

МІНІСТЕРСТВО ОСВІТИ І НАУКИ УКРАЇНИ  
СУМСЬКИЙ ДЕРЖАВНИЙ УНІВЕРСИТЕТ  
ФАКУЛЬТЕТ ТЕХНІЧНИХ СИСТЕМ ТА ЕНЕРГОЕФЕКТИВНИХ  
ТЕХНОЛОГІЙ

Кафедра хімічної інженерії

ЗАТВЕРДЖУЮ  
Зав. кафедри

\_\_\_\_\_

підпис, дата

## Кваліфікаційна робота магістра

зі спеціальності 133 "Галузеве машинобудування"  
освітня програма "Обладнання хімічних виробництв  
і підприємств будівельних матеріалів"

Тема роботи: Дільниця очистки димових газів ТЕС.

Розробити та модернізувати абсорбційну колону

Виконав:

студент групи ХМ.м-11

Єсипчук Симеон Сергійович

\_\_\_\_\_

підпис

Залікова книжка

№ 21510161

Кваліфікаційна робота магістра

захищена на засіданні ЕК

з оцінкою \_\_\_\_\_

" \_\_\_\_ " \_\_\_\_\_ 20 \_\_\_\_ р.

Керівник:

канд. техн. наук, стар. викл.

Скиданенко Максим Сергійович

\_\_\_\_\_

підпис, дата

**Підпис голови**

(заступника голови) комісії

\_\_\_\_\_

# ЗМІСТ

Вступ.....	4
1 АНАЛІЗ ЛІТЕРАТУРНИХ ДЖЕРЕЛ .....	6
2 ТЕХНОЛОГІЧНА ЧАСТИНА.....	11
2.1 Опис технологічної схеми виробництва .....	11
2.2 Теоретичні основи процесу .....	12
2.3 Опис конструкції проектного апарата .....	15
2.4 Технологічні розрахунки та визначення конструктивних розмірів апарата .....	19
2.5 Гідравлічні розрахунки .....	34
2.6 Вибір допоміжного обладнання .....	37
3 ПРОЕКТНО-КОНСТРУКТОРСЬКА ЧАСТИНА .....	42
3.1 Вибір конструкційних матеріалів .....	43
3.2 Розрахунки на міцність та стійкість .....	45
4 БУДІВЕЛЬНО-МОНТАЖНА ЧАСТИНА .....	57
4.1 Обґрунтування компонування основного та допоміжного обладнання..	57
4.2 Проведення монтажних та ремонтних робіт основного технологічного обладнання .....	59
5 АВТОМАТИКА ТА АВТОМАТИЗАЦІЯ ТЕХНОЛОГІЧНОГО ПРОЦЕСУ..	63
5.1 Опис контрольованих параметрів під час проведення технологічного процесу .....	63
5.2 Розроблення системи автоматизованого керування роботою обладнання..	64
6 ОХОРОНА ПРАЦІ ТА ДОВКІЛЛЯ .....	67
6.1 Аналіз небезпечних та шкідливих факторів виробництва .....	67
6.2 Розрахунок потенційно небезпечного фактора .....	69
ВИСНОВКИ ТА РЕКОМЕНДАЦІЇ.....	72
СПИСОК ЛІТЕРАТУРИ.....	72

					<i>XI.A.00.00.00 ПЗ</i>		
Изм.	Лист	№ докум.	Підпись	Дата			
Разраб.		Есепчук			Лит.	Лист	Листов
Провер.		Скиданенко			3	106	
Реценз.					<i>XM.m-11</i>		
Н. Коштр.							
Утверд.							





















Іноді газ, що розчиняється, вступає в хімічну реакцію безпосередньо з самим розчинником. Процес, що супроводжується хімічною реакцією між компонентом, що поглинається, і абсорбентом, називають хімічною абсорбцією (хемосорбція). При хемосорбції компонент, що абсорбується, вступає в хімічну реакцію з поглиначем, утворюючи нові хімічні сполуки в рідкій фазі.

Абсорбція представляє процес хімічної технології, що включає масоперенос між газоподібним компонентом і рідким розчинником, який здійснюється в апараті для контактування газу з рідиною. Апарати, у яких здійснюють процес абсорбції, називають абсорбери. Абсорбція - найпоширеніший процес очищення газових сумішей у багатьох галузях, наприклад, у хімічній промисловості.

Перебіг абсорбційних процесів характеризується статикою та кінетикою. Статика абсорбції, тобто. рівновага між рідкою та газовою фазами, визначає стан, який встановлюється при досить тривалому зіткненні фаз. Кінетика (швидкість) абсорбції визначається рушійною силою процесу, тобто. ступенем відхилення системи стану рівноваги, властивостями поглинача, компонента і інертного газу, і навіть способом дотику фаз.

При абсорбції відбувається взаємодія між газом та розчином, в якому міститься речовина, що реагує з цим газом. Іноді газ, що розчиняється, реагує безпосередньо з самим розчинником. Дослідницькі дані щодо розчинності газів у рідинах наведені у довідниках. Коли концентрація розчиненого газу мала, а температура та тиск далекі від критичних значень, рівновага в системах газ – рідина визначається законом Генрі:

$$P_a^* = E \cdot X_a \quad (1.1)$$

де  $P_a^*$  – парціальний тиск речовини у газовій суміші;

$E$  – константа Генрі;

$X_a$  – мольна частка речовини в абсорбенті.

										Лист
										13
Изм.	Лист	№ докум.	Подпись	Дата						











фаз на тарілках зазвичай встановлюють значне число ковпачків, що розташовані на невеликій відстані один від одного.

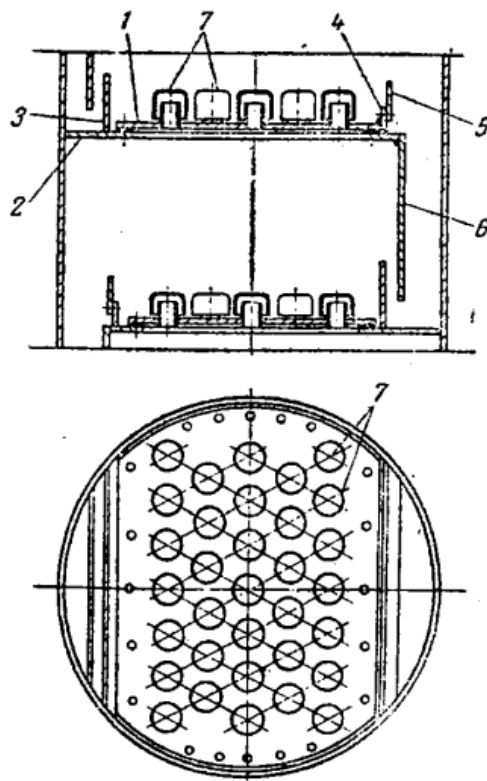


Рисунок 6. Колпачкова тарілка з діаметральним переливом:

1- диск; 2 – опорний лист; 3 – приймальний лист; 4 – зливний поріг;  
5 – змінна гребінка; 6 – перегородка; 7 – ковпачки

Тарілка з діаметральним переливом рідини (рис.6) являє собою зрізаний з двох сторін диск /, встановлений на опорному листі 2. З одного боку тарілка обмежена приймальним порогом 3, а з іншого - зливним порогом 4 зі змінним гребінцем 5, за допомогою якої регулюється рівень рідини на тарілці. У тарілці цієї конструкції периметр зливу збільшений шляхом заміни зливних трубок сегментоподібними отворами, обмеженими перегородками 6, що знижує спінювання рідини при її переливі.

Изм.	Лист	№ докум.	Подпись	Дата

XI.A.00.00.00 ПЗ

Лист

18







Відносна масова концентрація  $\text{SO}_2$  у суміші на виході з колони:

$$\bar{y}_k = \frac{\Delta M_k}{G_{\text{пов}}} = \frac{0,026}{1,96} = 0,013 \frac{\text{кг SO}_2}{\text{кг пов}} \quad (2.17)$$

Відносна мольна концентрація ( $\text{SO}_2$ ) у суміші на виході з колони:

$$y_k = \bar{y}_k \cdot \frac{M_{\text{сум}}}{M_{\text{SO}_2}} = 0,013 \cdot \frac{32,15}{64} = 0,0065 \frac{\text{кмоль SO}_2}{\text{кмоль пов}} \quad (2.18)$$

Побудова рівноважної й робочої ліній процесу.

Відносна мольна частка компонента, який поглинається, у рідині, що перебуває в рівновазі з вихідною сумішшю, визначається по залежності, отриманої на основі спільного розв'язання рівнянь, які виражають закони Генрі й Дальтона:

$$X_{\text{кр}} = y_n \cdot \frac{P}{E} = 0,11 \cdot \frac{1,8 \cdot 10^5}{3,6 \cdot 10^6} = 0,0055 \frac{\text{кмоль SO}_2}{\text{кмоль пов}} \quad (2.19)$$

де  $E$  – коефіцієнт Генрі, що залежить від температури.

$E = 0,027 \cdot 10^6 \text{ мм.рт.ст} = 0,027 \cdot 133,3 \cdot 10^6 = 3,6 \cdot 10^6 \text{ Па}$  – коефіцієнт Генрі для  $\text{SO}_2$  при  $t = 40 \text{ }^\circ\text{C}$ . [4, табл. XLI].

Рівноважна відносна масова частка компонента, що поглинається, на виході апарата:

$$\bar{X}_{\text{кр}} = X_{\text{кр}} \cdot \frac{M_{\text{SO}_2}}{M_{\text{H}_2\text{O}}} = 0,0055 \cdot \frac{64}{18} = 0,02 \frac{\text{кг SO}_2}{\text{кг H}_2\text{O}} \quad (2.20)$$

де  $M_{\text{H}_2\text{O}} = 18 \frac{\text{кг}}{\text{кмоль}}$  – мольна маса води

										Лист
Изм.	Лист	№ докум.	Подпись	Дата						22



і точку В с координатами  $\left( \bar{X}_k = 0,018 \frac{\text{кг SO}_2}{\text{кг H}_2\text{O}}; \bar{Y}_H = 0,22 \frac{\text{кг SO}_2}{\text{кг пов}} \right)$

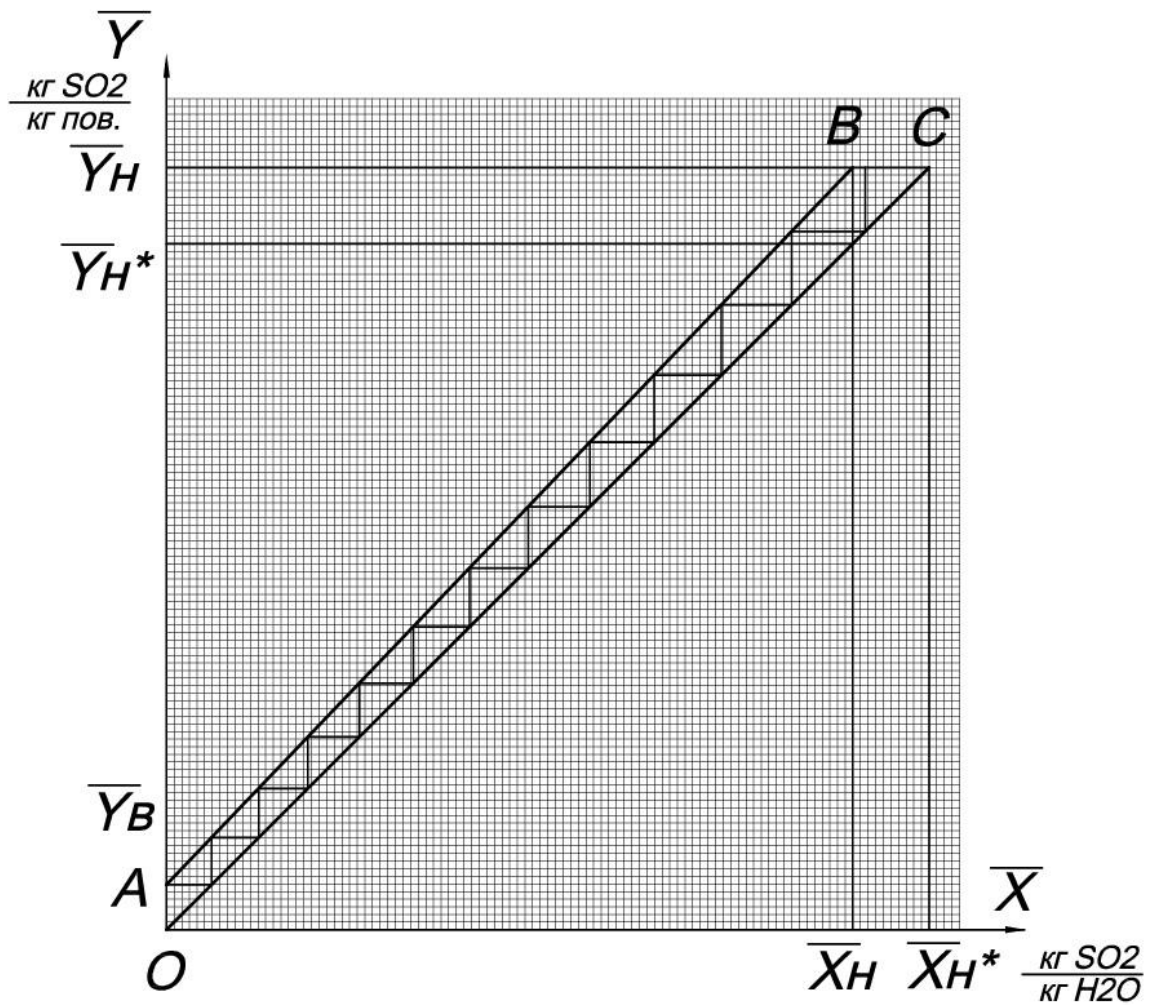


Рисунок 7. Робоча та рівноважна лінії процесу масопередачі з газової фази в рідку

### Розрахунок витрати абсорбенту

Знаходимо мінімальні та робочий витрати абсорбенту:

$$l_{\min} = \frac{\bar{Y}_H - \bar{Y}_k}{\bar{X}_{кр}} = \frac{0,22 - 0,013}{0,02} = 10,35 \frac{\text{кг(H}_2\text{O)}}{\text{кг(газ.сум)}} \quad (2.23)$$

$$l_{\text{роб}} = \frac{\bar{Y}_H - \bar{Y}_k}{\bar{X}_p} = \frac{0,22 - 0,013}{0,018} = 11,5 \frac{\text{кг(H}_2\text{O)}}{\text{кг(газ.сум)}} \quad (2.24)$$

Изм.	Лист	№ докум.	Подпись	Дата

Загальна витрата абсорбенту в колоні:

$$L_X = l_{\text{роб}} \cdot G_{\text{пов}} = 11,5 \cdot 1,96 = 22,54 \frac{\text{кг}}{\text{с}} \quad (2.25)$$

Розрахунок середньої рушійної сили.

Розраховуємо середню рушійну силу для газової фази:

$$\Delta \bar{Y}_{\text{сеп}} = \frac{\Delta \bar{Y}_H - \Delta \bar{Y}_K}{\ln \frac{\Delta \bar{Y}_H}{\Delta \bar{Y}_K}} \quad (2.26)$$

де  $\Delta \bar{Y}_H, \Delta \bar{Y}_K$  – рушійна сила внизу й угорі абсорбера відповідно.

Визначаємо за додатком 1 при  $\bar{X}_K = 0,018 \frac{\text{кг SO}_2}{\text{кг H}_2\text{O}}$   $\bar{Y}_{\text{нр}} = 0,198 \frac{\text{кг SO}_2}{\text{кг пов}}$

$$\Delta \bar{Y}_H = \bar{Y}_H - \bar{Y}_{\text{нр}} = 0,22 - 0,198 = 0,022 \frac{\text{кг SO}_2}{\text{кг пов}} \quad (2.27)$$

$$\Delta \bar{Y}_K = \bar{Y}_K - \bar{Y}_{\text{кр}} = 0,013 - 0 = 0,013 \frac{\text{кг SO}_2}{\text{кг пов}} \quad (2.28)$$

$$\Delta \bar{Y}_{\text{сеп}} = \frac{0,022 - 0,013}{\ln \frac{0,022}{0,013}} = 0,01711 \frac{\text{кг SO}_2}{\text{кг пов}} \quad (2.29)$$

Загальне число одиниць переносу:

$$N_{\text{оу}} = \frac{\bar{Y}_H - \bar{Y}_K}{\Delta \bar{Y}_{\text{сеп}}} = \frac{0,22 - 0,013}{0,01711} = 12 \quad (2.30)$$

Розрахунок швидкості газу й діаметра абсорбера.

									Лист
									25
Изм.	Лист	№ докум.	Подпись	Дата					



Швидкість газу в абсорбері розраховуємо за формулою:

$$w_p = C \cdot \sqrt{\frac{\rho_x}{\rho_y}} \quad (2.31)$$

де коефіцієнт  $C = 0,042$

Приймаємо відстань між ковпачковими тарілками  $H_T = 400$  мм.

$\rho_x = 998 \frac{\text{кг}}{\text{м}^3}$  – густина води при  $t = 20\text{C}$ .

$\rho_y = 2,4 \frac{\text{кг}}{\text{м}^3}$  – густина газової суміші в робочих умовах.

Тоді

$$w_p = 0,042 \cdot \sqrt{\frac{998}{2,4}} = 0,86 \frac{\text{м}}{\text{с}} \quad (2.32)$$

Діаметр абсорбера розраховуємо за формулою:

$$D_a = \sqrt{\frac{V_z}{0,785 \cdot w_p}} = \sqrt{\frac{1,05}{0,785 \cdot 0,86}} = 1,247 \text{ м}$$

де  $V_T$  – витрата газової суміші в робочих умовах.

Остаточно приймаємо діаметр колони:  $D_k = 1200$  мм.

Уточнюємо робочу швидкість газу:

$$w_z = \frac{V_z}{0,785 \cdot D_k^2} = \frac{1,05}{0,785 \cdot 1,2^2} = 0,88 \frac{\text{м}}{\text{с}} \quad (2.34)$$

При розрахованому діаметрі колони  $D_k = 1200$  мм вибираємо по рекомендаціях [3] вибираємо тарілку типу ТСК-Р

					<i>XI.A.00.00.00 ПЗ</i>	Лист
Изм.	Лист	№ докум.	Подпись	Дата		26

Вільний перетин колони	$F_k = 1,13 \text{ м}^2$ .
Довжина лінії барботажу	$L_{\delta} = 12,3 \text{ м}$ .
Периметр зливу	$L_c = 818 \text{ мм}$ .
Перетин переливу	$f_{\text{пер}} = 0,099 \text{ м}^2$ .
Вільний перетин тарілки	$F_c = 0,129 \text{ м}^2$ .
Відносна площа проходу парів	11,4 %.
Діаметр ковпачка	$d = 100 \text{ мм}$ .
Кількість ковпачків	$n = 39 \text{ шт}$ .
Крок ковпачків	$t = 140 \text{ мм}$ .

Розрахунок числа тарілок графічним методом.

Розраховуємо середній ККД тарілки  $\eta_0$  за критеріальною формулою для ковпачкових тарілок:

$$\eta_0 = 0,068 \cdot K_1^{0,1} \cdot K_2^{0,115} \quad (2.35)$$

де  $K_1$  й  $K_2$  – безрозмірні комплекси.

$$K_1 = \frac{w_r \cdot h_{\text{пр}} \cdot \rho_{\text{SO}_2}}{S_{\text{св}} \cdot \rho_{\text{ж}} \cdot D_{\text{ох}}} = \frac{0,88 \cdot 0,015 \cdot 4,8}{0,08 \cdot 998 \cdot 1,7 \cdot 10^{-9}} = 466816 \quad (2.36)$$

$S_{\text{св}} = 0,08 \text{ м}^2$  – відносна площа вільного перерізу тарілки. [3], стор. 213, дод. 5.2

$h_{\text{пр}} = 0,015 \text{ м}$  – висота прорізи в ковпачку; [3], стор. 213, дод. 5.2

$D_{\text{ох}}$  - значення коефіцієнта молекулярної дифузії у воді  $\text{SO}_2$

$w_r$  - швидкість газу.

					<i>XI.A.00.00.00 ПЗ</i>	Лист
Изм.	Лист	№ докум.	Подпись	Дата		27

Визначаємо числові значення коефіцієнта молекулярної дифузії у воді SO<sub>2</sub> при t = 20 °C  $D_{\text{oxSO}_2} = 1,7 \cdot 10^{-9} \text{ м}^2/\text{с}$ .

$$K_2 = \frac{\sigma}{w \cdot \rho_{\text{ж}} \cdot D_{\text{ox}}} \quad (2.37)$$

$\sigma = 72,8 \cdot 10^{-3} \frac{\text{Н}}{\text{м}}$  – зусилля поверхневого натягу води при t = 20 °C;

$$K_2 = \frac{72,8 \cdot 10^{-3}}{0,88 \cdot 998 \cdot 1,7 \cdot 10^{-9}} = 48800 \quad (2.38)$$

$$\eta_0 = 0,068 \cdot (466816)^{0,1} \cdot (48800)^{0,115} = 0,87 \quad (2.39)$$

За діаграмою (додаток А) розраховуємо число тарілок  $n_{\text{т}} = 12$  шт.

Дійсне число тарілок розраховуємо за формулою:

$$n_{\text{д}} = \frac{n_{\text{т}}}{\eta_0} = \frac{12}{0,87} = 14 \text{ шт} \quad (2.40)$$

Розрахунок числа тарілок кінематичним методом.

Розрахунок абсорбера проводимо по модифікованому рівнянню масопередачі:

$$M = K_{\text{xf}} \cdot F \cdot \Delta \bar{X}_{\text{сер}} = K_{\text{yf}} \cdot F \cdot \Delta \bar{Y}_{\text{сер}} \quad (2.41)$$

Коефіцієнт масопередачі  $K_{\text{yf}}$  розраховується за рівнянням адитивності фазових дифузійних опорів:



$$\Delta P_{\sigma} = \frac{2 \cdot 72,8 \cdot 10^{-3} \cdot (0,015 + 0,008)}{0,015 \cdot 0,008} = 27,91 \text{ Па}$$

Статичний опір шару рідини:

$$\Delta P_{\text{ст}} = \rho_{\text{пн}} \cdot g \cdot (H_{\text{пн}} - 0,5 \cdot h_{\text{пр}}) \quad (2.46)$$

де  $\rho_{\text{пн}} = 500 \frac{\text{кг}}{\text{м}^3}$  – густина піни;

$H_{\text{пн}}$  – висота піни, м.

Висота піни розраховується за рівнянням:

$$H_{\text{пн}} = \frac{(h_{\text{п}} + \Delta - h_{\text{св}}) \cdot (f_{\text{т}} - F_{\text{к}}) \cdot \rho_{\text{ж}} + h_{\text{св}} \cdot f_{\text{т}} \cdot \rho_{\text{пн}} + (h_{\text{к}} - h_{\text{св}}) \cdot F_{\text{к}} \cdot \rho_{\text{пн}}}{f_{\text{т}} \cdot \rho_{\text{пн}}} \quad (2.47)$$

де  $f_{\text{т}} = 0,93 \text{ м}^2$  – робоча площа тарілки;

$F_{\text{к}}$  – площа, яку займають ковпачки;

$h_{\text{к}} = 0,05 \text{ м}$  – висота ковпачка;

$h_{\text{св}} = 0,004 \text{ м}$  – висота шару світлої рідини;

$h_{\text{п}} = 0,04 \text{ м}$  – висота переливу;

$\Delta$  – висота шару рідини над переливом.

$$F_{\text{к}} = 0,785 \cdot d_{\text{к}}^2 \cdot n \quad (2.48)$$

де  $d_{\text{к}} = 100 \text{ мм}$  – діаметр ковпачків;

$n = 39 \text{ шт}$  – кількість ковпачків.

$$F_{\text{к}} = 0,785 \cdot 0,10^2 \cdot 39 = 0,31 \text{ м}^2$$

$$\Delta = 0,68 \cdot \frac{V_{\text{ж}}}{\Pi} \quad (2.49)$$

де  $V_{\text{ж}}$  – об'ємна витрата рідини.

									Лист
									30
Изм.	Лист	№ докум.	Подпись	Дата	XI.A.00.00.00 ПЗ				

$$V_{жс} = \frac{L}{\rho_{жс}} \quad (2.50)$$

$$V_{жс} = \frac{22,54}{998} = 0,023 \frac{\text{м}^3}{\text{с}}$$

$\Pi = 0,818 \text{ м}$  – периметр зливу.

$$\Delta = 0,68 \cdot \frac{0,023}{0,818} = 0,019 \text{ м}$$

$$H_{пн} = \frac{(0,04 + 0,019 - 0,004) \cdot (0,818 - 0,31) \cdot 998 + 0,004 \cdot 0,93 \cdot 500 + (0,05 - 0,004) \cdot 0,31 \cdot 500}{0,93 \cdot 500} =$$

$$= 0,09 \text{ м}$$

$$\Delta P_{ст} = 500 \cdot 9,81 \cdot (0,09 - 0,5 \cdot 0,015) = 405 \text{ Па}$$

Гідравлічний опір шару рідини на тарілці:

$$\Delta P_{ж} = 27,91 + 405 = 433 \text{ Па}$$

Тоді коефіцієнт масовіддачі в газовій фазі для ковпачкових тарілок розраховується за рівнянням:

$$\beta_y = 0,01 \cdot 0,88^{1,32} \cdot 433 = 3,66 \text{ кг/м}^2 \cdot \text{с}$$

Розрахунки коефіцієнта масовіддачі в рідкій фазі

Тоді коефіцієнт масовіддачі в рідкій фазі для ковпачкових тарілок розраховується за рівнянням:

$$\beta_{жс} = 0,075 \cdot w^{0,79} \cdot \Delta P_{жс} \quad (2.51)$$

$$\beta_{жс} = 0,075 \cdot 1,05^{0,79} \cdot 433 = 29,36 \text{ кг/м}^2 \cdot \text{с} \quad (2.52)$$

					<i>XI.A.00.00.00 ПЗ</i>	<i>Лист</i>
<i>Изм.</i>	<i>Лист</i>	<i>№ докум.</i>	<i>Подпись</i>	<i>Дата</i>		31

## Визначення коефіцієнта масопередачі

$$K_y = \frac{1}{\frac{1}{\beta_{yf}} + \frac{m}{\beta_{xf}}} \quad (2.53)$$

де  $m$  – тангенс кута нахилу лінії рівноваги.

$$m = \frac{E}{P} \quad (2.54)$$

$E = 0,027 \cdot 10^6 \text{ мм.рт.ст} = 0,027 \cdot 133,3 \cdot 10^6 = 3,6 \cdot 10^6 \text{ Па}$  – коефіцієнт Генрі для  $\text{SO}_2$  при  $t = 20 \text{ }^\circ\text{C}$ .

$$m = \frac{3,6 \cdot 10^6}{1,8 \cdot 10^5} = 20 \quad (2.55)$$

$$K_{yf} = \frac{1}{\frac{1}{3,66} + \frac{20}{29,36}} = 2,15 \left( \frac{\text{кг}}{\text{м}^2 \cdot \text{с}} \right) \quad (2.56)$$

Розрахунок числа тарілок.

Сумарна поверхня тарілок розраховується за рівнянням:

$$F = \frac{\Delta M}{K_{yf} \cdot \Delta \bar{Y}_{\text{сеп}}} = \frac{0,4}{2,15 \cdot 0,01711} = 10,87 \text{ м}^2 \quad (2.57)$$

Кількість тарілок розраховуємо за наступною формулою:

$$n_d = \frac{F}{f} \quad (2.58)$$

де  $f = 0,93 \text{ м}^2$  - робоча поверхня ковпачкової тарілки.

									Лист
Изм.	Лист	№ докум.	Подпись	Дата				XI.A.00.00.00 ПЗ	32





Приймаємо  $d_r = 325$  мм.

Діаметр патрубку для введення рідини:

$$d_{\text{ж}} = \sqrt{\frac{V_x}{0,785 \cdot w_{\text{ж}}}} \quad (2.63)$$

де  $w_{\text{ж}} = 1,5 \frac{\text{м}}{\text{с}}$  – швидкість рідини в штуцері.

$$V_x = \frac{L_x}{\rho_x} = \frac{22,54}{998} = 0,023 \frac{\text{м}^3}{\text{с}} \quad (2.64)$$

$$d_{\text{ж}} = \sqrt{\frac{0,023}{0,785 \cdot 1,5}} = 0,138 \text{ м} \quad (2.65)$$

Приймаємо  $d_{\text{ж}} = 140$  мм.

## 2.5 Гідравлічні розрахунки

Гідравлічний опір шару рідини на тарілці:

$$\Delta P_{\text{ж}} = \Delta P_{\sigma} + \Delta P_{\text{ст}} \quad (2.66)$$

де  $\Delta P_{\sigma}$  – опір, викликуване силами поверхневого натягу, Па;

$\Delta P_{\text{ст}}$  – статичний опір шару рідини, Па.

Опір, викликуваний силами поверхневого натягу, розраховується за формулою:

$$\Delta P_{\sigma} = \frac{2 \cdot \sigma \cdot (h_{\text{пр}} + S_{\text{пр}})}{h_{\text{пр}} \cdot S_{\text{пр}}} \quad (2.67)$$

де  $\sigma = 72,8 \cdot 10^{-3} \frac{\text{Н}}{\text{м}}$  – поверхневий натяг води при  $t = 20$  °С;

									Лист
									34
Изм.	Лист	№ докум.	Подпись	Дата					

$h_{\text{пр}} = 0,015\text{м}$  – висота прорізу в ковпачку; [3]

$S_{\text{пр}} = 0,008\text{м}$  – ширина прорізу в ковпачку. [3]

$$\Delta P_{\sigma} = \frac{2 \cdot 72,8 \cdot 10^{-3} \cdot (0,015 + 0,008)}{0,015 \cdot 0,008} = 27,91 \text{ Па}$$

Статичний опір шару рідини:

$$\Delta P_{\text{ст}} = \rho_{\text{пн}} \cdot g \cdot (H_{\text{пн}} - 0,5 \cdot h_{\text{пр}}) \quad (2.68)$$

де  $\rho_{\text{пн}} = 500 \frac{\text{кг}}{\text{м}^3}$  – густина піни; [3]

$H_{\text{пн}}$  – висота піни, м.

Висота піни розраховується за рівнянням:

$$H_{\text{пн}} = \frac{(h_{\text{п}} + \Delta - h_{\text{св}}) \cdot (f_{\text{т}} - F_{\text{к}}) \cdot \rho_{\text{ж}} + h_{\text{св}} \cdot f_{\text{т}} \cdot \rho_{\text{пн}} + (h_{\text{к}} - h_{\text{св}}) \cdot F_{\text{к}} \cdot \rho_{\text{пн}}}{f_{\text{т}} \cdot \rho_{\text{пн}}} \quad (2.69)$$

де  $f_{\text{т}} = 0,93 \text{ м}^2$  – робоча площа тарілки; [6], табл. А.7

$F_{\text{к}}$  – площа, яку займають ковпачки;

$h_{\text{к}} = 0,05 \text{ м}$  – висота ковпачка;

$h_{\text{св}} = 0,004 \text{ м}$  – висота шару світлої рідини;

$h_{\text{п}} = 0,04 \text{ м}$  – висота переливу;

$\Delta$  – висота шару рідини над переливом.

$$F_{\text{к}} = 0,785 \cdot d_{\text{к}}^2 \cdot n \quad (2.70)$$

де  $d_{\text{к}} = 100 \text{ мм}$  – діаметр ковпачків;

$n = 39 \text{ шт}$  – кількість ковпачків.

$$F_{\text{к}} = 0,785 \cdot 0,10^2 \cdot 39 = 0,31 \text{ м}^2$$

										Лист
Изм.	Лист	№ докум.	Подпись	Дата						35



$$\Delta P_c = \xi \frac{w_{\Gamma}^2 \cdot \rho_y}{2 \cdot F_c^2} \quad (2.78)$$

де  $\xi = 5,0$  – коефіцієнт опір сухої ковпачкової тарілки;

$F_c = 0,129 \text{ м}^2$  – вільний перетин тарілки.

$$\Delta P_c = 5 \cdot \frac{0,88^2 \cdot 2,4}{2 \cdot 0,129^2} = 55,84 \text{ Па} \quad (2.79)$$

$$\Delta P = 55,84 + 433 = 489 \text{ Па}$$

Повний гідравлічний опір абсорбера:

$$\Delta P_a = 14 \cdot 489 = 6846 \text{ Па} \quad (2.80)$$

## 2.6 Вибір допоміжного обладнання

### Насос для перекачування води

Підбираємо насос для перекачування води при температурі  $20^\circ\text{C}$  у ємність з апарату працюючого під тиском  $0,1 \text{ МПа}$ . Витрата води  $0,023 \text{ м}^3/\text{с}$ . Геометрична висота підйому води на  $13 \text{ м}$ . Довжина трубопроводу на лінії всмоктування  $10 \text{ м}$ , на лінії нагнітання  $40 \text{ м}$ . На линини нагнітання знаходяться  $5$  відводів під кутом  $90^\circ$  з радіусом повороту, що дорівнює  $6$  діаметрам труби. На всмоктуючій ділянці трубопроводу встановлено прямоточний вентиль .

Перевірити можливість установки насосу на висоті  $4 \text{ м}$  над рівнем води у ємності.

#### а) Вибір трубопроводу

Для всмоктуючого та нагнітаючого трубопроводу приймаємо однакову швидкість швидкість течії води, рівною  $2 \text{ м/с}$ . Тоді діаметр по формулі (1.8) [2 стор.10] дорівнює:

$$d = \sqrt{4 \cdot Q / \pi \cdot \omega} \quad (2.81)$$

де  $Q$  – витрата води  $\text{м}^3/\text{с}$ ,  $\omega$  – швидкість руху води у трубопроводі  $\text{м/с}$ .

										Лист
Изм.	Лист	№ докум.	Подпись	Дата						37

$$d = \sqrt{4 \cdot 0,023 / 3,14 \cdot 2} = 0,121 \text{ м}$$

Приймаємо, що трубопровід сталевий, корозія незначна.

б) Визначення витрат на тертя і місцевий опір.

Знаходимо критерій Рейнольдса:

$$Re = \frac{\omega \cdot d \cdot \rho}{\mu} \quad (2.82)$$

$$Re = \frac{2 \cdot 0,121 \cdot 998}{1,005 \cdot 10^{-3}} = 240000$$

тобто режим турбулентний. Абсолютну шорсткість трубопроводу приймаємо

$$\Delta = 2 \cdot 10^{-4} \text{ м. Тоді:}$$

$$e = \Delta / d \quad (2.83)$$

$$e = 2 \cdot 10^{-4} / 0,121 = 0,0016$$

Далі маємо:

$$\frac{1}{e} = \frac{1}{0,0016} = 625$$

$$560 \frac{1}{e} = 560 \frac{1}{0,0016} = 350000$$

$$10 \frac{1}{e} = 10 \frac{1}{0,0016} = 6250$$

Звідки:  $6250 < Re < 350000$

Таким чином у трубопроводі має місце змішане тертя і розрахунок  $\lambda$  потрібно проводити по формулі (1.6) [2 стор.9]:

$$\lambda = 0,11(e + 68/Re)^{0,25} \quad (2.84)$$

$$\lambda = 0,11(0,0016 + 68/240000)^{0,25} = 0,023$$

Визначаємо суму коефіцієнтів місцевих опорів окремо для всмоктуючої та нагнітаючої лінії.

Для всмоктуючої лінії:

1) Вхід у трубу (приймаємо з гострими краями):  $\xi_1=0,5$ ;

2) Прямоточний вентиль для  $d = 0,121$   $\xi=0,498$ , помножуємо на поправочний коефіцієнт  $k=0,925$  отримуємо  $\xi_2 = 0,46$ ;

										Лист
										38
Изм.	Лист	№ докум.	Подпись	Дата	XI.A.00.00.00 ПЗ					

3) Відводи: коефіцієнт  $A=1$ , коефіцієнт  $B=0,09$ ,  $\xi_3=0,09$ ;

Сума коефіцієнтів місцевих опорів у всмоктуючій лінії:

$$\begin{aligned}\sum \xi &= \xi_1 + \xi_2 + \xi_3 & (2.85) \\ \sum \xi &= 0,5 + 0,46 + 0,09 = 1,05\end{aligned}$$

Втрачений напір у всмоктуючій лінії знаходимо по формулі (1.2) [2, стор.9]:

$$\begin{aligned}h_{\pi} &= \left( \lambda \cdot \frac{l}{d_3} + \sum \xi \right) \cdot \frac{\omega^2}{2 \cdot g} & (2.86) \\ h_{\pi, \text{вс}} &= \left( 0,023 \cdot \frac{10}{0,121} + 1,05 \right) \cdot \frac{2^2}{2 \cdot 9,81} = 0,7 \text{ м}\end{aligned}$$

Для нагнітаючої лінії:

- 1) Відводи під кутом  $90^\circ$ :  $\xi_1=0,09$ ;
- 2) Нормальні вентиля: для  $d = 0,121$   $\xi_2=4,1$
- 3) Вихід з труби:  $\xi_3=1$ .

Сума місцевих опорів в нагнітаючій лінії:

$$\sum \xi = 5 \cdot 0,09 + 4,1 + 1 = 5,55$$

Втрачений напір у нагнітаючій лінії:

$$h_{\pi, \text{наг}} = \left( 0,023 \cdot \frac{40}{0,121} + 5,55 \right) \cdot \frac{2^2}{2 \cdot 9,81} = 2,6 \text{ м}$$

Загальні втрати напору:

$$\begin{aligned}h_{\pi} &= h_{\pi, \text{вс}} + h_{\pi, \text{наг}} & (2.87) \\ h_{\pi} &= 0,7 + 2,6 = 3,4 \text{ м}\end{aligned}$$

в) Вибір насосу.

Знаходимо напір насосу по формулі (1.33) [2, стор.12]:

$$H = \frac{p_2 - p_1}{\rho \cdot g} + H_{\Gamma} + h_{\pi} \quad (2.88)$$

де  $p_1$  – тиск у ємкості, з якої перекачується рідина;  $p_2$  – тиск у апараті, у який перекачується рідина;  $H_{\Gamma}$  – геометрична висота підйому рідини;  $\rho$  – густина рідини при  $20^\circ$ .

$$H = \frac{0,1 \cdot 10^6}{998 \cdot 9,81} + 13 + 3,4 = 26,6 \text{ м вод. стовба}$$

										Лист
Изм.	Лист	№ докум.	Подпись	Дата						39







# 3 ПРОЕКТНО КОНСТРУКТОРСЬКА ЧАСТИНА

## 3.1 Вибір конструкційних матеріалів

Характеристика основних матеріалів.

За рекомендацією [1] для водяного розчину  $H_2SO_3$  рекомендується корозійностійка сталь 12X18H10T ГОСТ 5632 – 72. Проникність П = 0,10 мм/рік. При роботі – точкова корозія.

Сталь 12X18H10T – корозійностійка сталь аустенітного класу.

Модуль пружності першого роду  $E = 1,98 \cdot 10^5$  МПа.

Таблиця 1. Хімічний склад сталі, % (ГОСТ 5632-72).

C	Si	Mn	Cr	Ni	Ti	S	P	Cu
не більш						не більш		
0,12	0,8	2,0	17,0÷19,0	9,0÷11,0	0,9÷1,1	0,02	0,035	0,30

Механічні властивості при  $t = 30$  °С.

Межа текучості  $\sigma_i = 225 \div 315$  МПа.

Тимчасова межа міцності  $\sigma_b = 550 \div 650$  МПа.

Відносне подовження  $\delta_5 = 46 \div 74$  %.

Відносна зміна поперечного перерізу  $\psi = 66 \div 80$  %.

Ударна в'язкість  $KCV = 215 \div 372$  Дж /см<sup>2</sup>.

Технологічні властивості.

Температура кування : початку – 1200 °С, кінця – 850 °С. Зварюваність – зварюється без обмежень. Способи зварювання : РДС, ЭШС, КТС із наступною термообробкою.

									Лист
Изм.	Лист	№ докум.	Подпись	Дата					42

XI.A.00.00.00 ПЗ

### Фізичні властивості.

Модуль пружності  $E = 1,98 \cdot 10^5$  МПа.

Густина  $\rho = 7900$  кг/м<sup>3</sup>.

Теплопровідність  $\lambda = 15$  Вт/м·°С.

Лінійне розширення  $\alpha = 16,6 \cdot 10^{-6}$  1/°С.

Теплоємність  $I_c = 462$  Дж/кг·К.

### Призначення.

Зварні посудини та апарати, які працюють у розведених розчинах азотної, фосфорної, оцтової кислот, розчинах лугів та солей. Деталі, які працюють під тиском при  $t = 196 \div 600$  °С, а при наявності агресивних середовищ до  $t = 350$  °С.

Сталь Ст.3сп ГОСТ 380-71 – застосовується для виготовлення деталей і вузлів, які не стикаються із середовищем. Сталь по способу виплавлення спокійна. Вона характеризується гарним розширенням та гарним видаленням сірки й фосфору, що підвищує якісні показники металу. Сталь технологічна в обробці, добре обробляється різанням та тиском. Пластичні властивості сталі високі. Сталь добре зварюється всіма видами зварювання. Сталь нестійка в багатьох агресивних середовищах.

Таблиця 2. Хімічний склад сталі, в %.

C	Mn	Si	Cr	Ni	Cu	V	Mo	Ti	S	P
0,14÷0,22	0,4÷0,66	0,12÷0,3	0,3	0,3	0,3	-	-	-	0,05	0,04

### Механічні властивості при $t = 30$ °С.

Межа текучості  $\sigma_i = 220$  МПа.

Тимчасова межа міцності  $\sigma_b = 445$  МПа.

Відносне подовження  $\delta_5 = 33$  %.

Відносна зміна поперечного перерізу  $\psi = 59$  %.

Ударна в'язкість  $KCV = 154 \text{ Дж/см}^2$ .

### Призначення

Несучі елементи зварних та незварних конструкцій і деталей, які працюють при позитивних температурах. Фасонний і аркушевий прокат (5-й категорії) для несучих елементів зварених конструкцій, які працюють при змінних навантаженнях: при товщині прокату до 25 мм в інтервалі температур від -40 до +425°C; при товщині прокату понад 25 мм - від -20 до +425°C за умови поставки з гарантуємою зварюваністю.

## 3.2 Розрахунки на міцність та стійкість

Розрахунки будемо виконувати за джерелом [8].

Розрахунковий тиск.

Згідно з джерелом [2, стор. 9, табл. 1.2] розрахунковий тиск в апараті:

$$P_R = \max \left\{ \begin{array}{l} 1,5 \cdot P \cdot \frac{[\sigma]_{30}}{[\sigma]} \\ 0,2 \end{array} \right\} = \max \left\{ \begin{array}{l} 1,5 \cdot 0,08 \cdot \frac{184}{184} \\ 0,2 \end{array} \right\} = \max \left\{ \begin{array}{l} 0,12 \\ 0,2 \end{array} \right\} = 0,2 \text{ МПа} \quad (3.1)$$

При технологічних розрахунках тиск абсолютний. При розрахунку товщини розрахунок ведеться на надлишковий тиск. Тому з абсолютного тиску віднімаємо 1 атмосферу. Та отримуємо надлишковий тиск 0,8 атм або 0,08 МПа.

### Допустимі напруження.

Допустиме напруження для сталі 12Х18Н10Т за [8, стор. 58, табл. 7] при розрахунковій температурі:

										Лист
Изм.	Лист	№ докум.	Подпись	Дата						44

$$[\sigma]_{30} = 184 \text{ МПа}$$

Допустиме напруження для матеріалу апарату при гідравлічному випробуванні:

$$[\sigma]_z = \frac{R_{p1.0}^{30}}{n_T} \quad (3.2)$$

де  $R_{p1.0}^{30} = 240 \text{ МПа}$  – напруження, при яких виникає 1% пластичної деформації матеріалу [8, стор. 67, табл. 16];

$n_T = 1,1$  – коефіцієнт запасу міцності для умови гідравлічного випробування.

Допустиме напруження для матеріалу апарату при гідравлічному випробуванні:

$$[\sigma]_r = \frac{240}{1,1} \approx 218 \text{ МПа}$$

Розрахунок товщини обичайки апарату

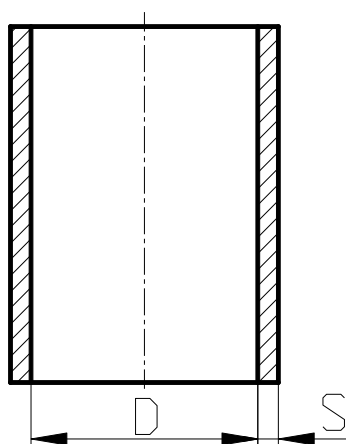


Рисунок 8. Розрахункова схема обичайки корпусу

Внутрішній діаметр обичайки  $D = 1200 \text{ мм}$ .

Розрахунковий тиск в колоні  $P = 0,2 \text{ МПа}$ .

Розрахункова температура  $t_p = 30 \text{ °C}$ .

					<i>XI.A.00.00.00 ПЗ</i>	<i>Лист</i>
<i>Изм.</i>	<i>Лист</i>	<i>№ докум.</i>	<i>Подпись</i>	<i>Дата</i>		45

Матеріал апарата – сталь 12Х18Н10Т.

Товщина стінки обичайки, навантажена внутрішнім надлишковим тиском:

$$S \geq S_p + C, \quad (3.3)$$

$$\text{де } S_p = \frac{p \cdot D}{2 \cdot [\sigma] \cdot \varphi_p - p},$$

де  $C$  – додаток, мм;

$P$  – внутрішній надлишковий тиск, МПа;

$D$  – внутрішній діаметр обичайки, мм;

$[\sigma]$  – допустиме напруження для матеріалу обичайки, МПа;

$\varphi_p$  – коефіцієнт міцності поздовжнього звареного шва обичайки.

Допустиме напруження:

$[\sigma]_{30} = 184$  МПа – при розрахунковій температурі –  $t_p = 30$  °С;

$[\sigma]_r = 218$  МПа – для умов гідравлічного випробування.

Коефіцієнт міцності поздовжнього звареного шва при напівавтоматичному й автоматичному зварюванні  $\varphi_p = 0,9$ .

Додаток:

$$C = C_1 + C_2 + C_3, \quad (3.4)$$

де  $C_1$  – додаток для компенсації корозії, ерозії, мм;

$C_2$  – додаток для компенсації мінусового допуску товщини листа, мм;

$C_3$  – додаток для компенсації утончення листа при технологічних операціях: гнуттю, штампуванню, мм.

									Лист
									46
Изм.	Лист	№ докум.	Подпись	Дата					

XI.A.00.00.00 ПЗ

$$S_P = \frac{0,2 \cdot 1200}{2 \cdot 184 \cdot 0,9 - 0,2} = 0,73 \text{ мм}$$

Додаток:

$$C_1 = 0,5 \text{ мм}; \quad C_2 = 0,8 \text{ мм}; \quad C_3 = 0 \text{ мм}$$

$$\text{Тоді } C = 0,5 + 0,8 + 0 = 1,3 \text{ мм}$$

$$S \geq 0,73 + 1,3 = 2,03 \text{ мм}$$

За рекомендаціями [3, стор. 211] при діаметрі обичайки 1000 – 1800 мм для колонних апаратів приймається товщина стінки  $S = 10 \text{ мм}$ .

Тоді допустимий внутрішній тиск:

$$[P] = \frac{2 \cdot \sigma \cdot \varphi_P \cdot (S - C)}{D + (S - C)} \quad (3.5)$$

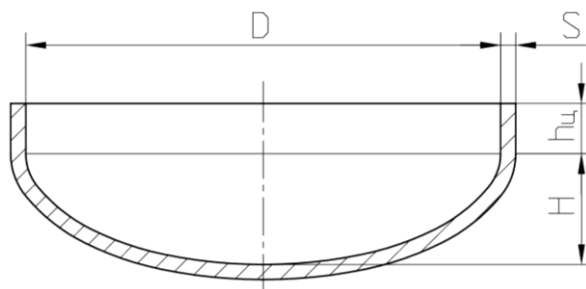
при робочих умовах:

$$[P] = \frac{2 \cdot 184 \cdot 0,9 \cdot (10 - 1,3)}{1200 + (10 - 1,3)} = 2,38 \text{ МПа}$$

при умовах гідравлічного випробування:

$$[P] = \frac{2 \cdot 218 \cdot 0,9 \cdot (10 - 1,3)}{1200 + (10 - 1,3)} = 2,82 \text{ МПа}$$

Розрахунок товщини кришки апарату



Изм.	Лист	№ докум.	Подпись	Дата

XI.A.00.00.00 ПЗ

Лист

47

Рисунок 9. - Розрахункова схема еліптичного днища

Днище еліптичне днище має такі параметри:

Внутрішній діаметр днища  $D = 1200$  мм.

Розрахунковий тиск в колоні  $P = 0,2$  МПа.

Розрахункова температура  $t_p = 30$  °С.

Матеріал апарата – сталь 12Х18Н10Т.

Товщина днища, навантаженого внутрішнім надлишковим тиском:

$$S \geq S_p + C, \quad (3.6)$$

$$\text{де } S_p = \frac{p \cdot R}{2 \cdot [\sigma] \cdot \varphi - 0,5 \cdot p}$$

де  $C$  – додаток, мм;

$P$  – внутрішній надлишковий тиск, МПа;

$R$  – радіус кривизни у вершині днища, мм;

$[\sigma]$  – допустиме напруження для матеріалу днища, МПа;

$\varphi_p$  – коефіцієнт міцності зварених швів днища.

Для стандартного еліптичного днища при  $H/D=0,25$   $R=D$ .

де  $C_1$  – додаток для компенсації корозії, ерозії, мм;

$C_2$  – додаток для компенсації мінусового допуску товщини листа, мм;

					<i>XI.A.00.00.00 ПЗ</i>	<i>Лист</i>
<i>Изм.</i>	<i>Лист</i>	<i>№ докум.</i>	<i>Подпись</i>	<i>Дата</i>		48

$C_3$  – додаток для компенсації утончення листа при технологічних операціях: гнуттю, штампуванню, мм.

$$S_p = \frac{0,2 \cdot 1200}{2 \cdot 184 \cdot 0,9 - 0,5 \cdot 0,2} = 0,72 \text{ мм}$$

Додаток:

$$C_1 = 0,5 \text{ мм}; \quad C_2 = 1,0 \text{ мм}; \quad C_3 = 1,0 \text{ мм}$$

$$\text{Тоді } C = 0,5 + 0,8 + 1,0 = 2,3 \text{ мм}$$

$$S \geq 0,72 + 2,3 = 3,02 \text{ мм}$$

З врахуванням необхідності забезпечення міцності й для забезпечення зварюваності з обичайкою приймаємо  $S = 10$  мм.

Тоді допустимий внутрішній тиск:

$$[P] = \frac{2 \cdot \sigma \cdot \varphi \cdot (S - C)}{D + 0,5 \cdot (S - C)} \quad (3.7)$$

При робочих умовах:

$$[P] = \frac{2 \cdot 184 \cdot 0,9 \cdot (10 - 2,3)}{1200 + 0,5 \cdot (10 - 2,3)} = 2,11 \text{ МПа}$$

При умовах гідровипробування:

$$[P] = \frac{2 \cdot 218 \cdot 0,9 \cdot (10 - 2,3)}{1200 + 0,5 \cdot (10 - 2,3)} = 2,5 \text{ МПа}$$

### Розрахунок опори

Для розрахунку опори розрахуємо максимальну вагу апарата.

Вага порожнього апарата:

					<i>XI.A.00.00.00 ПЗ</i>	<i>Лист</i>
<i>Изм.</i>	<i>Лист</i>	<i>№ докум.</i>	<i>Подпись</i>	<i>Дата</i>		49





Найбільша вага на опорі виникає при гідровипробуванні, коли апарат повністю заповнений рідиною.

Апарат вертикального типу. Тому його встановлюємо на циліндричну опору.

Згідно з [2], стор. 286, табл. 14.9 вибираємо циліндричну опору типу 2.

Основні розміри опорної поверхні опори за табл. 14.10:

$$D = 1200 \text{ мм}, D_1 = 1480 \text{ мм}, D_2 = 1150 \text{ мм}, D_6 = 1360 \text{ мм}$$

Інші розміри по табл. 14.11:

$$S_1 = 8 \text{ мм}, S_2 = 20 \text{ мм}, S_3 = 20 \text{ мм}, d_2 = 35 \text{ мм}, d_6 - M30,$$

число болтів – 8.

Висота опори із креслення  $H = 1500 \text{ мм}$ .

Позначення опори:

Опора 2 – 1200 – 63 – 32 – 1500 ОСТ 26 – 467 – 78

Перевірочний розрахунки опори.

Максимальне наведене навантаження на опору виникає умовах гідровипробування:

$$Q_{\max} = G_r = 0,32 \text{ МН}$$

										Лист
Изм.	Лист	№ докум.	Подпись	Дата						51

XI.A.00.00.00 ПЗ



$[\sigma_0] = 154$  МПа – допустиме напруження для матеріалу опори;

$[\sigma_k] = 184$  МПа – допустиме напруження для матеріалу корпусу.

$$\sigma = \frac{1}{3,14 \cdot 1200 \cdot 8} \cdot (0 + 320000) \leq 0,7 \cdot \min\{154; 184\}$$

$$\sigma = 10,6 \text{ МПа} \leq 107,8 \text{ МПа}$$

Умова міцності зварного шва виконується.

Ширина нижнього опорного кільця:

$$b_1 = 0,5 \cdot (D_1 - D_2) = 0,5 \cdot (1480 - 1150) = 165 \text{ мм} \quad (3.14)$$

Умова використання обраного кільця:

$$b_1 \geq b_{1R} = \frac{1}{\pi \cdot D_{\delta} \cdot [\sigma_{\text{бет}}]} \cdot \left( \frac{4 \cdot M_z}{D_{\delta}} + P_z \right) \quad (3.15)$$

де  $[\sigma_{\text{бет}}] = 8$  МПа – допустиме напруження стиснення для бетону марки 300.

$$b_1 \geq b_{1R} = \frac{1}{3,14 \cdot 1360 \cdot 8} \cdot (0 + 320000)$$

$$165 \text{ мм} > 9,4 \text{ мм}$$

Умова виконується.

Тоді напруження зминання в бетоні:

$$\sigma_{\text{бет}} = [\sigma_{\text{бет}}] \cdot \frac{b_{1R}}{b_1} = 8 \cdot \frac{9,4}{165} = 0,46 \text{ МПа} \quad (3.16)$$

Товщина нижнього опорного кільця:

					<i>XI.A.00.00.00 ПЗ</i>	<i>Лист</i>
<i>Изм.</i>	<i>Лист</i>	<i>№ докум.</i>	<i>Подпись</i>	<i>Дата</i>		53



$$d_{\text{б}} \geq 2,3 \cdot \sqrt{\frac{0,44 \cdot P_x \cdot D_{\text{б}}}{Z_{\text{б}} \cdot [\sigma_{\text{б}}] \cdot D_{\text{б}}}} + C \quad (3.19)$$

$$d_{\text{б}} \geq 2,3 \cdot \sqrt{\frac{0,44 \cdot 320000 \cdot 1360}{8 \cdot 160 \cdot 1360}} + 2 = 26,1 \text{ мм}$$

Приймаємо болти з різьбою М30.

					<i>XI.A.00.00.00 ПЗ</i>	<i>Лист</i>
<i>Изм.</i>	<i>Лист</i>	<i>№ докум.</i>	<i>Подпись</i>	<i>Дата</i>		55

















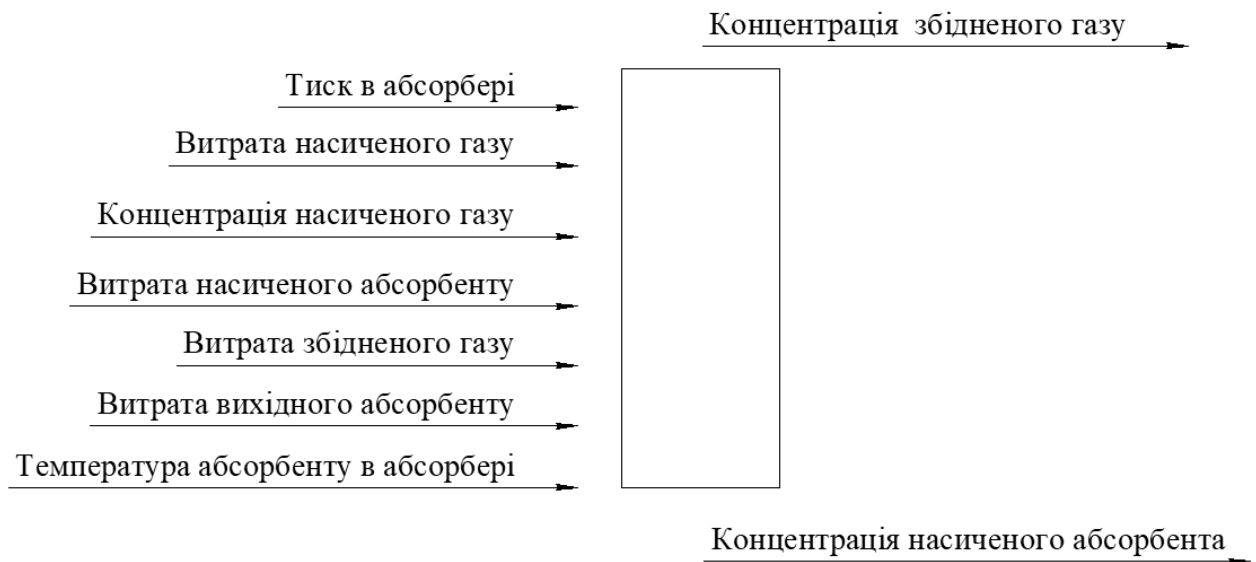


Рисунок 13. Структурна схема

Положення робочої лінії залежить від початкової та кінцевої концентрацій компонента в обох фазах, а положення рівноважної лінії - від температури і тиску в апараті. З цього випливає, що концентрація видобутого компонента в збідненій суміші залежить від його початкових концентрацій в газовій і рідкій фазах, витрати газової суміші, що надходить, від відносної витрати абсорбенту, а також від температури і тиску в адсорбері.[16]

## 5.2 Розроблення системи автоматизованого керування роботою обладнання

Зміна витрати газової суміші та початкових концентрацій видобутого компонента у фазах є вихідні величини попередніх технологічних апаратів, а, отже, являють собою основні обурення процесу абсорбції. Регулюючою дією є витрати свіжого абсорбенту (FRC), обіднього газу та насиченого абсорбенту.

Основними керуючими впливами, що підтримують кількість концентрації компонента (QR), що видобувається в збідненому газі, є зміна витрати свіжого абсорбенту (FR), що здійснюється регулятором витрати. Така схема забезпечує прийнятну якість регулювання тільки при рівномірній подачі вихідного продукту і постійних початкових концентраціях компонента, що видобувається в газовій і рідкій фазах.

					XI.A.00.00.00 ПЗ	Лист
Изм.	Лист	№ докум.	Подпись	Дата		63



Для запобігання проскакуванню газової суміші з абсорбера в лінію насиченого абсорбенту в кубі абсорбера, збирають деяку кількість рідини, рівень якої підтримується регулятором (LRC), керуючим клапаном, встановленим на лінії відведення насиченого абсорбенту в десорбери. Автоматизація цих процесів забезпечує дотримання матеріального балансу абсорбера.

При експлуатації установки контролю підлягають витрати та температури всіх матеріальних потоків, склади вихідної газової суміші та обіднього газу, рівень у кубі абсорбера, тиск та перепад тиску в ньому.[16]

					<i>XI.A.00.00.00 ПЗ</i>	<i>Лист</i>
<i>Изм.</i>	<i>Лист</i>	<i>№ докум.</i>	<i>Подпись</i>	<i>Дата</i>		65







## 6.2 Розрахунок потенційно небезпечного фактора

Захисне заземлення – це заземлення частин електроустановок з метою забезпечення електробезпеки. Захисне заземлення застосовують в електроустановках до 1 кВ змінного струму з ізольованою нейтраллю в трифазних трипровідних мережах із ізольованим виведенням однофазного струму, а також в електроустановках постійного струму з ізольованою середньою точкою при підвищених вимогах безпеки. ін). У таких електроустановках застосовують захисне заземлення у поєднанні з контролем ізоляції мережі та захисним відключенням. Живлення електроустановок за таких умов рекомендують виконувати короткими кабельними або повітряними лініями, для яких ємнісні струми незначні. [17]

У якості штучних заземлювачів застосовують сталеві кутки, що забиваються в землю вертикально, або сталеві некондиційні труби, товщина стінок не менше 3,5 мм і довжина 2,5 – 3 м. Їх забивають вертикально в землю на відстані 2,5 – 3 м один від одного друга та більше. Діаметр труби не має особливого впливу на величину опору розтіканню; найчастіше беруть труби із зовнішнім діаметром 6 см.

Здійснити розрахунок заземлювального пристрою для електроустановок напругою 380 В (насосне обладнання). Грунт - суглинок. Стрижні можна розмістити за контуром цеху, розміри прийняті 24х60 м. Глибина закладення стрижнів від поверхні землі  $H = 0,5$  м.

Рішення згідно ДСТУ 7237:2011 [17]:

Прийmemo як заземлювачі стрижні довжиною  $l_c = 3$  м із сталевих труб  $d = 50$  мм. З'єднання заземлювачів зробимо на зварюванні сталевією смугою шириною  $b = 40$  мм.

Удельное сопротивление грунта с учетом сезонных колебаний влажности для вертикальных стержней, Ом·м

$$\rho_{o.c.} = \psi_B \cdot \rho_o ,$$

										Лист
Изм.	Лист	№ докум.	Подпись	Дата						68



$$R_{II} = (\rho_{c.n.} / 2 \cdot \pi \cdot l_n) \cdot \ln[(2 \cdot l_n^2) / (b \cdot H)] = (300 / 2 \cdot \pi \cdot 168) \cdot \ln[(2 \cdot 168^2) / (0,04 \cdot 0,5)]$$

$$= 0,28 \cdot 14,85 = 4,2$$

Відповідно до [6]  $\eta_c = 0,76$ ,  $\eta_n = 0,56$

Результуючий опір заземлювального пристрою, Ом:

$$R_{з.у.} = (R_c \cdot R_n) / [(R_c \cdot \eta_n) + (R_n \cdot n_{np} \cdot \eta_c)] = (41,2 \cdot 4,2) / [(41,2 \cdot 0,56) + (4,2 \cdot 10 \cdot 0,76)] = 3,15$$

Оскільки  $R_{з.у.} < R_3$ , умова дотримується

					<i>XI.A.00.00.00 ПЗ</i>	<i>Лист</i>
<i>Изм.</i>	<i>Лист</i>	<i>№ докум.</i>	<i>Подпись</i>	<i>Дата</i>		70





