-ciri kitar enjin haba balikan.* [4 markah]
- CLO2 (b) A Carnot heat engine operates with an efficiency of 44% and rejects heat to the atmosphere at the temperature of 38°C.  
 Relate the information given for solution of hot reservoir temperature value in °C unit.  
*Enjin haba Carnot beroperasi dengan kecekapan sebanyak 44% dan menyingkirkan haba kepada atmosfera pada suhu 38°C. Hubungkaitkan maklumat yang diberi bagi penyelesaian suhu takungan panas dalam unit °C.*  
 [6 marks]  
*[6 markah]*
- CLO2 (c) A steam power plant operates between a boiler pressure of 50 bar and a condenser pressure of 0.75 bar. If steam enters the turbine with dry saturated condition, calculate for a Rankine cycle:  
*Sebuah penjana kuasa stim beroperasi diantara tekanan dandang 50 bar dan tekanan pemeluwap 0.75 bar. Sekiranya stim masuk ke dalam turbin pada tekanan tepu kering, kirakan untuk kitar Rankine:*
- Feed pump work [3 marks]  
*Kerja pam suapan* [3 markah]
  - Rankine efficiency [8 marks]  
*Kecekapan kitar Rankine* [8 markah]
  - Specific steam consumption [4 marks]  
*Penggunaan stim tepu* [4 markah]

**SOALAN TAMAT**

## 1. PROPERTIES OF PURE SUBSTANCE

### Steam

$$v = x v_g \quad h = h_f + x h_{fg} \quad u = u_f + x(u_g - u_f) \quad s = s_f + x s_{fg}$$

### Ideal Gas

$$PV = mRT \quad R = \frac{R_a}{M} \quad R = C_p - C_v \quad \gamma = \frac{C_p}{C_v}$$

## 2. FIRST LAW OF THERMODYNAMICS

$$\Sigma Q = \Sigma W \quad Q - W = U_2 - U_1$$

### Flow Process

$$\dot{m} = \rho CA = \frac{CA}{V} \quad h = u + pv \quad h = Cp \Delta T$$

$$Q - W = \dot{m} \left[ (h_2 - h_1) + \left( \frac{C_2^2 - C_1^2}{2} \right) + (Z_2 - Z_1)g \right]$$

### Non-Flow Process

#### 1. Isothermal Process ( $PV = C$ )

$$U_2 - U_1 = 0 \quad Q = W$$

$$W = P_1 V_1 \ln \left( \frac{V_2}{V_1} \right) \quad @ \quad W = P_1 V_1 \ln \left( \frac{P_1}{P_2} \right)$$

$$W = mRT \ln \left( \frac{V_2}{V_1} \right) \quad @ \quad W = mRT \ln \left( \frac{P_1}{P_2} \right)$$

#### 2. Adiabatic Process ( $PV^\gamma = C$ )

$$U_2 - U_1 = mC_v(T_2 - T_1) \quad W = \frac{P_1 V_1 - P_2 V_2}{\gamma - 1} = \frac{mR(T_1 - T_2)}{\gamma - 1}$$

$$Q = 0 \quad \frac{T_2}{T_1} = \left( \frac{P_2}{P_1} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} = \left( \frac{V_1}{V_2} \right)^{\gamma-1}$$

### 3. Polytropic Process ( $PV^n = C$ )

$$U_2 - U_1 = mC_v(T_2 - T_1) \quad W = \frac{P_1 V_1 - P_2 V_2}{n-1} = \frac{mR(T_1 - T_2)}{n-1}$$

$$Q = \frac{\gamma - n}{\gamma - 1} \times W \quad \frac{T_2}{T_1} = \left( \frac{P_2}{P_1} \right)^{\frac{n-1}{n}} = \left( \frac{V_1}{V_2} \right)^{n-1}$$

### 4. Isobaric Process

$$U_2 - U_1 = Q - W \\ W = P(V_2 - V_1) = mR(T_2 - T_1) \\ Q = mC_p(T_2 - T_1)$$

### 5. Isometric Process

$$U_2 - U_1 = Q \\ W = 0 \\ Q = mC_v(T_2 - T_1)$$

## 3. SECOND LAW OF THERMODYNAMICS

$$W_{net} = Q_H - Q_L$$

### Heat Engine

$$\eta_{th} = \frac{W_{net,out}}{Q_H} = 1 - \frac{Q_L}{Q_H}$$

### Refrigerator

$$COP_{R,rev} = \frac{T_L}{T_H - T_L} = \frac{1}{T_H/T_L - 1}$$

### Heat Pump

$$COP_{HP,rev} = \frac{T_H}{T_H - T_L} = \frac{1}{1 - T_L/T_H}$$

### Power Cycle

$$\eta_{Rankine} = \frac{W_T - W_P}{Q_B} = \frac{(h_1 - h_2) - (h_4 - h_3)}{(h_1 - h_4)}$$

$$Work\ ratio = \frac{W_T - W_P}{W_T} = \frac{(h_1 - h_2) - (h_4 - h_3)}{(h_1 - h_2)}$$

$$s.s.c = \frac{3600}{W_T - W_P} = \frac{3600}{(h_1 - h_2) - (h_4 - h_3)}$$