

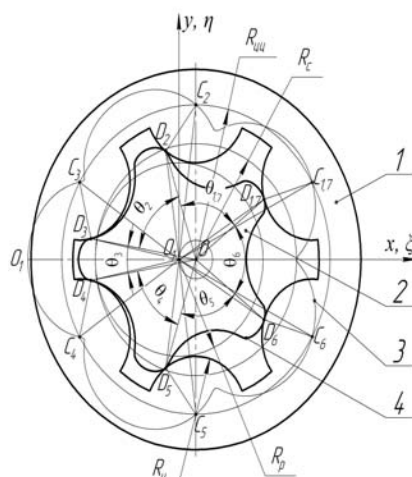
УДК 621.9.04:621.9.02

О.І. Скібінський, доц., канд. техн. наук, В.І. Гуцул, доц., канд. техн. наук,  
 А.А. Гнатюк, магістрант, А.В. Заярна, магістрант  
 Кіровоградський національний технічний університет

## Визначення величини робочого об'єму героторних гідромашин з епіциклоїдальною цівковою передачею внутрішнього зачеплення

В статті описана методика розрахунку робочого об'єму героторних гідравлічних машин з епіциклоїдальними цівковими передачами внутрішнього зачеплення.  
**героторні гідромашини, об'єм робочої камери, площа перерізу камери**

Героторні гідравлічні машини з епіциклоїдальними цівковими передачами внутрішнього зачеплення (ЕЦПВЗ) застосовуються в різних галузях машинобудівної промисловості, мобільній та сільськогосподарській техніці, технологічному обладнанні, енергетичній та нафтовидобувній галузях, тощо. Як відомо, одна з найважливіших характеристик гідравлічних машин, є об'ємна подача (для насосів) або крутний момент (для гідромоторів), які нерозривно пов'язані з величиною робочого об'єму гідромашини. Для насосів – це об'єм рідини, що вивільняється за один оберт вала, для моторів – це об'єм рідини, що необхідно затратити на один оберт вала. Складність визначення робочого об'єму героторних гідромашин зумовлена складною геометрією ЕЦПВЗ. Виникає необхідність у створенні універсальної розрахункової методики для визначення величини робочого об'єму героторних гідромашин з різними конструктивними параметрами ЕЦПВЗ.



1 – статор із числом зубців  $z_2$ ; 2 – ротор із числом зубців  $z_1$ ; 3 – епіциклоїда; 4 – робочий профіль ротора (еквідистанта до епіциклоїди)

Рисунок 1 – Загальна схема позacentроїдного епіциклоїдального цівкового зачеплення з позначенням основних параметрів

© О.І. Скібінський, В.І. Гуцул, А.А. Гнатюк, А.В. Заярна, 2012

Розглянемо розрахункову схему ЕЦПВЗ (рис.1), та введемо наступні позначення:

$C_1(x_1; y_1), C_2(x_2; y_2), \dots, C_i(x_i; y_i)$  – центри цівок, що задані своїми координатами;

$D_1(\xi_1; \eta_1), D_2(\xi_2; \eta_2), \dots, D_i(\xi_i; \eta_i)$  – точки дотику робочого профілю ротора з цівками, що задані своїми координатами;

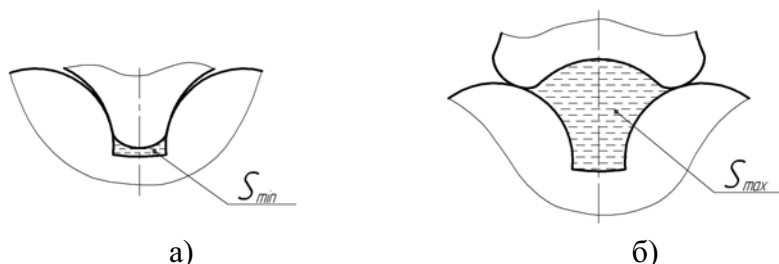
$O$  і  $O_1$  – центри центрів статора і ротора.

Зачеплення можна умовно поділити на дві зони, провівши лінію через точки  $O$  і  $O_1$  (вісь  $Ox$ ) – зона всмоктування і зона нагнітання. Кожна окрема камера відокремлена двома точками дотику робочого профілю ротора з двома сусідніми цівками. Під час роботи насоса при здійсненні планетарного руху, камери в зоні всмоктування одночасно збільшуються в об'ємі, створюючи від'ємний тиск. При переході в зону нагнітання, усі камери одночасно зменшуються, рідина вивільняється. Для гідромоторів увесь процес протікає навпаки: рідина під тиском подається в робочі камери, заставляючи ротор обертатися.

Аналізуючи схему зачеплення, стає очевидним, що об'єм рідини, яка вивільняється є сумою усіх різниць об'ємів двох суміжних камер зони нагнітання, або різницею найбільшого і найменшого об'єму камер. Тоді робочий об'єм героторної гідромашини визначається за формулою [1]:

$$V_p = (S_{max} - S_{min}) \cdot h \cdot z_1, \quad (1)$$

де  $S_{max}$  і  $S_{min}$  – максимальна і мінімальна площа міжзубової камери (рис. 2);  
 $h$  – висота героторної передачі.



а) – мінімальна площа; б) – максимальна площа

Рисунок 2 – Площа перерізу міжзубової камери

Основними вхідними параметрами для проведення розрахунку площ міжзубових камер (рис. 1) є: число зубців ротора  $z_1$ , ексцентриситет передачі  $e$  (відстань  $OO_1$ ), радіус центрів цівок  $R_{цц}$ , радіус цівки  $R_{ц}$ , радіус западин статора  $R_3$ . Інші параметри визначаються наступними залежностями:

$z_2 = z_1 + 1$  – число зубців статора;

$R_p = z_1 \cdot e$  – радіус центрів ротора;

$R_c = z_2 \cdot e$  – радіус центрів статора.

Параметричні рівняння вкороченої епіциклоїди (теоретичного профілю) мають вигляд:

$$x(\varphi) = R_{цц} \cos(\varphi/z_2) - e \cdot \cos \varphi, \quad (3)$$

$$y(\varphi) = R_{цц} \sin(\varphi/z_2) - e \cdot \sin \varphi. \quad (4)$$

Параметричні рівняння еквідистанти вкороченої епіциклоїди (робочого профілю ротора):

$$\xi(\varphi) = R_{цц} \cos(\varphi/z_2) - e \cdot \cos \varphi - \frac{R_c \cdot (R_{цц} \cdot \cos(\varphi/z_2) - R_c \cdot \cos \varphi)}{\sqrt{R_c^2 + R_{цц}^2 - 2 \cdot R_c \cdot R_{цц} \cdot \cos(\varphi \cdot z_1/z_2)}}, \quad (5)$$

$$\eta(\varphi) = R_{\text{щ}} \sin(\varphi/z_2) - e \cdot \sin \varphi - \frac{R_{\text{щ}} \cdot (R_{\text{щ}} \cdot \sin(\varphi/z_2) - R_c \cdot \sin \varphi)}{\sqrt{R_c^2 + R_{\text{щ}}^2 - 2 \cdot R_c \cdot R_{\text{щ}} \cdot \cos(\varphi \cdot z_1/z_2)}}. \quad (6)$$

Як видно зі схеми (рис.1), при  $z_1 = 5$  найбільша площа перерізу камери обмежена точками  $D_6$  і  $D_1$  і лежить в секторі, обмеженому кутом  $\theta_6$  а найменша –  $D_3$  і  $D_4$ , в секторі з кутом  $\theta_3$ . Їм відповідають кутові параметри:  $\varphi_6$  і  $\varphi_7$  та  $\varphi_3$  і  $\varphi_4$ . У випадку, коли число зубців ротора – парне число, камери з максимальним і мінімальним об'ємом не можуть існувати одночасно, як на рис. 1. Вони по чергово замінюють одна одну в процесі здійснення планетарного руху. Незалежно від того, парне чи не парне число зубців  $z_1$ , обчислення мінімальної площі можна здійснювати на тому же проміжку зміни  $\varphi$ , що і обчислення максимальної. У цьому випадку в формулах (3)-(6) величину  $e$  необхідно замінити на  $-e$ .

Центри цівок лежать в точках перетину кола радіусом  $R_{\text{щ}}$  із епіциклоїдою 3 (рис. 1) і розташовані один відносно одного під кутом  $2\pi/z_2$ . Для побудови дуги епіциклоїди, обмеженої двома сусідніми центрами цівок, центр  $O$  центроїди статора  $R_c$  повинен здійснити повний оберт, відносно точки  $O_1$  на кут  $2\pi$ . Кутові параметри, що відповідають точкам дотику робочого профілю ротора з цівками і центрам цівок залишаються однаковими, адже обидві точки лежать на одній нормалі. Ділянки міжзубових камер з мінімальною та максимальною площею (рис. 2, а, б) мають вісь симетрії, яка поділяє саму площу і еквідистанту, що її обмежує, на дві рівні частини. Для побудови половини дуги центр  $O$  необхідно повернути на пів оберта, тобто на кут рівний  $\pi$ . Тоді кутові параметри визначаються наступним чином: для першої точки дотику цівки з ротором значення кутового параметру  $\varphi_1$  буде  $\pi$ , для наступної точки воно буде дорівнювати  $\varphi_2 = \pi + 2 \cdot \pi = 3 \cdot \pi$ . Зміну кутового параметру можна представити у вигляді залежності:

$$\varphi_i = (2 \cdot i - 1) \cdot \pi, \quad (7)$$

де  $i = 1, 2, 3, \dots, z_2$ .

Зі схеми (рис. 1) видно, що при  $z_1 = 5$  максимальна площа обмежена точками, яким відповідають кутові параметри  $\varphi_6 = 11 \cdot \pi$ , і  $\varphi_7 = 13 \cdot \pi$ . Точкам, що обмежують мінімальну площу, відповідають ті ж самі кутові параметри, але значення  $e$  в формулах (3)-(6) береться зі знаком “-”, як наголошувалось вище.

Координати центрів цівок визначаються залежністю:

$$x_i = x(\varphi_i), \quad y_i = y(\varphi_i). \quad (8)$$

Координати точок дотику робочого профілю ротора з цівками визначаються залежністю:

$$\xi_i = \xi(\varphi_i), \quad \eta_i = \eta(\varphi_i). \quad (9)$$

В подальшому, для спрощення розрахунків, координати сусідніх точок (наприклад  $\xi_3$  і  $\xi_4$ ) будемо позначати з індексами “ $i$ ” та “ $i+1$ ” (тобто  $\xi_i$  і  $\xi_{i+1}$ ).

Площа будь-якої з камер лежить в секторі, обмеженому кутом  $\theta_i$  та колом западин  $R_3$ . Кут  $\theta_i$  визначається наступним чином:

$$\theta_i = \arctg \left[ \frac{(\xi_i - e) \cdot \eta_{i+1} - (\xi_{i+1} - e) \cdot \eta_i}{(\xi_i - e) \cdot (\xi_{i+1} - e) + \eta_i \cdot \eta_{i+1}} \right]. \quad (10)$$

Площа сектора, обмеженого кутом  $\theta_i$  і колом западин визначається за формулою:

$$S_i^0 = \theta_i \cdot R_3^2 / 2, \quad (11)$$

де  $\theta_i$  – задається в радіанах.

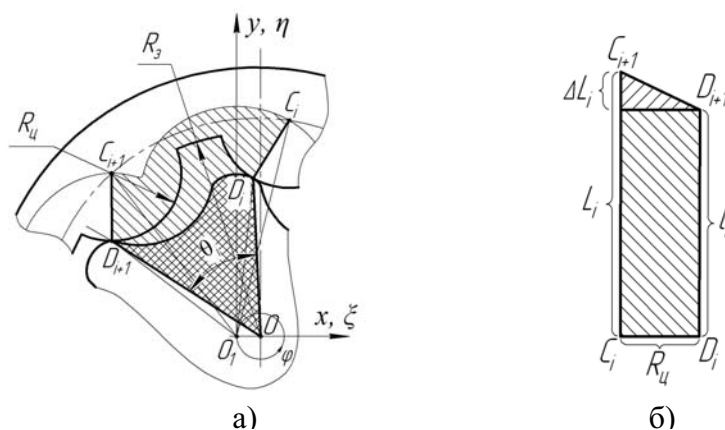
Подальший розрахунок зводиться до віднімання від площі  $S_{0i}$  площі криволінійного сектору ротора  $OD_iD_{i+1}$  та двох складних секторів цівок  $A_iB_iD_i$  і  $A_{i+1}B_{i+1}D_{i+1}$  (рис 4).

Площу криволінійного сектору ротора  $O_1C_iC_{i+1}$  можна знайти за формулою [2]:

$$S = \frac{1}{2} \cdot \int_{\varphi_i}^{\varphi_{i+1}} (\xi(\varphi) \cdot \eta'(\varphi) - \xi'(\varphi) \cdot \eta(\varphi)) d\varphi. \quad (12)$$

При підстановці значень  $\xi(\varphi)$  і  $\eta(\varphi)$  та їх похідних у формулу (12) отримуємо громіздкий і складний вираз, тому інтеграл в такому випадку можливо обчислити тільки за допомогою ПК.

Обчислити площу можна і за іншою методикою. Маючи довжини кривих  $C_iC_{i+1}$  і  $D_iD_{i+1}$  (рис. 3,а), знаходимо площу обмежену епіциклоїдою  $C_iC_{i+1}$ , еквідистантою  $D_iD_{i+1}$ , і двома відрізками  $C_iD_i$ ,  $C_{i+1}D_{i+1}$ . Ця площа чисельно рівна площі трапеції (рис.3,б). Далі від площі криволінійного сектору епіциклоїди  $O_1C_iC_{i+1}$  віднімаємо вище зазначену площу, додаємо площі трикутників  $\Delta OO_1D_i$ ,  $\Delta O_1C_{i+1}D_{i+1}$  і віднімаємо площі  $\Delta O_1C_iD_i$ ,  $\Delta OO_1D_{i+1}$ .



а) – загальна схема; б) – спрощений вигляд ділянки між епіциклоїдою та профілем ротора

Рисунок 3 – Розрахункова схема для обчислення площі криволінійного сектору ротора

Площа криволінійного сектору  $O_1C_iC_{i+1}$  епіциклоїди:

$$S_i^E = \frac{1}{2} \cdot \int_{\varphi_i}^{\varphi_{i+1}} (x(\varphi) \cdot y'(\varphi) - x'(\varphi) \cdot y(\varphi)) d\varphi. \quad (13)$$

Перші похідні від координат  $x(\varphi)$  і  $y(\varphi)$  мають вигляд:

$$x'(\varphi) = e \cdot \sin \varphi - (R_{\text{щ}} / z_2) \cdot \sin(\varphi / z_2), \quad (14)$$

$$y'(\varphi) = (R_{\text{щ}} / z_2) \cdot \cos(\varphi / z_2) - e \cdot \cos \varphi. \quad (15)$$

Підставивши значення у формулу (13), та виконавши необхідні перетворення, отримаємо:

$$S_i^E = \frac{1}{2 \cdot z_2} \cdot \int_{\varphi_i}^{\varphi_{i+1}} \left( e^2 \cdot z_2 + R_{\text{щ}}^2 - e \cdot R_{\text{щ}} \cdot \cos\left(\frac{\varphi \cdot z_1}{z_2}\right) - R_c \cdot R_{\text{щ}} \cdot \cos\left(\frac{\varphi \cdot z_1}{z_2}\right) \right) d\varphi. \quad (16)$$

Після інтегрування, маємо формулу для визначення секторної площі вкороченої епіциклоїди:

$$S_i^E = \frac{1}{2 \cdot z_2} \cdot \left( \frac{z_2}{z_1} \cdot R_{\text{щ}} \cdot (R_c + e) \cdot \left( \sin\left(\frac{\varphi_i \cdot z_1}{z_2}\right) - \sin\left(\frac{\varphi_{i+1} \cdot z_1}{z_2}\right) \right) - (z_2 \cdot e^2 + R_{\text{щ}}^2) \cdot (\varphi_i - \varphi_{i+1}) \right). \quad (17)$$

Довжина дуги епіциклоїди між точками  $C_i$  і  $C_{i+1}$  визначається інтегралом [2]:

$$L_i = \int_{\varphi_i}^{\varphi_{i+1}} \sqrt{x'(\varphi)^2 + y'(\varphi)^2} d\varphi. \quad (18)$$

Введемо наступні позначення:

$$a = (R_{\text{щ}}^2 + R_c^2) / z_2^2, \quad b = 2 \cdot R_{\text{щ}} \cdot R_c / z_2^2. \quad (19)$$

Тоді інтеграл можна записати в наступному вигляді:

$$L_i = \sqrt{\frac{1}{z_2^2}} \cdot \int_{\varphi_i}^{\varphi_{i+1}} \sqrt{R_{\text{щ}}^2 + R_c^2 - 2 \cdot R_{\text{щ}} \cdot R_c \cdot \cos\left(\frac{\varphi \cdot z_1}{z_2}\right)} d\varphi = \int_{\varphi_i}^{\varphi_{i+1}} \sqrt{a - b \cdot \cos(\varphi \cdot z_1 / z_2)} d\varphi. \quad (20)$$

Первісна підінтегральної функції не виражається через елементарні функції, тому отриманий інтеграл (20) зводиться до еліптичних інтегралів другого роду.

Довжина дуги профілю ротора між точками  $D_i$  і  $D_{i+1}$  визначається інтегралом:

$$l_i = \int_{\varphi_i}^{\varphi_{i+1}} \sqrt{\xi'(\varphi)^2 + \eta'(\varphi)^2} d\varphi. \quad (21)$$

Значення похідних  $\xi'(\varphi)$  і  $\eta'(\varphi)$  можна представити:

$$\xi'(\varphi) = \frac{d}{d\varphi} \left( x - \frac{R_y \cdot y'(\varphi)}{\sqrt{x'(\varphi)^2 + y'(\varphi)^2}} \right) = x'(\varphi) - \frac{R_y \cdot x'(\varphi) \cdot (y''(\varphi) \cdot x'(\varphi) - y'(\varphi) \cdot x''(\varphi))}{(x'(\varphi)^2 + y'(\varphi)^2)^{3/2}}, \quad (22)$$

$$\eta'(\varphi) = \frac{d}{d\varphi} \left( y + \frac{R_y \cdot x'(\varphi)}{\sqrt{x'(\varphi)^2 + y'(\varphi)^2}} \right) = y'(\varphi) - \frac{R_y \cdot y'(\varphi) \cdot (y''(\varphi) \cdot x'(\varphi) - y'(\varphi) \cdot x''(\varphi))}{(x'(\varphi)^2 + y'(\varphi)^2)^{3/2}}, \quad (23)$$

$$\sqrt{\xi'(\varphi)^2 + \eta'(\varphi)^2} = \sqrt{x'(\varphi)^2 + y'(\varphi)^2} - \frac{R_y \cdot (y''(\varphi) \cdot x'(\varphi) - y'(\varphi) \cdot x''(\varphi))}{x'(\varphi)^2 + y'(\varphi)^2}. \quad (24)$$

Тоді інтеграл запишеться так:

$$l_i = \int_{\varphi_i}^{\varphi_{i+1}} \left[ \sqrt{x'(\varphi)^2 + y'(\varphi)^2} - \frac{R_y \cdot (y''(\varphi) \cdot x'(\varphi) - y'(\varphi) \cdot x''(\varphi))}{x'(\varphi)^2 + y'(\varphi)^2} \right] d\varphi. \quad (25)$$

Перша частина інтеграла  $\sqrt{x'(\varphi)^2 + y'(\varphi)^2}$  відома з попередньої формули (20), тому отримуємо наступну рівність:

$$\Delta L_i = L_i - l_i = \int_{\varphi_i}^{\varphi_{i+1}} \frac{R_y \cdot (y''(\varphi) \cdot x'(\varphi) - y'(\varphi) \cdot x''(\varphi))}{x'(\varphi)^2 + y'(\varphi)^2} d\varphi. \quad (26)$$

Другі похідні від координат  $x(\varphi)$  і  $y(\varphi)$ :

$$x''(\varphi) = e \cdot \cos \varphi - (R_{\text{щ}} \cdot \cos(\varphi / z_2)) / z_2^2, \quad (27)$$

$$y''(\varphi) = e \cdot \sin \varphi - (R_{\text{щ}} \cdot \sin(\varphi / z_2)) / z_2^2. \quad (28)$$

Введемо позначення:

$$c = e^2 + (R_{\text{щ}}^2 / z_2^3), \quad d = R_{\text{щ}} \cdot e \cdot (z_2 + 1) / z_2^2. \quad (29)$$

Тоді отримаємо:

$$y''(\varphi) \cdot x'(\varphi) - y'(\varphi) \cdot x''(\varphi) = c - d \cdot \cos(\varphi \cdot z_1 / z_2). \quad (30)$$

Різниця довжин  $\Delta L_i$  дуг епіциклоїди і еквідистанти буде визначатись за формулою:

$$\Delta L_i = L_i - l_i = R_y \cdot \int_{\varphi_i}^{\varphi_{i+1}} \frac{c - d \cdot \cos(\varphi \cdot z_1 / z_2)}{a - b \cdot \cos(\varphi \cdot z_1 / z_2)} d\varphi. \quad (31)$$

Значення інтегралу (31) матиме вигляд:

$$\Delta L_i = \frac{R_y \cdot d}{b} \cdot (\varphi_{i+1} - \varphi_i) + \frac{2 \cdot R_y \cdot (b \cdot c - a \cdot d)}{b \cdot \sqrt{a^2 - b^2} \cdot (z_1 / z_2)} \cdot \left[ \arctg \left( \sqrt{\frac{a+b}{a-b}} \cdot \operatorname{tg} \left( \frac{z_1 \cdot \varphi_{i+1}}{2 \cdot z_2} \right) \right) - \arctg \left( \sqrt{\frac{a+b}{a-b}} \cdot \operatorname{tg} \left( \frac{z_1 \cdot \varphi_i}{2 \cdot z_2} \right) \right) \right]. \quad (32)$$

Площі прилеглих до сектору трикутників визначаються за наступними формулами (допускаються від'ємні значення):

$$S_{\Delta O_1 C_i D_i} = \frac{1}{2} \cdot \sqrt{\xi_i^2 + \eta_i^2} \cdot \sqrt{x_i^2 + y_i^2} \cdot \sin \left[ -\arctg \left[ \frac{x_i \cdot \eta_i - y_i \cdot \xi_i}{x_i \cdot \xi_i + \eta_i \cdot y_i} \right] \right], \quad (33)$$

$$S_{\Delta O_1 C_{i+1} D_{i+1}} = \frac{1}{2} \cdot \sqrt{\xi_{i+1}^2 + \eta_{i+1}^2} \cdot \sqrt{x_{i+1}^2 + y_{i+1}^2} \cdot \sin \left[ \arctg \left[ \frac{x_{i+1} \cdot \eta_{i+1} - y_{i+1} \cdot \xi_{i+1}}{x_{i+1} \cdot \xi_{i+1} + \eta_{i+1} \cdot y_{i+1}} \right] \right], \quad (34)$$

$$S_{\Delta O O_1 D_i} = \frac{1}{2} \cdot \sqrt{\xi_i^2 + \eta_i^2} \cdot \sqrt{(\xi_i - e)^2 + \eta_i^2} \cdot \sin \left[ -\arctg \left[ \frac{(\xi_i - e) \cdot \eta_i - \eta_i \cdot \xi_i}{(\xi_i - e) \cdot \xi_i + \eta_i^2} \right] \right], \quad (35)$$

$$S_{\Delta O O_1 D_{i+1}} = \frac{1}{2} \cdot \sqrt{\xi_{i+1}^2 + \eta_{i+1}^2} \cdot \sqrt{(\xi_{i+1} - e)^2 + \eta_{i+1}^2} \cdot \sin \left[ \arctg \left[ \frac{(\xi_{i+1} - e) \cdot \eta_{i+1} - \eta_{i+1} \cdot \xi_{i+1}}{(\xi_{i+1} - e) \cdot \xi_{i+1} + \eta_{i+1}^2} \right] \right]. \quad (36)$$

Площа криволінійного сектору  $OD_i D_{i+1}$  ротора:

$$S_i^P = S_i^E + S_{\Delta O_1 C_i D_i} + S_{\Delta O_1 C_{i+1} D_{i+1}} + S_{\Delta O O_1 D_i} + S_{\Delta O O_1 D_{i+1}} - \left( L_i \cdot R_y + \frac{\Delta L_i \cdot R_y}{2} \right), \quad (37)$$

де  $\left( L_i \cdot R_y + \frac{\Delta L_i \cdot R_y}{2} \right)$  – площа трапеції (рис. 3,б).

Далі знаходимо площі ділянок обмежених цівкою, відрізком  $B_i D_i$  і колом западин  $R_3$  (рис. 4).

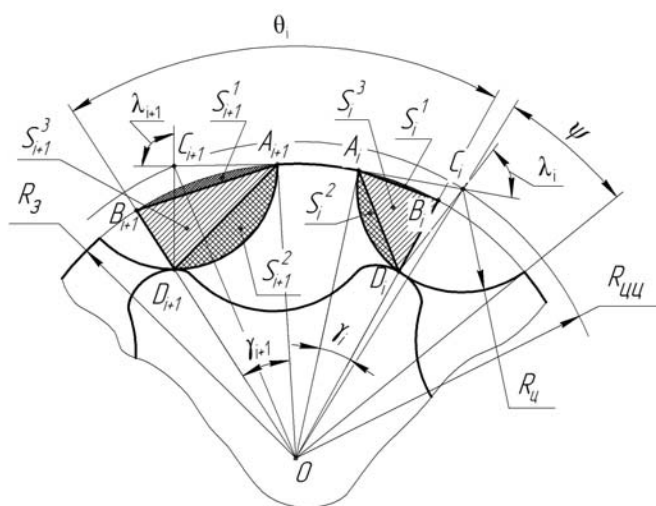


Рисунок 4 – Розрахункова схема для обчислення площі ділянок цівок

Дану ділянку розбиваємо на більш прості геометричні фігури – два сегмента  $S_i^1$ ,  $S_i^2$  і трикутник  $S_i^3$ . По черзі знаходимо площу кожної фігури окремо, сума площ трьох фігур дає шукану площу складної ділянки  $A_i B_i D_i$ . Таким же чином обчислюється площа

сусідньої ділянки цівки  $A_{i+1}B_{i+1}D_{i+1}$ .

Маючи кути  $\gamma_i$  і  $\gamma_{i+1}$  і радіус кола западин  $R_3$ , легко знайти площі двох сегментів,  $S_i^1$  і  $S_{i+1}^1$ . Кути  $\gamma_i$  і  $\gamma_{i+1}$  визначаються за формулами:

$$\gamma_i = \psi - \angle A_i O B_i = \arccos \left[ \frac{R_3^2 + R_{yy}^2 - R_y^2}{2 \cdot R_3^2 \cdot R_{yy}^2} \right] - \arctg \left[ \frac{(x_i - e) \cdot \eta_i - y_i \cdot (\xi_i - e)}{(x_i - e) \cdot (\xi_i - e) + y_i \cdot \eta_i} \right], \quad (38)$$

$$\gamma_{i+1} = \psi + \angle A_{i+1} O B_{i+1} = \arccos \left[ \frac{R_3^2 + R_{yy}^2 - R_y^2}{2 \cdot R_3^2 \cdot R_{yy}^2} \right] + \arctg \left[ \frac{(x_{i+1} - e) \cdot \eta_{i+1} - y_{i+1} \cdot (\xi_{i+1} - e)}{(x_{i+1} - e) \cdot (\xi_{i+1} - e) + y_{i+1} \cdot \eta_{i+1}} \right]. \quad (39)$$

Площі сегментів, утворених колом западин і кутами  $\gamma_i$  і  $\gamma_{i+1}$ :

$$S_i^1 = R_3^2 \cdot (\gamma_i - \sin \gamma_i) / 2, \quad (40)$$

$$S_{i+1}^1 = R_3^2 \cdot (\gamma_{i+1} - \sin \gamma_{i+1}) / 2, \quad (41)$$

де  $\gamma_i, \gamma_{i+1}$  – задаються в радіанах.

Далі знаходимо довжини хорд  $A_i D_i$  і  $A_{i+1} D_{i+1}$ :

$$A_i D_i = \sqrt{R_3^2 + ((\xi_i - e)^2 + \eta_i^2) - 2 \cdot R_3 \cdot \sqrt{(\xi_i - e)^2 + \eta_i^2} \cdot \cos \gamma_i}, \quad (42)$$

$$A_{i+1} D_{i+1} = \sqrt{R_3^2 + ((\xi_{i+1} - e)^2 + \eta_{i+1}^2) - 2 \cdot R_3 \cdot \sqrt{(\xi_{i+1} - e)^2 + \eta_{i+1}^2} \cdot \cos \gamma_{i+1}}. \quad (43)$$

Кути, що відповідають хордам  $\lambda_i$  і  $\lambda_{i+1}$ :

$$\lambda_i = 2 \cdot \arcsin(A_i D_i / 2 \cdot R_y), \quad (44)$$

$$\lambda_{i+1} = 2 \cdot \arcsin(A_{i+1} D_{i+1} / 2 \cdot R_y). \quad (45)$$

Площі сегментів, що відповідають даним кутам (кут  $\lambda$  в радіанах):

$$S_i^2 = R_y^2 \cdot (\lambda_i - \sin \lambda_i) / 2, \quad (46)$$

$$S_{i+1}^2 = R_y^2 \cdot (\lambda_{i+1} - \sin \lambda_{i+1}) / 2, \quad (47)$$

$\lambda_i, \lambda_{i+1}$  – задаються в радіанах.

Довжини хорд  $A_i B_i$  і  $A_{i+1} B_{i+1}$ :

$$A_i B_i = 2 \cdot R_3 \cdot \sin(\lambda_i / 2), \quad (48)$$

$$A_{i+1} B_{i+1} = 2 \cdot R_3 \cdot \sin(\lambda_{i+1} / 2). \quad (49)$$

Площі трикутників  $\Delta A_i B_i D_i$  і  $\Delta A_{i+1} B_{i+1} D_{i+1}$  визначаємо за формулою Герона:

$$S_i^3 = \sqrt{p_i \cdot (p_i - R_3 + \sqrt{(\xi_{i+1} - e)^2 + \eta_{i+1}^2}) \cdot (p_i - A_i B_i) \cdot (p_i - A_i D_i)}, \quad (50)$$

$$S_{i+1}^3 = \sqrt{p_{i+1} \cdot (p_{i+1} - R_3 + \sqrt{(\xi_{i+1} - e)^2 + \eta_{i+1}^2}) \cdot (p_{i+1} - A_{i+1} B_{i+1}) \cdot (p_{i+1} - A_{i+1} D_{i+1})}, \quad (51)$$

де  $p_i$  і  $p_{i+1}$  – половини периметрів трикутників  $\Delta A_i B_i D_i$  і  $\Delta A_{i+1} B_{i+1} D_{i+1}$ .

Додаємо площі двох сегментів і площу трикутника:

$$S_i^y = S_i^1 + S_i^2 + S_i^3, \quad S_{i+1}^y = S_{i+1}^1 + S_{i+1}^2 + S_{i+1}^3. \quad (52)$$

Визначивши всі складові, визначаємо площу перерізу довільної робочої камери за формулою:

$$S_i = S_i^0 - (S_i^P + S_i^y + S_{i+1}^y). \quad (53)$$

Маючи значення максимальної та мінімальної площі перерізів робочих камер, визначаємо за формулою (1) величину робочого об'єму героторної передачі.

Використовуючи дану методику, в подальшому можливо визначити, як впливає зміна різних конструктивних параметрів ЕЦПВЗ на робочий об'єм, та визначити

необхідні їх значення при проектуванні героторних гідромашин.

## Список літератури

1. Учебный курс по гидравлике / Том 1 – Rexroth Bosh Group. – 113 с.
2. Выгодский М.Я. Справочник по высшей математике / Выгодский М.Я. – М.: Наука, 1975. - 872 с.
3. Савелов А.А. Плоские кривые / Савелов А.А. – М.: Физматгиз, 1960. - 293 с.
4. Гусман М. Т. Забойные винтовые двигатели / Гусман М. Т., Балденко Д. Ф. – М.: ВНИИОЭНГ, 1972.– 89 с
5. Litvin F.L. Gear Geometry and Applied Theory, Prentice Hall/ Litvin F.L. - New Jersey, 1994. - 724p.

*А. Скибинский, В. Гуцул, А.Гнатюк, А. Заярная*

**Определение величины рабочего объема героторных гидравлических машин с эпициклоидальными цевочными передачами внутреннего зацепления.**

В статье описана методика расчета рабочего объема героторных гидравлических машин с эпициклоидальными цевочными передачами внутреннего зацепления.

*O.Skibinskiy, A.Gnatuk, V. Gutsul, A. Zayarna*

**Determination of size of job volume of hydraulic machines with center epicyclic transmission internal gear**

In this paper to describe method of job volume of hydraulic machines with center epicyclic transmission internal gear.

Одержано 28.05.12

**УДК 681.5:614.8**

**О.А. Бугайов, інж.**

*Консорціум "НВО" "Укргідроенергобуд"*

**В.Т. Колесник, інж.**

*Приватне підприємство "АРГ"*

## Система автоматичного моніторингу параметрів техногенно небезпечних об'єктів

В статті розглянута система, яка забезпечує постійний збір інформації, спостереження та контроль за технологічними параметрами техногенно та природно небезпечних об'єктів, з метою раннього виявлення загрози виникнення надзвичайних ситуацій та забезпечення максимально можливого інтервалу часу для виконання відповідних дій службами реагування на надзвичайну ситуацію.

**система моніторингу, безпека, канал зв'язку, техногенно небезпечний об'єкт, надзвичайна ситуація**

**Постановка проблеми.** Побудова конкурентноздатної за всіма критеріями автоматизованої системи моніторингу є складною інженерною задачею, яка вимагає застосування різноманітних інформаційних технологій та спеціальних рішень. Як