

## LAMPIRAN

Tangki Butil Asetat

Kondisi operasi :

T :  $30^{\circ}\text{C}$   
          : 273 K  
     P : 1 atm  
          : 760 mmHg

Komponen Input

| Komponen   | Massa (Kg/Jam) | $x_i$ massa | $\rho$ (kg/m <sup>3</sup> ) | $x_i \cdot \rho$ |
|--|----------------|-------------|-----------------------------|------------------|
| <b>C4H9OH</b>                                    | 27,2           | 0,00003     | 1050,0                      | 0,03             |
| CH <sub>3</sub> COOC <sub>4</sub> H <sub>9</sub> | 8.639,7        | 0,9         | 1739,3                      | 1739,3           |
| Total  | 8.666,9        | 1,0         | 2789,3                      | 1739,3           |

$$\rho_{\text{Campuran}} = 8806,0 \text{ kg/m}^3 \\ = 565,3 \text{ lb/cuft}$$

$$\text{Rate massa masuk} = 8.666,9 \text{ kg/jam} \\ = 19107,2 \text{ lb/jam}$$

$$\text{Rate Volumetrik} = \frac{\text{Massa}}{\text{Densitas}} \\ = 33,1 \text{ cuft/jam}$$

Direncanakan menggunakan 3 tangki, dengan waktu penyimpanan 14 hari.

$$\text{Volume tangki} = 6075,6 \text{ cuft} \\ = 34,4 \text{ ft}$$

$$\text{Over design} = 20\% \\ = 41,3 \text{ ft}$$

$$\text{Volume tangki} = \frac{\pi}{4} \times D^2 \times H$$

$$D = \sqrt[3]{\frac{4 \times \text{Volume tangki}}{\pi}}$$

$$D : H (1:1)$$

$$D = 3,4 \text{ ft} \\ = 44,4 \text{ in} \\ = 1,1 \text{ m}$$

$$H = 1,1 \text{ m}$$

$$\text{Menentukan tekanan Hidrostatik} : \frac{\rho \times H}{144} \\ = 10,2 \text{ psia}$$

$$\text{Menentukan tekanan desain} = 11,1 \text{ psi}$$

## Menghitung Tebal Shell

**Menentukan tebal minimum shell :**

Tebal shell berdasarkan ASME Code untuk cylindrical tank :

$$t_{\min} = \frac{P \times r_i}{fE - 0,6P} + C \quad [\text{Brownell,pers.13-1,hal.254}]$$

dengan :  $t_{\min}$  = tebal shell minimum; in

P = tekanan tangki ; psi

$r_i$  = jari-jari tangki ; in ( $\frac{1}{2} D$ )

C = faktor korosi ; in (digunakan 1/8 in)

E = faktor pengelasan, digunakan double welded, E = 0,8

f = stress allowable, bahan konstruksi stainless steel 316

Ts = 0,14 in

Do = 44,7 in

Berdasarkan Brownell and Young tabel 57 hal 90 didapatkan :

Dost = 48

R = 48

Icr = 3

Di baru = 44,40 in

Ts digunakan : 3/16

## Menentukan jenis head

Jenis head yang dipilih adalah torispherical head,dengan alasan :

1. Tekanan operasi antara 15 - 200 psig
2. Cocok untuk tangki silinder vertikal /horizontal (Brownell,hal 88)

## Menentukan tebal head dan bottom

P = Pdesign -Pudara luar

= 1,1 psi

OD = ID - 2

OD = 44,40 in

Ts = 3/16

$$W = \frac{1}{4} \left( 3 + \sqrt{\frac{r}{icr}} \right)$$

(Pers 7.76,Brownell and Young,hal 138)

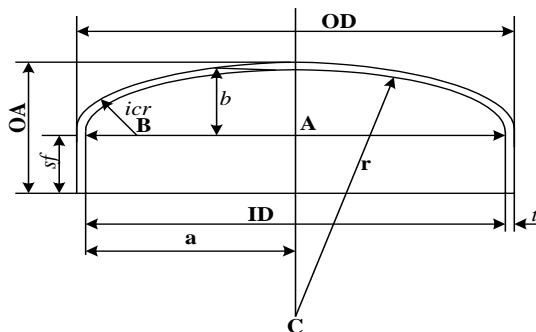
W = 0,8125

$$Th = \frac{P \cdot r \cdot w}{(2 \cdot f \cdot E - 0,2 \cdot P)} + C$$

Th = 0,125

Menentukan tinggi tangki total

Untuk th = 3/16 in pada tabel 5.6 Brownell & Young, hal 88 diperoleh sf = 2



|    |   |
|----|---|
| ID | = OD standart – (2 x ts)                        |
|    | = 1,1 in (Jari-jari dalam shell)                |
| AB | = a-irc = 5,8 in                                |
| BC | = r-irc = 89,6 in                               |
| AC | = $(BC^2 - AB^2)^{1/2}$ = 89,4 in (tinggi head) |
| B  | = r-AC = 6,5 in                                 |

$$\begin{aligned}\text{Tinggi head total (OA)} &= sf + b - th \\ &= 8,5 \text{ in} \\ &= 0,2 \text{ m}\end{aligned}$$

$$\begin{aligned}\text{Tinggi tangki total} &= 2 \times \text{head total} + \text{tinggi shell} \\ &= 2 \text{ m}\end{aligned}$$

Mixer

Fungsi : Melarutkan Butil Asetat dan Butanol

Type : Silinder vertical dengan head dan bottom berbentuk torispherical

Bahan konstruksi : Bahan stainless steel plate SA-283

Tekanan : 1 atm

Suhu : 30°C

Tujuan :

- 1) Perencanaan dimensi tangki
- 2) Perhitungan Dimensi Mixer
- 3) Menentukan tebal shell (ts)
- 4) Menentukan tebal head (th) dan tebal bottom
- 5) Menentukan tinggi mixer total
- 6) Menentukan Jumlah dan Jenis Pengaduk

| Komponen                         | Input (kg/jam) |          | Output (kg/jam) | (% w/w) | BM      |
|----------------------------------|----------------|----------|-----------------|---------|---------|
|                                  | arus 1         | arus 2   | arus 3          |         | kg/kmol |
| CH <sub>3</sub> COOH             |                | 6.287,4  | 6.287,4         | 0,5     | 60      |
| C <sub>4</sub> H <sub>9</sub> OH | 6.017          |          | 6.017           | 0,5     | 74      |
| H <sub>2</sub> O                 | 18             | 3,8      | 21,8            | 0       | 18      |
| Sub Total                        | 6.035          | 6.291,2  | 12.326,2        | 1,0000  |         |
| Total                            |                | 12.326,2 | 12.326,2        | 1,0000  |         |

Massa masuk : 12.326,2 kg/jam

: 27174,6 lb/jam

$\rho$  cam : 902,4 kg/m<sup>3</sup>

: 0,9 kg/l

: 56,3 lb/ft<sup>3</sup>

$\mu$  cam : 1,2 cp

Rate volumetrik = 11880,01 kg/L

= 11,8 m<sup>3</sup>/jam

Direncanakan menggunakan 1 tangki.

Volume tangki = 11,8 m<sup>3</sup>

Over design 20%

Sehingga volume tangki menjadi : 13,7 m<sup>3</sup>

Bentuk tangki yang dipilih adalah tangki silinder tegak tertutup

Dengan pertimbangan :

1. Tekanan operasi 1 atm
2. Tekanan hidrostatis tidak terlalu besar
3. Perlu adanya baffle, untuk mengurangi arus putar (swirling) dan mencegah terbentuknya vortex

## 2) Perhitungan Dimensi Mixer

Perbandingan antara diameter dan tinggi mixer yang optimum = 1 : 1

(D:H=1:1),

karena jika digunakan tinggi yang berlebih akan menyebabkan tekanan hidrostatisnya semakin tinggi.

Jenis: silinder tegak dengan alas dan tutup berbentuk torispherical

(cocok untuk P operasi 15-200 psig)

(brownell, 1959, hal 43)

$$\text{Volume Tangki} = \frac{\pi}{4} \times D^2 \times H = \frac{\pi}{4} \times D^3$$

$$D = \sqrt[3]{\frac{4 \times \text{Volume tangki}}{\pi}}$$

$$D = 2,6 \text{ m}$$

$$H = 2,6 \text{ m}$$

Menghitung v head

$$V \text{ head} = 2 \times (V_{\text{dish}} + V_{\text{sf}})$$

$$Sf = V_{\text{sf}} = \frac{\pi}{4} \times D^2 \times \frac{sf}{144}$$

Dimana :  $D_s$  = diameter shell (in)

$$v_{\text{dish}} = 0,000049 \cdot D^3 \text{ (volume, ft}^3\text{)}$$

$$sf = 2$$

Sehingga :

$$\begin{aligned} V \text{ head} &= 2 \times (V_{\text{dish}} + V_{\text{sf}}) \\ &= 0,1957 \text{ ft}^3 \\ &= 0,0055 \text{ m}^3 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} V \text{ mixer} &= V_{\text{shell}} + V_{\text{head}} \\ &= 0,03 + 0,0055 \text{ m}^3 \\ &= 0,03 \text{ m}^3 \end{aligned}$$

**Dengan spesifikasi mixer sebagai berikut :**

$$\text{Diameter shell} = 2,6000 \text{ m}$$

$$\text{Tinggi shell} = 2,6000 \text{ m}$$

$$\text{Volume shell} = 0,0261 \text{ m}^3$$

$$\text{Volume head} = 0,0055 \text{ m}^3$$

$$\text{Volume mixer} = 0,0317 \text{ m}^3$$

$$\text{Volume bottom} = 0,5 \times \text{Volume head}$$

$$= 0,002770689 \text{ m}^3$$

$$\text{Volume cairan dalam shell} = \text{volume shell} - \text{volume bottom}$$

$$= 0,026 - 0,002770689$$

$$= 0,023 \text{ m}^3$$

Tinggi cairan dalam shell

$$h = \frac{4 \cdot V}{\pi \cdot D^2} =$$

Tinggi dalam shell = 0,004 m

Menentukan tebal shell

**Menentukan tebal minimum shell :**

Tebal shell berdasarkan ASME Code untuk cylindrical tank :

$$t_{min} = \frac{P \times r_i}{fE - 0,6P} + C \quad [\text{Brownell,pers.13-1,hal.254}]$$

dengan :  $t_{min}$  = tebal shell minimum; in

P = tekanan tangki ; psi

$r_i$  = jari-jari tangki ; in ( $\frac{1}{2} D$ )

C = faktor korosi ; in (digunakan 1/8 in)

E = faktor pengelasan, digunakan double welded, E = 0,8

f = stress allowable, bahan konstruksi stainless steel 316

$T_s = 0,17$  in

Ts digunakan : 3/16

Menentukan jenis head

Jenis head yang dipilih adalah torispherical head,dengan alasan :

1. Tekanan operasi antara 15 - 200 psig
2. Cocok untuk tangki silinder vertikal /horizontal (Brownell,hal 88)

Menentukan tebal head dan bottom

P = Pdesign -Pudara luar

= 1,1 psi

OD = ID - 2ts

OD = 102,7 in

Dipakai OD = 102

Menentukan tebal head dan bottom

P = Pdesign -Pudara luar

= 1,1 psi

OD = ID - 2

OD = 102,7 in

Ts = 3/16

$$W = \frac{1}{4} \left( 3 + \sqrt{\frac{r}{icr}} \right)$$

(Pers 7.76,Brownell and Young,hal 138)

$$\begin{aligned} W &= 0,8 \text{ in} \\ Th &= \frac{P.r.w}{(2.f.E - 0,2.P)} + C \\ Th &= 0,13 \end{aligned}$$

## 6) Menentukan Jumlah dan Jenis Pengaduk

Dipilih : Turbin, karena :

- 1, Memiliki jangkauan viskositas yang sangat luas
- 2, Percampuran sangat baik
- 3, Menimbulkan arus yang sangat deras di keseluruhan tangki  
**(Ludwig, 1991, Volume I, Halaman 183)**

Dipilih jenis pengaduk turbin dengan 6 blade disk standar, dengan alasan:

1. Mempunyai efisisensi yang besar untuk campuran.
  2. Mempunyai kapasitas pemompaan yang besar.
  3. Pencampuran sangat baik.
  4. Memiliki jangkauan viskositas yang luas.
- (Ludwig, 1991, Volume I, Halaman 185)**

Perbandingan ukuran, umumnya:

$$Di/DR = 1/3$$

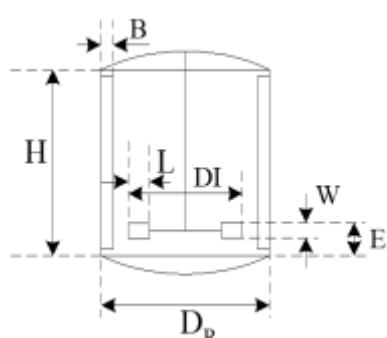
$$E/Di = 1$$

$$W = Di / 5$$

$$L = Di/4$$

$$B = DR/10$$

**(Rase, hal 356)**



| keterangan :            |        |   |
|-------------------------|--------|---|
| Diameter mixer (DR)     | 2,6000 | m |
| Diameter pengaduk (Di)  | 0,8667 | m |
| Pengaduk dari dasar (E) | 0,8667 | m |
| Tinggi Pengaduk (W)     | 0,1733 | m |
| Lebar pengaduk (L)      | 0,2167 | m |
| Lebar baffle (B)        | 0,2600 | m |

Menghitung jumlah impeler (pengaduk):

Dimana WELH adalah Water Equivalen Liquid Height

$$\begin{aligned}
 \text{WELH} &= \frac{\text{tinggi}}{\text{bahan}} \times \text{sg} \\
 &= \frac{\text{tinggi bahan}}{\rho_{\text{cairan}}} \times \frac{\rho}{\rho_{\text{air}}} \\
 &= \frac{0,0044}{\frac{902,4}{977}} \times \frac{\text{kg/m}^3}{\text{kg/m}^3} \\
 &= 0,0041 \quad \text{m}
 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 \Sigma \text{ impeller} &= \frac{\text{WELD}}{D} \\
 &= \frac{0,004}{2,6000} \quad \text{m} \\
 &= 0,0016 \quad \text{m} \quad \approx 2
 \end{aligned}$$

$$\text{Putaran pengaduk} = \frac{\text{WELD}}{2 \cdot \text{DI}} = \frac{\pi \cdot \text{DI} \cdot \text{N}}{600}$$

$$N = \frac{600}{\pi \cdot \text{DI}/0,3048} \sqrt{\frac{\text{WELH}}{2 \cdot \text{DI}}} = 40,000 \quad \text{rpm} \\
 = 0,7 \quad \text{rps}$$

Dengan:

$$\begin{aligned}
 N &= 40,0000 \quad \text{rpm} &= 0,6667 \quad \text{rps} \\
 \rho &= 902,3818 \quad \text{kg/m}^3 &= 56,3349 \quad \text{lbm/ft}^3 \\
 g_c &= 32,2000 \quad \text{ft/s}^2 \\
 \mu &= 1,1550 \quad \text{Cp} &= 0,000776 \quad \text{lb/ft.s} \\
 D_i &= 0,8667 \quad \text{m} \\
 &= 2,8434 \quad \text{ft} \\
 &= 34,1207 \quad \text{in}
 \end{aligned}$$

Nre = 391214

Daya motor = 12 Hp

### **Reaktor**

Fungsi reaktor : Tempat mereaksikan  $C_4H_9OH$  dan  $CH_3COOH$  untuk menghasilkan  $CH_3COOC_4H_9$  dengan katalis  $H_2SO_4$

Jenis : Reaktor Alir Tangki Berpengaduk

Kondisi Operasi :

T masuk :  $100^0C$

P masuk : 1 atm

Menentukan Konstanta Kecepatan Reaktor

Data Dari literatur (Smith : 132) diperoleh harga konstanta reaksi  $k = 1.044 \text{ m}^3/(\text{kmol/jam})$

Konstanta kecepatan reaksi untuk kondisi operasi T  $100^0C$  dan P 1 atm = reaksi orde 2

Kondisi Awal

Perbandingan Konsentrasi  $C_4H_9OH$  dan  $CH_3COOH$  adalah 1 : 1,05

Konversi = 80%

$\rho_{\text{campuran}} = 8806,00 \text{ kg/m}^3$   
 $= 549,5 \text{ lb/ft}^3$

$$V \text{ reaktor} = \frac{fv \cdot xa}{k \cdot CA_0 \cdot (1 - XA)^2}$$

Dimana

V = Volume reaktor

Fv : Flow volumetrik

Xa : Konversi

K : Konstanta reaksi

CA0 : Konsentrasi awal

Fv : Massa masuk : densitas

$$Fv = 1,6 \text{ m}^3/\text{jam}$$

$$= 1592,3 \text{ L/jam}$$

Menghitung waktu tinggal reaktor

Menghitung konsentrasi:  $Kmol$

$$\begin{aligned} \text{Konsentrasi } CH_3COOH &= \frac{fv}{65,9 \text{ kmol/m}^3} \\ \text{Konsentrasi } C_4H_9OH &= \frac{fv}{62,8 \text{ kmol/m}^3} \\ \text{Ratio} &= \frac{fv}{0,95 \text{ kmol/m}^3} \end{aligned}$$

|                         |                                  |
|-------------------------|----------------------------------|
| K                       | = 1,044 m <sup>3</sup> /kmol.jam |
| Xa                      | = 0,8                            |
| (-ra)                   | = 0,03                           |
| V reaktor               | = 3,2 m <sup>3</sup>             |
| Waktu tinggal reaktor   | = ln (CA/CAO)X 1/K<br>= 1,5 jam  |
| Volume reaktor          | = Fv x t                         |
| Volume reaktor          | = 26 m <sup>3</sup>              |
|                         | = 917,3 ft <sup>3</sup>          |
| Overdesign              | = 20%                            |
| Sehingga volume reaktor | = 31,2 m <sup>3</sup>            |
|                         | = 1100,8 ft <sup>3</sup>         |

### Menentukan Dimensi Reaktor

Pengambilan H/D diusahakan mendekati 1, karena jika H/D terlalu besar atau terlalu kecil maka :

- 1) Pengadukan tidak sempurna
- 2) Ada gradien konsentrasi dalam reaktor
- 3) Distribusi panas tidak merata

Maka H : D = 1

$$\text{Volume shell} = \frac{\pi}{4} \times D^2 \times H$$

$$D = \sqrt[3]{\frac{4 \times \text{Volume tangki}}{\pi}}$$

$$D = 2,7 \text{ m}$$

$$= 8,85 \text{ ft}$$

$$= 106,3 \text{ in}$$

$$H = 2,7 \text{ m}$$

$$= 8,85 \text{ ft}$$

$$= 106,3 \text{ in}$$

### Menentukan tinggi liquid

|                   |                                     |
|-------------------|-------------------------------------|
| V cairan          | = Volume cairan sebelum overdesign  |
|                   | = 26 m <sup>3</sup>                 |
|                   | = 917,3 ft <sup>3</sup>             |
| V head dasar      | = 0,00049 x D <sup>3</sup>          |
|                   | = 19,7 m <sup>3</sup>               |
|                   | = 695,7 ft                          |
| V cairan di Shell | = Volume cairan – Volume head dasar |

$$\begin{aligned} &= 6,3 \text{ m}^3 \\ &= 221,6 \text{ ft} \end{aligned}$$

$$\begin{array}{ll} \text{Volume cairan di shell} & = \frac{1}{4} \times 3,14 \times D^2 \times Z_L \\ Z_L & = 1,1 \text{ m}^3 \\ & = 39 \text{ ft} \end{array}$$

Menentukan Tekanan Desain

Digunakan Baja Stainless stell Type SA 283

**Menentukan tebal minimum shell :**

Tebal shell berdasarkan ASME Code untuk cylindrical tank :

$$t_{\min} = \frac{P \times r_i}{fE - 0,6P} + C \quad [\text{Brownell,pers.13-1,hal.254}]$$

dengan :  $t_{\min}$  = tebal shell minimum; in

P = tekanan tangki ; psi

$r_i$  = jari-jari tangki ; in ( $\frac{1}{2} D$ )

C = faktor korosi ; in (digunakan 1/8 in)

E = faktor pengelasan, digunakan double welded, E = 0,8

f = stress allowable, bahan konstruksi stainless steel 316

Menentukan tebal shell dan head

Ts = 0,13 in

DO = 106,6

Berdasarkan Brownell and Young tabel 57 hal 90 didapatkan

Dost = 108

R = 102

Icr = 13/2

Digunakan tebal shell 3/16

$$W = \frac{1}{4} \left( 3 + \sqrt{\frac{r}{icr}} \right)$$

W = 1,4

Menentukan tinggi head

Dipilih sf = 2,5 (Tabel 5.4 p.87, Brownell and Young)

$$\begin{array}{ll} A & = ID/2 \\ & = 53,3 \text{ in} \end{array}$$

$$\begin{array}{ll} AB & = a - icr \\ & = 46,8 \text{ in} \end{array}$$

$$\begin{array}{ll} BC & = r - icr \\ & = 95,5 \end{array}$$

$$\begin{array}{ll} AC & = (BC^2 - AB^2)^{1/2} \\ & = 83,2 \text{ in} \end{array}$$

$$\begin{array}{ll} B & = r - AC \\ & = 18,8 \text{ in} \end{array}$$

|                      |  |
|----------------------|--|
| Tinggi head (OA)     | = th + b + sf<br>= 21,43 in<br>= 0,5 m         |
| Tinggi reaktor total | = tinggi silinder (2 x tinggi head)<br>= 3,7 m |

Dari data perhitungan diperoleh :

|    |                      |
|----|----------------------|
| D  | = 95,3 ft            |
| DI | = 1/3D<br>= 31,7 ft  |
| Zi | = 1/3DI<br>= 10,6 ft |
| ZL | = 39 ft              |
| W  | = 0,1 D<br>= 9,53 ft |
| L  | = 0,25 D<br>= 24 ft  |
| T  | = 0,2 D<br>= 19,1 ft |

#### Perancangan Pengaduk

Dipilih jenis marine 3 blades, karena turbine memiliki range volume yang besar dan dapat digunakan untuk kecepatan putaran yang cukup tinggi sehingga dipilih pengaduk tipe marine

|                      |   |
|----------------------|---|
| Jumlah sudut (blade) | = 3   |
| Jumlah buffle        | = 4 (terpisah 90 derajat satu sama lainnya) |
| WELH                 | = Zl x (densitas campuran/ densitas air)    |
|                      | = 21,5 ft                                   |

$$N = \frac{600}{\pi \cdot DI / 0,3048} \sqrt{\frac{WELH}{2 \cdot DI}} = 438 \text{ rpm}$$

$$= 7,2 \text{ rps}$$

|                   |                   |
|-------------------|-------------------|
| Number of turbine | = WELH/D<br>= 2,4 |
| Nre               | = 3827079         |

Karena nRe > 2100 maka alirannya turbulen.

3 blade turbin dengan nRe > 10000 maka nilai Np = Km

Dari fig 8.8 diperoleh harga Np = 2,7

Menghitung Power Pengaduk (P)

$$P = Np X \rho X N^3 X d^5 / gc$$

$$P = 47602,2 \text{ watt}$$

$$= 47,6 \text{ kw}$$

$$= 10,2 \text{ Hp}$$

Efisiensi motor sebesar = 88% (Fig,14.38, petter)

Daya motor = P/efisiensi

$$= 11,6 \text{ Hp}$$

Daya motor standar = 12 Hp

Analisis Ekonomi

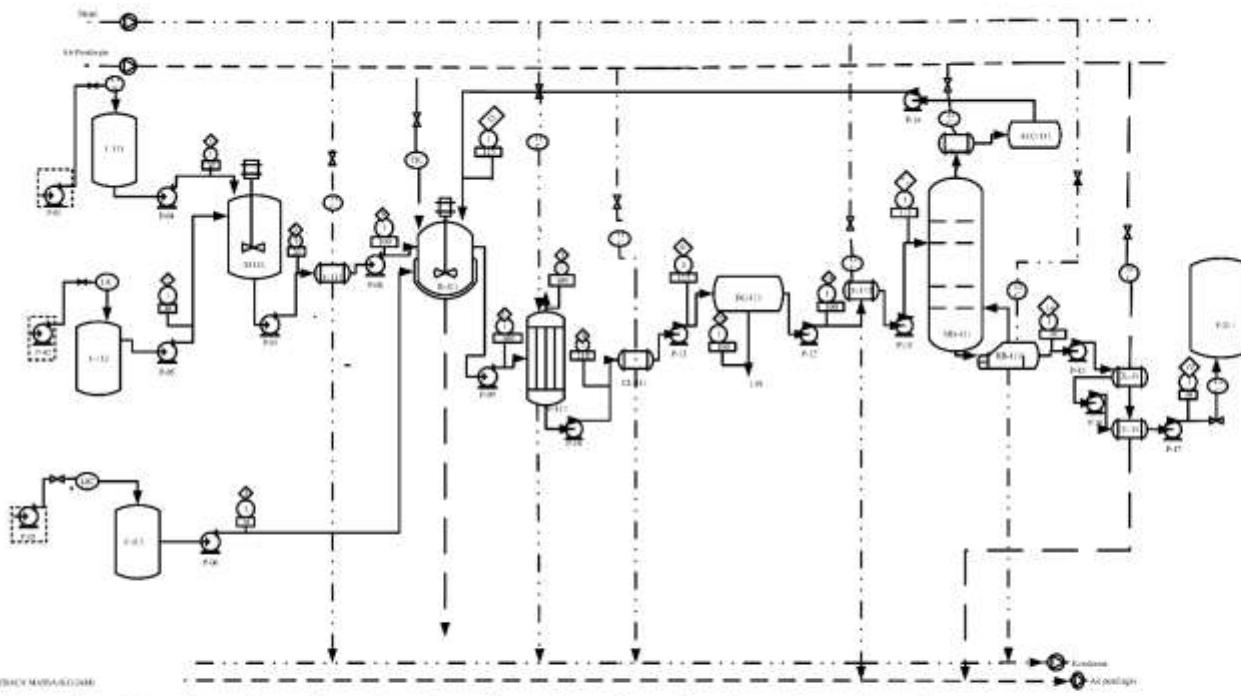
| persamaan 1 |          |
|-------------|----------|
| y=fa        |          |
| x           | y        |
| 0           | 7,79E+09 |
| 20          | 7,79E+09 |
| 40          | 7,79E+09 |
| 60          | 7,79E+09 |
| 80          | 7,79E+09 |
| 100         | 7,79E+09 |

| persamaan 2  |          |
|--------------|----------|
| y=(sa*x)/100 |          |
| sa           | 7,41E+10 |
| x            | y        |
| 0            | 0,00E+00 |
| 20           | 1,48E+10 |
| 40           | 2,96E+10 |
| 60           | 4,44E+10 |
| 80           | 5,93E+10 |
| 100          | 7,41E+10 |

| persamaan 3        |          |
|--------------------|----------|
| y=fa+(va+ra)/100*x |          |
| (va+ra)/100        | 4,18E+08 |
| x                  | y        |
| 0                  | 7,79E+09 |
| 20                 | 1,62E+10 |
| 40                 | 2,45E+10 |
| 60                 | 3,29E+10 |
| 80                 | 4,12E+10 |
| 100                | 4,96E+10 |

| Persamaan 4                 |          |
|-----------------------------|----------|
| y=fa+0.3ra+(0.7ra+va)/100*x |          |
| 0.3ra                       | 8,93E+09 |
| 0.7ra+Va                    | 3,29E+10 |
| (0.7ra+va)/100              | 3,E+08   |
| fa                          | 7,79E+09 |
| x                           | y        |
| 0                           | 1,67E+10 |
| 20                          | 2,33E+10 |
| 40                          | 2,99E+10 |
| 60                          | 3,64E+10 |
| 80                          | 4,30E+10 |
| 100                         | 4,96E+10 |

**PRARANCANGAN PABRIK BUTYL ASETAT DARI BUTANOL DAN ASAM ASETAT  
KAPASITAS 125.000 TON/TAHUN**



| KODE  | KETERANGAN     |
|-------|----------------|
| P-11  | Pump           |
| P101  | Pump           |
| P102  | Pump           |
| P103  | Pump           |
| P111  | Pump           |
| P112  | Pump           |
| P113  | Pump           |
| P114  | Pump           |
| P115  | Pump           |
| P116  | Pump           |
| P117  | Pump           |
| P118  | Pump           |
| P119  | Pump           |
| P120  | Pump           |
| P121  | Pump           |
| P122  | Pump           |
| P123  | Pump           |
| P124  | Pump           |
| P125  | Pump           |
| P126  | Pump           |
| P127  | Pump           |
| P128  | Pump           |
| E-101 | Vapor          |
| E-102 | Vapor          |
| E-103 | Vapor          |
| E-104 | Vapor          |
| E-105 | Vapor          |
| E-106 | Vapor          |
| E-107 | Vapor          |
| E-108 | Vapor          |
| E-109 | Vapor          |
| E-110 | Vapor          |
| E-111 | Vapor          |
| E-112 | Vapor          |
| E-113 | Vapor          |
| E-114 | Vapor          |
| E-115 | Vapor          |
| E-116 | Vapor          |
| E-117 | Vapor          |
| E-118 | Vapor          |
| E-119 | Vapor          |
| E-120 | Vapor          |
| E-121 | Vapor          |
| S-101 | Mixer          |
| S-102 | Mixer          |
| S-103 | Reactor        |
| S-104 | Reactor        |
| S-105 | Reactor        |
| S-106 | Reactor        |
| S-107 | Reactor        |
| S-108 | Reactor        |
| S-109 | Reactor        |
| S-110 | Reactor        |
| S-111 | Reactor        |
| S-112 | Reactor        |
| S-113 | Reactor        |
| S-114 | Reactor        |
| S-115 | Reactor        |
| S-116 | Reactor        |
| S-117 | Reactor        |
| S-118 | Reactor        |
| S-119 | Reactor        |
| S-120 | Reactor        |
| H-101 | Heat Exchanger |
| H-102 | Heat Exchanger |
| H-103 | Heat Exchanger |
| H-104 | Heat Exchanger |
| H-105 | Heat Exchanger |
| H-106 | Heat Exchanger |
| H-107 | Heat Exchanger |
| H-108 | Heat Exchanger |
| H-109 | Heat Exchanger |
| H-110 | Heat Exchanger |
| H-111 | Heat Exchanger |
| H-112 | Heat Exchanger |
| H-113 | Heat Exchanger |
| H-114 | Heat Exchanger |
| H-115 | Heat Exchanger |
| H-116 | Heat Exchanger |
| H-117 | Heat Exchanger |
| H-118 | Heat Exchanger |
| H-119 | Heat Exchanger |
| H-120 | Heat Exchanger |
| V-101 | Arsen          |
| V-102 | Vapor          |
| V-103 | Vapor          |
| V-104 | Vapor          |

