

РОЗДІЛ І. ГАСІННЯ ЛІСОВИХ ПОЖЕЖ

УДК 614.843(075.32)

Е.М.Гуліда, д.т.н., професор, О.О.Карабин к.ф.-м.н., О.О.Смотр, (Львівський інститут пожежної безпеки МНС України)

МАТЕМАТИЧНА МОДЕЛЬ ПОШИРЕННЯ ЛІСОВИХ ПОЖЕЖ

На основі аналізу існуючих підходів до побудови математичних моделей поширення лісової пожежі проведено моделювання поширення лісової пожежі аналітичним методом із врахуванням лише одного виду теплообміну, а саме теплопровідності.

На території України понад 10,8 млн. га займають ліси і торфовища [1]. Охорона лісів від пожеж - одне з важливих завдань у проблемі захисту біологічного середовища. Для покращення охорони лісів від пожеж не достатньо розвитку і удосконалення тільки технічних засобів боротьби з вогнем. Все більшого розвитку набувають раціональна організація і ефективне управління роботою людей і техніки задіяних в системі охорони лісів від пожеж, що вимагає залучення математичних методів і засобів обробки інформації.

Лісову пожежу можна розглядати як розподілену в просторі відкриту динамічну систему, що є сукупністю фізико-хімічних процесів горіння лісових горючих матеріалів, умов, за яких ці процеси відбуваються і засобів впливу на них (керування) [2].

Більшість відомих на даний час моделей швидкості поширення лісових пожеж використовують аналітичний, експериментальний та змішаний експериментально-аналітичний методи.

Аналітичний підхід побудований на відомих законах збереження енергії маси та імпульсу на сучасному етапі поки ще не знайшов свого реального впровадження в моделях горіння. Це пояснюється ще мало вивченим механізмом тепло- та масопереносу при горінні рослинного матеріалу та значних аналітичних і обчислювальних труднощів. Але такі моделі є деяким еталоном, згідно з яким можна оцінювати повноту більш простих і зручних для практики даних по лісових пожежах. Крім цього, такі моделі дають можливість встановлювати критерії подібності процесу, що має велике значення для вивчення природи лісових пожеж.

Процес спалаху і горіння лісових рослинних матеріалів є складним процесом із багатьма стадіями. Під час будь-якої пожежі, зокрема і лісової, наявні три види теплообміну: теплопровідність, конвективний теплообмін і теплове випромінювання, однак, часто на тій чи іншій фазі розвитку пожежі або на певній її ділянці може переважати лише один вид теплообміну. При побудові математичної моделі поширення лісової пожежі необхідно врахувати всі три види теплообміну.

Тома розроблення математичних моделей лісових пожеж аналітичним методом є актуальною задачею сучасності.

Мета роботи – розроблення моделі поширення лісових пожеж аналітичним методом із врахуванням лише одного виду теплообміну, а саме теплопровідності шару лісової підстилки та землі в межах лісового масиву.

Розроблення математичної моделі поширення лісових пожеж. Аналітичне дослідження теплопровідності зводиться до вивчення просторово-часової зміни температури, а саме до знаходження функції

$$t = f(x, y, z, \tau) \quad (1)$$

Рівняння (1) є математичним виразом температурного поля, коли температура змінюється із плином часу від однієї точки до іншої (нестационарне температурне поле).

Якщо температура в кожній точці поля із плином часу залишається незмінною, то таке температурне поле називається стаціонарним. В цьому випадку температура є функцією тільки координат:

$$t = f_1(x, y, z), \frac{\partial t}{\partial \tau} = 0 \quad (2)$$

Диференціальне рівняння теплопровідності встановлює зв'язок між часовою і просторовою зміною температури в будь-якій точці тіла, в якому відбувається процес теплопровідності і має вигляд [3]:

$$\frac{\partial t}{\partial \tau} = \frac{\lambda}{c\rho} \left(\frac{\partial^2 t}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 t}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 t}{\partial z^2} \right) + \frac{q_v}{c\rho} \quad (3)$$

де λ (Вт/м К) – коефіцієнт теплопровідності середовища; q_v (Вт/м³) – потужність внутрішніх джерел тепла; c (Дж/кг К) – питома теплоємність; ρ (кг/м³) – густина речовини.

Умови однозначності задаються у вигляді:

- а) фізичних параметрів λ, c, ρ ;
- б) форми і геометричних розмірів об'єкта;
- в) температури тіла в початковий момент часу $\tau = 0, t = t_0 = f(x, y, z)$

Диференціальне рівняння теплопровідності та умови однозначності дають вичерпну модель поставленої задачі. З метою спрощення розглянемо процес поширення тепла по ґрунту від джерела пожежі лише в одному напрямку x на віддаль $x = \ell$ без врахування внутрішніх джерел тепла, тобто розглянемо одновимірну задачу теплопровідності, для якої рівняння (3) набуває вигляду:

$$\frac{\partial t}{\partial \tau} = \frac{\lambda}{c\rho} \left(\frac{\partial^2 t}{\partial x^2} \right) \quad (4)$$

де згідно з фізичними характеристиками ґрунту

$$\lambda = 0,8 \text{ Вт/м К}; c = 0,84 \text{ кДж/кг К}; \rho = 180 \text{ кг/м}^3.$$

Початкові умови:

- а) при $\tau = 0, t = F(x)$;
- б) при $x=0 \left(\frac{\partial t}{\partial x} \right)_{x=0} = 0$
- в) при $x=\ell \left(\frac{\partial t}{\partial x} \right)_{x=\ell} = -\frac{\lambda}{c\rho} \tau_{x=\ell}$

За початок координат приймаємо джерело виникнення пожежі.

Загальний розв'язок рівняння (4) можна подати у вигляді суми ряду:

$$t = \sum_{n=1}^{\infty} A_n \cos\left(\mu_n \frac{x}{\delta}\right) e^{-\mu_n^2 \frac{\lambda \tau}{c\rho\ell^2}} \quad (5)$$

сталі A_n знаходимо з початкових умов:

$$A_n = \frac{\mu_n}{\ell(\mu_n + \sin \mu_n \cdot \cos \mu_n)} \int_{-\ell}^{\ell} F(x) \cdot \cos\left(\mu_n \frac{x}{\ell}\right) dx \quad (6)$$

де $\mu_n = (2n-1)\frac{\pi}{2}$, $n \in \mathbb{N}$

Розв'яжемо поставлену задачу теплопровідності скінченим різницевим методом. Суть цього методу полягає в тому, що в диференціальному рівнянні похідні шуканої функції заміняються наближеним співвідношенням між скінченими різницями в окремих вузлових точках температурного поля. В результаті такої заміни отримаємо рівняння в скінчених різницях, розв'язування якого зводиться до виконання простих алгебраїчних операцій. Розрахункове співвідношення зводиться до вигляду де шукана температура в вузловій точці є функцією часу, температури в розглянутій вузловій точці і температури в сусідніх точках. Такі рівняння складаються для всіх вузлових точок, включаючи і граничні точки.

Оскільки температура $t(x, \tau)$ є функцією двох змінних, зручно вибрати прямокутну сітку. Весь інтервал зміни x від 0 (джерела пожежі) до ℓ по осі абсцис розіб'ємо на однакові інтервали Δ_x , а відрізок часу від $\tau = 0$ до $\tau = T$ розділимо на рівномірні інтервали Δ_τ . Перпендикуляри до координатних осей в точках поділу при перетині утворюють розрахункові вузлові точки.

Довжини інтервалів залежать від фізичних властивостей ґрунту, по якому поширюється пожежа. Аналіз відхилення наближеного розв'язку від точного показує, що стійкість розрахунку забезпечується за умови, коли:

$$2 \frac{\lambda \Delta_\tau}{c\rho \Delta_x^2} - 1 \leq 0 \quad (7)$$

Тому для забезпечення точності розв'язку вибрано таку шкалу розбиття, за якою $\Delta_x = 0,2\text{м}$, $\Delta_\tau = 40\text{с}$, при цьому $\frac{\lambda \Delta_\tau}{c\rho \Delta_x^2} = \frac{1}{2}$

Рекурентна формула для обчислення температури у вузловій точці з координатами $(m \Delta_x, k \Delta_\tau)$ має вигляд:

$$m = 0, 1, 2, \dots$$

$$k = 0, 1, 2, \dots$$

$$T_{m,k+1} = \frac{\lambda \Delta_\tau}{c\rho \Delta_x^2} (T_{m+1,k} - T_{m-1,k}) - \left(\frac{2\lambda \Delta_\tau}{c\rho \Delta_x^2} - 1 \right) \cdot T_{m,k} \quad (8)$$

При вибраній шкалі розбиття коли $\frac{\lambda \Delta_\tau}{c\rho \Delta_x^2} = \frac{1}{2}$ формула (8) набуває вигляду

$$T_{m,k+1} = \frac{1}{2} (T_{m+1,k} - T_{m-1,k})$$

Для розрахунку температурного поля в напрямку осі x було прийнято у вигляді крайових умов те, що процес розповсюдження тепла є стаціонарним. Виходячи з цього розглянемо диференціальне рівняння теплопровідності для стаціонарного режиму, тобто

$$\frac{\partial^2 t}{\partial x^2} = 0 \quad (9)$$

Перше інтегрування дає:

$$\frac{\partial t}{\partial x} = C_1 \quad (10)$$

Після другого інтегрування отримуємо

$$t = C_1 x + C_2 \quad (11)$$

Постійні C_1 і C_2 в рівнянні (11) визначаються з граничних умов:

при $x = 0$ $t = t_{c1}$ $C_2 = t_{c1}$

при $x = \ell$ $t = t_{c2}$ і $C_1 = \frac{t_{c1} - t_{c2}}{\ell}$

Підставляючи значення постійних C_1 і C_2 в рівнянні (11), отримуємо закон розподілу температури в напрямку осі x :

$$T_{i,0} = T_a - \frac{(T_a - T_c) \cdot x_i}{\ell}, \quad i = 1, \ell \quad (12)$$

де $T_b = 390^\circ\text{C}$ – температура вогнища; $T_c = 18^\circ\text{C}$ – температура середовища у весняний період; $x_i = \ell \cdot i$; $\ell = 0,8$ м.

На підставі результатів експериментальних досліджень було встановлено значення температури вогнища $T_b = 390^\circ\text{C}$, яка на відстані 0,8 м зменшувалася до температури навколишнього середовища $T_c = 18^\circ\text{C}$ у весняний період часу.

Формула (12) є результатом розв'язку стаціонарної задачі теплопровідності.

Для встановлення крайових умов по осі τ були проведені експериментальні дослідження для визначення зростання температури у вогнищі виникнення лісової пожежі. Для цього були виконані згідно з ДСТУ 3675-97 випробування зростання температури у вогнищі від початку температури спалаху до максимального значення температури в джерелі горіння. На підставі отриманих даних було визначено значення зміни температур, яке знаходилося в межах від 390°C (температура спалаху) до 800°C (температура джерела вогнища). Температура вогнища зростає від температури спалаху соснової деревини 390°C до температури джерела 800°C в середньому за 160с і залишається сталою. Отримані значення були введені в математичну модель розповсюдження лісової пожежі як крайові умови по осі τ , тобто часу поширення лісової пожежі і мають вигляд: $T_{0,1} = 595^\circ\text{C}$; $T_{0,2} = 698^\circ\text{C}$; $T_{0,3} = 749^\circ\text{C}$; $T_{0,4} = 800^\circ\text{C}$.

На підставі отриманих результатів експериментальних досліджень і з використанням скінченного різницевого методу, тобто з використанням математичної моделі передачі тепла завдяки теплопровідності шару лісової підстилки було визначено температурне поле в межах від вогнища пожежі на відстань до 3,4м. Результати цих досліджень представлені в табл.1.

Значення температур температурного поля розповсюдження лісової пожежі у весняний період

| Час τ, с | Т-ра по осі у вогнища пожежі, °С | Відстань від вогнища пожежі ℓ, м | | | | | | | | | | | | | | | | |
|-------------|--|----------------------------------|-----|-----|-----|-----|-----|-----|-----|-----|-----|-----|-----|-----|-----|-----|-----|-----|
| | | 0,2 | 0,4 | 0,6 | 0,8 | 1,0 | 1,2 | 1,4 | 1,6 | 1,8 | 2,0 | 2,2 | 2,4 | 2,6 | 2,8 | 3,0 | 3,2 | 3,4 |
| | | Температура по осі x, °С | | | | | | | | | | | | | | | | |
| 920 | 800 | 683 | 553 | 433 | 332 | 244 | 179 | 125 | 90 | 62 | 46 | 34 | 28 | 23 | 21 | 19 | 19 | 18 |
| 880 | 800 | 680 | 546 | 427 | 320 | 237 | 168 | 120 | 82 | 60 | 42 | 33 | 26 | 23 | 20 | 19 | 18 | 18 |
| 840 | 800 | 676 | 540 | 416 | 313 | 225 | 162 | 110 | 79 | 54 | 41 | 30 | 25 | 21 | 20 | 19 | 18 | 18 |
| 800 | 800 | 673 | 531 | 408 | 300 | 218 | 150 | 106 | 71 | 52 | 36 | 30 | 24 | 21 | 19 | 19 | 18 | 18 |
| 760 | 800 | 667 | 525 | 396 | 292 | 204 | 144 | 96 | 68 | 46 | 36 | 27 | 23 | 20 | 19 | 18 | 18 | 18 |
| 720 | 800 | 663 | 515 | 387 | 277 | 196 | 131 | 92 | 60 | 45 | 32 | 27 | 22 | 20 | 19 | 18 | 18 | 18 |
| 680 | 800 | 657 | 507 | 372 | 267 | 181 | 125 | 81 | 58 | 39 | 31 | 24 | 22 | 19 | 19 | 18 | 18 | 18 |
| 640 | 800 | 652 | 494 | 361 | 250 | 173 | 112 | 78 | 51 | 38 | 28 | 24 | 20 | 19 | 18 | 18 | 18 | 18 |
| 600 | 800 | 644 | 484 | 344 | 239 | 157 | 107 | 68 | 49 | 34 | 28 | 22 | 20 | 19 | 18 | 18 | 18 | 18 |
| 560 | 800 | 637 | 468 | 330 | 220 | 148 | 93 | 65 | 42 | 33 | 25 | 22 | 19 | 19 | 18 | 18 | 18 | 18 |
| 520 | 800 | 627 | 454 | 309 | 207 | 131 | 89 | 56 | 42 | 29 | 25 | 20 | 19 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 |
| 480 | 800 | 616 | 434 | 292 | 185 | 123 | 76 | 55 | 36 | 29 | 22 | 20 | 19 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 |
| 440 | 800 | 602 | 412 | 265 | 171 | 105 | 74 | 46 | 36 | 25 | 22 | 19 | 19 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 |
| 400 | 800 | 582 | 383 | 242 | 148 | 101 | 63 | 46 | 30 | 25 | 20 | 19 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 |
| 360 | 800 | 558 | 343 | 209 | 140 | 87 | 62 | 39 | 30 | 22 | 20 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 |
| 320 | 800 | 493 | 296 | 194 | 121 | 86 | 52 | 39 | 25 | 22 | 19 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 |
| 280 | 800 | 424 | 268 | 169 | 120 | 73 | 52 | 31 | 25 | 19 | 19 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 |
| 240 | 800 | 370 | 232 | 166 | 105 | 73 | 41 | 31 | 21 | 19 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 |
| 200 | 800 | 313 | 227 | 152 | 105 | 59 | 41 | 24 | 21 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 |
| 160 | 800 | 303 | 216 | 152 | 88 | 59 | 30 | 24 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 |
| 120 | 749 | 297 | 216 | 134 | 88 | 41 | 30 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 |
| 80 | 698 | 297 | 204 | 134 | 65 | 41 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 |
| 40 | 595 | 297 | 204 | 111 | 65 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 |
| 0 | 390 | 297 | 204 | 111 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 | 18 |

На підставі отриманих результатів (табл.1) визначаємо значення часу та температури, при якій виникає спалах деревини, яка розглядається в даному випадку. В даному випадку $\tau = 760\text{с}$, а відстань від центра вогнища пожежі 0,6м. Виходячи з цих даних визначаємо швидкість розповсюдження пожежі тільки з урахуванням теплопровідності ґрунту

$$V = \ell / \tau = 0,6 / 760 \text{ м/с} = 0,000789 \text{ м/с} = 2,84 \text{ м/год.}$$

Результати розрахунків підтверджують достовірність розробленої математичної моделі, (порівн. з табличними даними, наведеними в [4]). Зауважимо, що в побудованій математичній моделі ще не врахована теплопровідність шару лісової підстилки, передача тепла методом конвекції і теплового випромінювання, а також не врахована швидкість переміщення повітря зовнішнього середовища.

Висновки. На підставі проведення теоретичних та експериментальних досліджень можна зробити такі висновки:

1. Отримана математична модель визначення температурного поля розповсюдження лісової пожежі, яка дає можливість визначити швидкість поширення контуру ландшафтної лісової пожежі.

2. Результати експериментальних досліджень показали, що після спалаху вогнища соснової деревини температура вогнища підвищується від температури спалаху до стаціонарної температури 800°C приблизно за 2,7хв.

3. Результати виконаної роботи показують, що отримані результати є достовірними в порівнянні з даними довідникової літератури, які отримані на підставі результатів експериментальних досліджень. Для отримання результатів із врахуванням конвективного теплообміну в процесі горіння та теплового випромінювання при виникненні лісової пожежі необхідно продовжити роботу в цьому напрямку.

ЛІТЕРАТУРА

1. *Загальна характеристика лісів України// Офіційний сайт науково-інформаційного центру лісоуправління// <http://www.fmsc.com.ua/index.php>*
2. *Доррер Г.А. Математические модели динамики лесных пожаров. – М.: Лесная промышленность, 1979. – 160с.*
3. *Исаченко В.П.. Теплопередача. –М., Энергия, 1975.—486с.*
4. *Иванников В.П., Ключ П.П. Справочник руководителя тушения пожара. – М.: Стройиздат, 1987. – 279с.*