Seria: ENERGETYKA z. 40

Nr kol. 311

ANDRZEJ GDULA Katedra Kotłów i Maszyn Cieplnych

WŁASNOŚCI DYNAMICZNE GRUBOŚCIENNEJ PŁASKIEJ PRZEGRODY CIEPINEJ

Streszczenie. W pracy przedstawiono matematyczny model prooesu przemikania ciepła przez płaską grubościenną przegrodę cieplną. Podano sposób wyznaczenia parametrów dynamicznych modelu. Określono dynamiczny błąd aproksymacji.

#### 1. Wstep

Płaskie przegrody są podstawowymi elementami konstrukoji w większości obiektów cieplnych. Ponieważ grubościenna przegroda jest typowym elementem o parametrach rozłożonych dla wyznaczenia matematycznego modelu obiektu cieplnego konieczne jest zastąpienie przegrody uproszczonym modelem o parametrach skupionych.



Rys. 1. Schemat płaskiej przegrody cieplnej w przypadku symetrycznego (a) i niesymetrycznego (b) nagrzewu ściany

W przeważającej większości dotychczasowych prao [2] uproszczony model przegrody budowany jest przez podział jej na szereg warstw' o jednakowej grubości przy założeniu równomierności rozkładu temperatury w każdej warstwie.

Dokładność aproksymacji przy pomocy takiego modelu zwiększa się se wzrostem liczby warstw, jednak przy sbyt dużej liczbie warstw model staje się niepraktyczny w użyciu. W niektórych pracach zauważa się próby zastąpienia przegrody szeregiem kilku warstw o wzrastającej grubości. Ten sposób pozwala na dokładne zastąpienie przegrody cieplnej modelem składającym się z trzech, a dla przegród grubszych z co najwyżej sześciu warstwach. Prace te jednak w pełni nie określają optymalnego podziału ścianki na warstwy.

W przedłożonej pracy przedstawiono matematyczny model przegrody cieplnej w przypadku podziału przegrody na szereg warstw o wzrastającej grubości. Zagadnienie rozwiązano dla symetrycznego i niesymetrycznego nagrzewu ściany.

#### 2. Model przegrody cieplnej w przypadku symetrycznego nagrzewu

Pole temperatur w płycie t(x,T) opisuje równanie Fouriera-Kirrchoffa

$$a \frac{\partial^2 t(x,T)}{\partial x^2} = \frac{\partial t(x,T)}{\partial T}$$
(1)

- dla  $\tau < 0$   $t_{\pi} = t(\mathbf{x}, \tau) = 0$  (2)
- $dla \tau > 0 \qquad t_{g} = t_{1} \cdot 1(\tau) \tag{3}$
- dla  $\mathbf{x} = 0$   $\frac{\partial t(0,T)}{\partial \mathbf{x}} = 0$  (4)
- dla  $x = \delta/2$   $-\lambda \frac{\partial t(\delta/2,T)}{\partial x} = \alpha_1 [t(\delta/2,T) t_1].$  (5)

Po przeprowadzeniu transformacji Laplace'a względem czasu otrzymuje się:

$$\frac{d^2 t(\mathbf{x},s)}{d\mathbf{x}^2} = s t(\mathbf{x},s)$$
(6)

$$dla x = 0 \qquad \frac{dt(0,s)}{dx} = 0 \tag{7}$$

$$dla \mathbf{x} = \delta/2 \qquad -\lambda \frac{dt(\delta/2,s)}{d\mathbf{x}} = \alpha_1 \left[ t(\delta/2,s) - t_1 \right]. \tag{8}$$

Rozwiązanie ogólne równania (6) przedstawi się:

$$t(x,s) = A \text{ oh } \sqrt{\frac{s}{a}} x + B s h \sqrt{\frac{s}{a}} x$$
(9)

Własności dynamiczne grubościennej płaskiej przegrody cieplnej

stąd

$$\frac{d t(x,s)}{dx} = A \sqrt{\frac{s}{a}} s h \sqrt{\frac{s}{a}} x + B \sqrt{\frac{s}{a}} o h \sqrt{\frac{s}{a}} x.$$
(10)

Z warunku brzegowego (7) oraz równania (10) otrzymuje się:

stąd

Z warunku brzegowego (8) oraz równania (10) 1 (9) otrzymuje się:

B

$$\mathbb{A}\sqrt{\frac{s}{a}} s h \sqrt{\frac{s}{a}} \delta/2 = \frac{\alpha_1}{\lambda} \left[ \frac{t_1}{s} - A \text{ on } \sqrt{\frac{s}{a}} \delta/2 \right]$$
(13)

stąd

$$A = \frac{\frac{\tau_1}{\lambda} \frac{\tau_1}{s}}{\sqrt{\frac{s}{a}} s \ln \sqrt{\frac{s}{a}} \delta/2 + \frac{\tau_1}{\lambda} oh \sqrt{\frac{s}{a}} \delta/2}$$
(14)

Po wstawieniu (12) i (14) do (9) otrzymuje się:

And + "Bash + and

$$t(\delta/2,s) = t_{p}(s) = \frac{\frac{\sigma_{1}}{\chi} \circ h \sqrt{\frac{s}{a}} \delta/2}{\sqrt{\frac{s}{a}} s h \sqrt{\frac{s}{a}} \delta/2 + \frac{\sigma_{1}}{\chi} \circ h \sqrt{\frac{s}{a}} \delta/2}$$
(15)

W celu otrzymania transmitanoji ściany w postaci ilorazu wielomianów operatorowych należy podstawić w równaniu (15) rozwinięcie w szereg potęgowy funkcji hiperbolicznych sh i ch

sh 
$$\sqrt{\frac{a}{a}}$$
  $\frac{a}{2} = \sqrt{\frac{a}{a}}$   $\frac{a}{2} + \frac{\left(\sqrt{\frac{a}{a}} \frac{b}{2}\right)^3}{31} + \frac{\left(\sqrt{\frac{a}{a}} \frac{b}{2}\right)^5}{51} + \cdots$ 

oh  $\sqrt{\frac{s}{2}} = \frac{\delta}{2} = 1 + \frac{\frac{s}{2}(\frac{\delta}{2})^2}{2T} + \frac{(\frac{s}{2})^2(\frac{\delta}{2})^4}{4\pi} + \cdots$ 

stad otrzymuje się:

$$t_{p}(s) \frac{\frac{\alpha_{1}}{\lambda} (1 + \frac{s}{a} (\frac{b}{2})^{2}}{\frac{\alpha_{1}}{\lambda} + \frac{s}{a} (\frac{b}{2})^{2}} + \frac{(\frac{s}{a})^{2} (\frac{b}{2})^{4}}{\frac{1}{41} + \cdots} + \frac{t_{1}}{s}}{\frac{c}{a} (\frac{b}{2})^{2}} + \frac{\frac{c}{a} (\frac{b}{2})^{2}}{\frac{1}{31} + \frac{s}{a} (\frac{b}{2})^{4}} + \cdots + \frac{t_{1}}{s}$$

po przekształceniach transmitancja przegrody

$$\frac{t_{1}(s)}{t_{1}(s)} = \frac{1 + T_{11}s + T_{12}s^{2} + \dots + T_{1n}s^{n} + \dots}{1 + T_{21}s + T_{22}s^{2} + \dots + T_{2m}s^{m} + \dots}$$
(16)

gdzie:

$$\mathbf{T}_{1n} = \frac{\left(\frac{\delta}{2}\right)^{2n}}{a^{n}(2n)!}$$
(17)

$$T_{2m} = \frac{\left(\frac{5}{2}\right)^{2m-1} + \frac{\alpha_1}{\lambda}\left(\frac{5}{2}\right)^{2m}}{\left(\frac{2m-1}{2}\right)^{2m} + \frac{\alpha_1}{\lambda}\left(\frac{5}{2}\right)^{2m}}.$$
 (18)

Otrzymane w postaci wzoru (16) transmitancja przegrody płaskiej nagrzewanej symetrycznie stanowi iloraz nieskończonych szeregów operatorowych. Jednak ze względu na szybką zbieżność obu szeregów dopuszczalne jest ograniczenie się do kilku pierwszych wyrazów zaniedbując pozostałe jako pomijalne małe. Ponadto można mauważyć, że wartości stałych czasowych licznika są niższe od wartości stałych czasowych mianownika. Z tego względu można w liczniku maniedbać o jeden wyraz więcej niż w mianowniku jako pomijalnie mały. Stąd w przypadku ograniczenia się do trzech pierwszych wyrazów szeregu we wzorze (16) otrzymuje się:

$$\Delta t_{p}(s) = \frac{1 + T_{11}s + T_{12}s^{2}}{1 + T_{21}s + T_{22}s^{2} + T_{23}s^{3}}$$

Wyprowadzoną w postaci wzoru (16) transmitancję przegrody można wyprowadzić również drogą pośrednią z pomocę równania czasowego, przy czym ta droga wyprowadzenia transmitancji umożliwia oszacowanie wielkości błędu

stosowanego przybliżenia.Poliżej przedstawiono wyprowadzenie transmitancji ściany z pomocą równania czasowego.

Na podstawie danych z literatury [4] równanie pola temperatur w płycie przy ujemnej skokowej zmienie temperatury otoczenia określa równanie.

$$T = \sum_{n=1}^{n=\infty} An \cos \left(\mu_n \frac{x}{\delta/2} \exp \left(-\mu_n^2 F_0\right)\right), \qquad (19)$$

gdzie:

$$\mathbf{T} = \frac{\mathbf{t}(\mathbf{x}, \mathbf{F}_0) - \mathbf{t}_{\mathbf{g}}}{\mathbf{t}(0) - \mathbf{t}_{\mathbf{g}}}$$

t\_ - temperatura otoczenia

t(0) - temperatura początkowa płyty

Fo - liczba Fouriera

$$Fo = \frac{aT}{(\delta/2)^2}$$

 $a = \frac{\Lambda}{Cpo}$  współczynnik wyrównania temperatur

B1 =  $\frac{\alpha \delta/2}{\lambda}$  liezba Biota.

Podstawiając w równaniu (19)  $x = \delta/2$  otrzymuje się równanie: temperatury na powierzohni płyty

$$T_p = \sum_{n=1}^{n=\infty} An \cos (u_n \exp(-u_n^2 F_0)).$$
 (20)

Stąd po podstawieniu Fo = aT oraz przy zerowych warunkach początkowych i jednostkowej dodatniej wartości skoku temperatury otoczenia

$$t_{p}(\tau) = 1 - \sum_{n=1}^{n=\infty} A_{n} \cos \mu_{n} \exp \left[-\frac{4 \mu_{n}^{2} a}{\delta^{2}} \tau\right].$$
 (21)

Wartości stałych  $A_n$  oraz wartości  $\mu_n$  można odczytać z tablic [4] lub też wyznaczyć z rówcauia, przy czym  $\mu_n$  są kolejnymi pierwiastkami równania

ots  $\mu_n = \frac{1}{B1} \mu_n$ 

oraz

$$A_n = \frac{2 \sin \mu_n}{\mu_n + \sin \mu_n \cos \mu_n}$$

Z przebiegu zwienności te można zauważyć, że w przybliżeniu.

$$\mu_n \approx \mu_1 + (n - 1) 3,14$$

(przy czym w zakresie 0  $\leq$  Bi  $\leq \infty$ ,  $\mu$  zmienia się w granicach od 0 do 1,57) oraz szybkie zmniejszanie się współczynnika  $A_n \ge \cos \mu_n \ge w$ zrostem wskaźnika n. Ponieważ szybkość zbieżności w czasie poszczególnych wyrazów szeregu (21) jest proporcjonalna do kwadratu  $\mu_n$  szereg (21) staje się szybko zbieżny w czasie. Równocześnie, jeśli uwzględni się szybkie zmniejszanie się współczynnika  $A_n$  nie popełniony zostanie większy błąd, jeśli począwszy od pewnego wskaźnika n = 1, wszystkie dalsze wyrazy szeregu zostaną zastąpione przebiegiem czasowym członu o wskaźniku 1,1ub też zostaną pominięte. Tak np. dla Bi  $\leq 2,0$ 

 $\mu_4^2 \le 100 \ \mu_1^2$ 

oraz

# $A_4 \cos \mu_4 \leq 0,09$

z ozego wynika, że człon czwarty szeregu zanika w czasie 100 razy szybciej od pierwszego wyrazu i z uwagi na to, dostatecznie dokładnie można określić przebieg odpowiedzi czasowej temperatury powierzchni płyty, na skokową zmianę temperatury otoczenia, ograniczając się tylko do trzech pierwszych wyrazów szeregu lub też zastępując dalsze wyrazy szeregu przebiegiem wykładniczym, jak dla trzeciego wyrazu szeregu. Stąd wynikają dwa sposoby przedstawienia transmitancji przegrody

 $\frac{t_{p}(s)}{t_{1}(s)} = F_{p}(s)$ .

2.1. W przypadku pominięcia wyrazów szeregu o wskaźniku n > 3 etrzymuje się

$$t_{p}(\tau) = 1 - A_{1} \cos \mu_{1} \exp \left(\frac{-4a \mu_{1}^{2}}{\delta^{2}} \tau\right) - A_{2} \cos \mu_{2} \exp \left(-\frac{4a \mu_{2}^{2}}{\delta^{2}} \tau\right) - A_{3} \cos \mu_{3} \exp \left(-\frac{4a \mu_{3}^{2}}{\delta^{2}} \tau\right)$$

po przekształceniu:

$$t_p(\tau) = 1 - A_1 \cos \mu_1 - A_2 \cos \mu_2 - A_3 \cos \mu_3 + A_1 \cos \mu_1$$

$$-\exp\left(-\frac{4a}{\delta^{2}}\frac{\mu_{1}^{2}}{\tau}\tau\right)\right] + A_{2}\cos\mu_{2}\left[1 - \exp\left(-\frac{4a}{\delta^{2}}\frac{\mu_{2}^{2}}{\tau}\tau\right)\right] + A_{3}\cos\beta_{3}\left[1 - \exp\left(-\frac{4a}{\delta^{2}}\frac{\mu_{3}^{2}}{\tau}\tau\right)\right].$$

Stąd po przeprowadzeniu transformacji Laplace'a otrzymuje się

$$t_{p}(s) = \frac{1 - A_{1}\cos\mu_{1} - A_{2}\cos\mu_{2} - A_{3}\cos\mu_{3}}{s} + \frac{A_{2}\cos\mu_{1}}{s\left[\frac{\delta^{2}}{4a\,\mu_{1}^{2}}s + 1\right]}$$

$$+ \frac{A_{2}\cos \mu_{2}}{s(\frac{a^{2}}{4a \mu_{2}} s + 1)} + \frac{A_{3}\cos \mu_{3}}{s(\frac{a^{2}}{4a \mu_{3}} s + 1)}$$
(22)

ponieważ

$$t_1(\tau) = 1(\tau)$$
 to  $t_1(s) = \frac{1}{s}$  (23)

podstawiając (23) do (22) otrzymuje się (24)

$$t_{1}(s) = 1 - A_{1}\cos\mu_{1} - A_{2}\cos\mu_{2} - A_{3}\cos\mu_{3} + \frac{A_{1}\cos\mu_{1}}{\frac{\delta^{2}}{4a \mu_{1}^{2}}} + \frac{1}{4a \mu_{1}^{2}}$$

+ 
$$\frac{A_2 \cos \mu_2}{\frac{\delta^2}{4a \mu_2^2} + 1} + \frac{A_3 \cos \mu_3}{\frac{\delta^2}{4a \mu_3^2} + 1}$$

$$\frac{t_{1}(s)}{t_{1}(s)} = K_{1} + \frac{(1 - K_{1})(T_{4}s^{2} + T_{5}s + 1)}{(T_{1}s + 1)(T_{2}s + 1)(T_{3}s + 1)}, \qquad (24)$$

gdzie:

T4

$$T_{1} = \frac{\delta^{2}}{4 \mu_{1}^{2} a} \quad T_{2} = \frac{\delta^{2}}{4a \mu_{2}^{2}} \quad T_{3} = \frac{\delta^{2}}{4a \mu_{3}^{2}}$$
$$K_{1} = 1 - A_{1} \cos \mu_{1} - A_{2} \cos \mu_{2} - A_{3} \cos \mu_{3}$$
$$= \frac{A_{1} T_{2} T_{3} \cos \mu_{1} + A_{2} T_{1} T_{3} \cos \mu_{2} + A_{3} T_{4} T_{2} \cos \mu_{3}}{A_{1} \cos \mu_{1} + A_{2} \cos \mu_{2} + A_{3} \cos \mu_{3}}$$

$$T_5 = \frac{A_1(T_2 + T_3)\cos \mu_1 + A_2(T_1 + T_3)\cos \mu_2 + A_3(T_1 + T_3)\cos \mu_3}{A_1\cos \mu_1 + A_2\cos \mu_2 + A_3\cos \mu_3}$$

2.2. Natomiast w przypadku zastąpienia przebiegów czasowych wyrazów o wskaźniku n > 3 przebiegiem wykładniczym jak dla trzeciego wyrazu szeregu, otrzymuje się:

$$t_{\mathbf{p}}(\tau) = 1 - A_1 \cos \mu_1 \exp \left(-\frac{4a \mu_1^2}{\delta^2} \tau\right) - A_2 \cos \mu_2 \exp \left(-\frac{4a \mu_2^2}{\delta^2} \tau\right) - (1 - A_1 \cos \mu_1 - A_2 \cos \mu_2) \exp \left(-\frac{4a \mu_2^2}{\delta^2} \tau\right)$$

### Własności dynamiczne grubościennej płaskiej przegrody cieplnej

stąd po transformacji Laplace a otrzymuje się:

$$t_{p}(s) = \frac{A_{1}\cos\mu_{1}}{s(\frac{\delta^{2}}{4a\mu_{1}^{2}}s+1)} + \frac{A_{2}\cos\mu_{2}}{s(\frac{\delta^{2}}{4a\mu_{2}^{2}}s+1)} + \frac{1-A_{1}\cos\mu_{1} - A_{2}\cos\mu_{2}}{s(\frac{\delta^{2}}{4a\mu_{2}^{2}}s+1)}$$

podstawiając t<sub>1</sub>(s) = 1/s otrzymuje się

$$t_{p}(s) = \frac{T_{4}s^{2} + T_{5}s + 1}{(T_{1}s + 1)(T_{2}s + 1)(T_{3}s + 1)},$$
 (25)

gdzie T1, T2, T3 przyjmują wartości jak w poprzednim rozwiązaniu

$$T_4 = A_1 T_2 T_3 \cos \mu_1 + A_2 T_1 T_3 \cos \mu_2 + (1 - A_1 \cos \mu_1 - A_2 \cos \mu_2) T_1 T_2$$
$$T_5 = A_1 (T_2 + T_3) \cos \mu_1 + A_2 (T_1 + T_3) \cos \mu_2 + (1 - A_1 \cos \mu_1 + A_2 \cos \mu_2) (T_1 + T_2).$$

## 3. Model przegrody cieplnej w przypadku niewymetrycznego nagrzewu przegrody (przy skokowej zmianie temperatury z jednej strony przegrody)

Pole temperatur w płycie t(x,T) opisuje równanie

$$a \frac{\partial^2 t(x,T)}{\partial x^2} = \frac{\partial(x,T)}{\partial T}$$
(26)

$$dla T \leq 0 \qquad t_z = t(x,T) = t_1$$

dla  $\tau > 0$   $t_g = t_2$ 

dla 
$$x = 0$$
  $-\lambda \frac{\partial t(0,T)}{\partial x} = \alpha_1 [t_1 - t(0,T)]$  (27)

dla 
$$x = \delta$$
  $-\lambda \frac{\partial t(\delta, T)}{\partial x} = \alpha_2 [t(\delta, T) - t_2]$  (28)

po przeprowadzeniu transformacji Laplace'a względem czasu równań (26), (27) i (28) otrzymuje się

$$a \frac{d^{2}t(x,s)}{dx^{2}} = st(x,s) - t_{1}$$
(29)

$$-\frac{dt(0,s)}{dx} = \frac{a_1}{\lambda} \left[ \frac{t_1}{s} - t(0,s) \right]$$
(30)

$$-\frac{\mathrm{dt}(\delta,s)}{\mathrm{dx}} = \frac{\sigma_2}{\lambda} \left[ t(\delta,s) - \frac{t_2}{s} \right]. \tag{31}$$

Rozwiązanie ogólne równania (29) przedstawi się:

$$t(x,s) - \frac{t_1}{s} = A \operatorname{ch} \sqrt{\frac{s}{a}} x + B \operatorname{sh} \sqrt{\frac{s}{a}} x.$$
 (32)

Po wyznaczeniu z równań (32) (30) (31) (10) stałych A i B i wstawieniu do (32) otrzymuje się:

$$t(x,s) - \frac{t_1}{s} = \frac{\frac{\alpha_2}{\lambda}(t_1 - t_2) \left[\sqrt{\frac{s}{a}} \text{ oh } \sqrt{\frac{s}{a}} x + \frac{\alpha_2}{\lambda} \sin \sqrt{\frac{s}{a}} x\right]}{s \left[\frac{s}{a} \text{ sh } \sqrt{\frac{s}{a}} + \frac{\alpha_1 + \alpha_2}{\lambda} \sqrt{\frac{s}{a}} \text{ oh } \sqrt{\frac{s}{a}} + \frac{\alpha_1 - \alpha_2}{\lambda^2} \sin \sqrt{\frac{s}{a}} \right]} (33)$$
po podstawieniu w równaniu (33) x = 0,  $\frac{t_1 - t_2}{s} = t_{1-2}(s) \text{ oraz } t(0,s) - \frac{t_1}{s} = \Delta t_{-4}(s) \text{ otrzymuse sie równanie temperatury na powierzobni ściany w prze$ 

=  $\Delta t_{s1}(s)$  otrzymuje się równanie temperatury na powierzchni ściany w padku skokowej zmiany temperatury otoczenia na zewnątrz

$$\Delta t_{s1}(s) = \frac{\frac{\alpha_2}{\lambda} \sqrt{s}}{\frac{s}{a} sh \sqrt{\frac{s}{a}} \delta + \frac{\alpha_1 + \alpha_2}{\lambda} \sqrt{\frac{s}{a}} ch \sqrt{\frac{s}{a}} \delta + \frac{\alpha_1 \alpha_2}{\lambda^2} sh \sqrt{\frac{s}{a}} \delta} \Delta t_{12}(s) \quad (34)$$

stąd po rozłożeniu w szereg potęgowy sh(z), ch(z)

$$sh \sqrt{\frac{8}{6}} \delta = \sqrt{\frac{8}{6}} \delta + \frac{(\sqrt{\frac{8}{6}} \delta)^3}{31} + \frac{(\sqrt{\frac{8}{6}} \delta)^5}{51} + \dots$$

oh 
$$\sqrt{\frac{s}{a}} \delta = 1 + \frac{\frac{s}{a} \delta^2}{21} + \frac{(\frac{s}{a})\delta}{41} + \dots$$

### Własności dynamiczne grubościennej płaskiej przegrody cieplnej

oraz po przekształceniach otrzymuje się

Ε

$$\Delta t_{s1}(s) = \frac{K_1}{1 + T_{11}v + T_{12}s^2 + \cdots T_{1n}s^n + \cdots} \Delta t_{12}(s), \qquad (35)$$

gdzie

$$1 = \frac{\alpha_2}{\alpha_1 + \alpha_2 + \alpha_1 \alpha_2 \frac{1}{2}}$$

$$\mathbf{T}_{1n} = \frac{\frac{\delta^{2n-1}}{(2n-1)T} + \frac{\sigma_1 + \sigma_2}{\lambda}}{a^n} \frac{\delta^{2n}}{(\frac{\sigma_1}{\lambda} + \frac{\sigma_2}{\lambda^2} + \frac{\sigma_1 \sigma_2}{\lambda^2} \delta)} \cdot \frac{\delta^{2n+1}}{\delta^2} \cdot (36)$$

Podstawiając następnie w równaniu (33) x = ô oraz t(ô,s)  $-\frac{t_1}{s} = \Delta t_{s2}(s)$ otrzymuje się równanie temperatury na powierzchni ściany w odpowiedzi na skokową zmianę temperatury otoczenia od strony tej powierzchni (od wewnątrz)

$$\Delta t_{s2}(s) = \frac{\frac{\alpha_2}{\lambda} \sqrt{\frac{s}{a}} \left[ \frac{\partial t}{\partial a} \sqrt{\frac{s}{a}} \frac{\partial t}{\partial a} + \frac{\frac{\alpha_2}{\lambda} \sqrt{\frac{s}{s}} sh \sqrt{\frac{s}{a}} \delta \right]}{\frac{s}{a} sh \sqrt{\frac{s}{a}} \delta + \frac{\alpha_1 + \alpha_2}{\lambda} \sqrt{\frac{s}{a}} oh \sqrt{\frac{s}{a}} + \frac{\alpha_1 - \alpha_2}{\lambda^2} sh \sqrt{\frac{s}{a}} \delta} \Delta t_{1-2}(s). \quad (37)$$

Stąd po rozłożeniu w szereg potęgowy sh i ch w liczniku oraz miąnowniku, po dokonaniu uproszczeń ctrzymuje się:

$$\Delta t_{s2}(s) = K_2 \frac{1 + T_{21}s + T_{22}s^2 + \dots + T_{2m}s^m + \dots}{1 + T_{11}s + T_{12}s^2 + \dots + T_{1m}s^m + \dots} \Delta t_{12}(s), \quad (38)$$

gdzie

$$K_{2} = \frac{\alpha_{2} + \alpha_{1} \alpha_{2}}{\alpha_{1} + \alpha_{2} + \alpha_{1} \alpha_{2} \frac{\delta}{\lambda}}$$

$$T_{2m} = \frac{\delta^{2m}}{(2m)T} + \frac{\alpha_{1}}{\lambda} \frac{\delta^{2m+1}}{(2m+1)T}$$

$$T_{1m} określa wzór (36).$$

(39)

Podobnie jak dla przypadku ściany nagrzewanej symetrycznie transmitancje (35) i (38) przegrody nagrzewanej niesymetrycznie stanowią ilorazy nieskończonych wielomianów operatorowych. Jednak ze względu na szybką zbieżność obu wielomianów dopuszczalne jest ograniczenie się do kilku pierwszych wyrazów.

Można zauważyć również w przypadku transmitanoji (38), że wartość stażych czasowych licznika jest mniejsza od wartości stałych czasowych mianownika, oo pozwala zaniedbać jako pomijalnie mały jeden wyraz szeregu więcej w liczniku niż w mianowniku.

W przypadku ograniczenia się do trzech pierwszych wyrazów otrzymuje się:

$$\Delta t_{s1}(s) = \frac{K_1}{1 + T_{11}s + T_{12}s^2 + T_{13}s^2} \Delta t_{12}(s)$$

oraz

$$\Delta t_{s2}(s) = K_2 \frac{1 + T_{21}s + T_{22}s^2}{1 + T_{11}s + T_{12}s^2 + T_{13}s^3} \Delta t_{12}(s).$$

Wyprowadzone w postaci wzcrów (35) i (38) transmitanoje przegrody nagrzewanej niesymetrycznie można wyprowadzić również drogą pośrednią z pomocą równania czasowego.

Poniżej przedstawiono wyprowadzenie transmitancji przegrody z pomocą równania czasowego dla oszacowania blędu stosowanego przybliżenia.

Pole temperatur w płycie, w przypadku skokowej zmiany temperatury w pomieszczeniu, dla przyjętego na rysunku 1 układu współrzędnych przy warunkach początkowych  $t(x,0) = t_0$  opisuje równanie (39).

$$\frac{t(x,t) - t_1}{t_2 - t_1} = \frac{1 + Bt_1 \frac{x}{\delta}}{1 + Bt_1 + \frac{Bt_1}{Bt_2}} - \sum_{n=1}^{n=\infty} A_n (\cos \mu_n \frac{x}{\delta} + \frac{Bt_1}{\mu_n} \sin \mu_n \frac{x}{\delta}) \exp(-\mu_n^2 F_0),$$

 $t_2 - temperatura w pomieszozeniu$  $<math>t_1 - temperatura otoczenia$  $Po - liczba Fouriera Fo = <math>\frac{aT}{r^2}$ .

Dla określenia zależności temperatury powierzchni od temperatury pomieszczenia, należy podstawić w równaniu (39)  $x = \delta$ . Ponadto, jeśli założy się że  $\Delta t_{s2} = t_{s2} - t_1$  oraz  $\Delta t_2 = t_2 - t_1$ , otrzymuje się:

$$\Delta t_{s2}(\tau) = \frac{1 + Bi_1}{1 + Bi_1 + Bi_2} - \sum_{n=1}^{D=\infty} A_n(\cos \mu_n) +$$

$$= \frac{\mathtt{Bi}_i}{\mu_n} \sin \mu_n ) \times \exp \left(-\mu_n^2 \operatorname{Fo}\right) \Delta t_2$$

Wartości µ, można odczytać z tablic [1] lub też wyznaczyć z równania, przy czym µ, są kolejnymi pierwiastkami równania

$$\operatorname{otg} \mu = \frac{\mu^2 - \operatorname{B1}_4 \operatorname{B1}_2}{\mu \operatorname{B1}_4 + \operatorname{B1}_2}$$

Natomiast wartość stałej A należy wyznaczyć z wzoru:

$$A_n = \frac{1}{(1 + \frac{Bl_1}{Bl_2})} \frac{\sin \mu_n \cos \mu_n + \mu_n}{2 \sin \mu_n} + \frac{Bl_1}{\mu_n} \sin \mu_n$$

W tym przypadku, podobnie jak w przypadku ściany obustronnie symetrycznie nagrzewanej, można zauważyć z przebiegu zmienności µ, że:

 $\mu_{n} \approx \mu_{1} + (n - 1) 3,14$ 

oraz ze wzrostem wskaźnika n szybko maleje wyrażenie

$$\mathbb{A}_n(\cos\mu_n+\frac{Bi_1}{\mu_n}\sin\mu_n)$$

z czego wynika, że ze wzrostem wskaźnika n, szereg staje się szybko zbieżny w ozasie i tak jak poprzednio można stwierdzić, że nie zostanie popełniony większy błąd, jeśli od pewnego wskaźnika n = i, wszystkie dalsze wyrazy szeregu zostaną zastąpione przebiegiem czasowym członu o wskaźniku i lub też zostaną zupełnie pominięte. Jednakże w przypadku ściany niesymetrycznie nagrzewanej, wartości u przy tych samych co dla ściany symetrycznej liczbach B1 = Bi<sub>1</sub> = Bi<sub>2</sub> są kilkakrotnie większe. Stąd też szybkość zbieżności w ozasie poszczególnych wyrazów szeregu ze wzrostem wskaź-

(40)

nika n jest mniejsza w stosunku do pierwszego wyrazu niż w przypadku ściany płaskiej a wskaźnik i, ograniczający zakres dopuszczalnych uproszczeń będzie większy i wzrastający ze wzrostem liczby Biota. Dla

$$B1_1 = B1_2 = 0,6; \mu_4^2 \approx 90 \mu_1^2$$

dla

 $B1_1 = B1_2 = 1,0; \mu_5^2 \approx 95 \mu_1^2$ 

dla

 $Bi_1 = Bi_2 = 2,0; \mu_6^2 \approx 80 \mu_1^2$ 

dla

$$B1_1 = B1_2 = 3,0; \mu_7^2 \approx 100 \mu_1^2$$

dla większych warteści liczb Bi, = Bi2 dochodzących do 100

µ<sup>2</sup><sub>7</sub> ≈ 50 /µ<sup>2</sup><sub>1</sub>

oo też w przypadku ograniczenia się do pierwszych sześciu wyrazów szeregu pozwoli otrzymać w miarę zadowalającą dokładność przybliżenia. Na podstawie powyższych danych można przyjąć, że dla liczb

B1, = B1, ≤ 0,6

uzyska się dostateozną dokładność, jeśli ograniczymy się do trzech pierwszych wyrazów ciągu. Dla liozb  $Bi_1 = Bi_2 \ll 1$  do czterech, dla liozb  $Bi_1 = Bi_2 \ll 2$  do pięciu, natomiast dla większych wartości liozb Bi do sześciu wyrazów. Jednocześnie z uwagi na wolniejszą zbieżność dalszych wyrazów szeregu w stosunku do pierwszego wyrazu, uzyska się znacznie większą dokładność przybliżenia, jeśli wyrazy o wskaźniku większym od 1 zastąpi się przebiegiem 'osasowym wyrazu o wskaźniku n = 1. W ten sposób w przypadku ograniczenia się do trzech pierwszych wyrazów szeregu n, dla Bi, = Bi, < 0,6.

$$\Delta t_{a2}(\tau) = \frac{1 + Bl_1}{1 + Bl_1 + Bl_2} \left[ 1 - \frac{A_1(\cos \mu_1 + \frac{Bl_1}{\mu_1} \sin \mu_1)}{1 + Bl_1} \exp\left(\frac{-\mu_1^2 a}{\delta^2} \tau\right) - \frac{1 + Bl_1}{1 + Bl_1 + \frac{Bl_1}{Bl_2}} \right]$$

$$\frac{A_2(\cos \mu_2 + \frac{Bl_1}{\mu_2} \sin \mu_2)}{\frac{1 + Bl_1}{1 + Bl_1 + \frac{Bl_1}{Bl_2}}} \exp(\frac{-\mu_2^2 a}{\delta^2} T) -$$

$$-(1 - \frac{A_1(\cos \mu_1 + \frac{B1_1}{\mu_1} \sin \mu_1)}{\frac{1 + B1_1}{1 + B1_1 + \frac{B1_1}{B1_2}}}$$

$$-\frac{A_2(\cos \mu_2 + \frac{B_1}{\mu_2} \sin \mu_2)}{\frac{1 + B_1}{1 + B_1}} \exp \left(\frac{-\mu_3^2}{\delta^2} \tau\right) \Delta t_2.$$

Stąd po transformacji Laplace'a i podstawieniu  $\Delta t_2(s) = \frac{\Delta t_2}{s}$  i dokonaniu przekształceń otrzymuje się:

$$\frac{\Delta t_{s2}(s)}{\Delta t_{2}(s)} = \frac{K_{y}(T_{4}s^{2} + T_{5}s + 1)}{(T_{1}s + 1)(T_{2}s + 1)(T_{3}s + 1)}, \qquad (42)$$

gdsie:

$$T_{1} = \frac{\delta^{2}}{\mu_{1}^{2} a} \quad T_{2} = \frac{\delta^{2}}{\mu_{2}^{2} a} \quad T_{3} = \frac{\delta^{2}}{\mu_{3}^{2} a}$$
$$K_{m} = \frac{1 + Bi_{1}}{1 + Bi_{1} + \frac{Bi_{1}}{Bi_{2}}}$$

Andrzej Gdula

$$T_{4} = \frac{A_{1}(\cos \mu_{1} + \frac{BI_{1}}{\mu_{1}} \sin \mu_{1})T_{2}T_{3}}{K_{1}} + \frac{A_{2}(\cos \mu_{2} + \frac{BI_{1}}{\mu_{2}} \sin \mu_{2}(T_{1}T_{3})}{K_{1}}$$

$$+ \left[1 - \frac{A_1(\cos \mu_1 + \frac{B_{1_1}}{\mu_1} \sin \mu_1)}{K_w} - \frac{A_2(\cos \mu_2 + \frac{B_{1_1}}{\mu_2} \sin \mu_2)}{K_w}\right] T_1 T_2$$

$$T_{5} = \frac{A_{1}(\cos \mu_{1} + \frac{Bi_{1}}{\mu_{1}} \sin \mu_{1})}{(T_{2}+T_{3}) + \frac{A_{2}(\cos \mu_{2} + \frac{Bi_{1}}{\mu_{2}} \sin \mu_{2})}{K_{1}} (T_{1}+T_{3}) + \frac{A_{2}(\cos \mu_{2} + \frac{Bi_{1}}{\mu_{2}} \sin \mu_{2})}{K_{1}} (T_{1}+T_{3}) + \frac{A_{2}(\cos \mu_{1} + \frac{Bi_{1}}{\mu_{2}} \sin \mu_{2})}{K_{1}} (T_{1}+T_{3}) + \frac{Bi_{1}}{\mu_{2}} \sin \mu_{2} (T_{1}+T_{3})} (T_{1}+T_{3}) + \frac{Bi_{1}}{\mu_{2}} \sin \mu_{2} (T_{1}+T_{3}) + \frac{Bi_{1}}{\mu_{2}} \sin \mu_{2} (T_{1}+T_{3})} (T_{1}+T_{3}) + \frac{Bi_{1}}{\mu_{2}} \sin \mu_{2} (T_{1}+T_{3}) + \frac{Bi_{1}}{\mu_{2}} \sin \mu_{2} (T_{1}+T_{3})} (T_{1}+T_{3}) + \frac{Bi_{1}}{\mu_{2}} \sin \mu_{2} (T_{1}+T_{$$

+ 
$$\left[1 - \frac{A_1(\cos \mu_1 + \frac{BI_1}{\mu_1} \sin \mu_1)}{R_{w}} - \frac{A_2(\cos \mu_2 + \frac{BI_1}{\mu_2} \sin \mu_2)}{R_{w}}\right] (T_1 + T_2)$$

Dla wyznaczenia zależności temperatury na powierzchni ściany od wewnątrz w odpowiedzi na skokową zmianę temperatury zewnętrznej  $\Delta t_2$  należy w równaniu czasowym (39) ściany podstawió x = 0. Podstawiając  $\Delta t_{s1} = t_{s1} - t_1$  otrzymuje się:

$$\Delta t_{s1}(T) = \left[\frac{1}{1 + Bt_1 + \frac{Bt_1}{Bt_2}} - \sum_{n=1}^{n=\infty} A_n \exp(-\mu_n^2 F_0)\right] \Delta t_2.$$

Po przeprowadzeniu jak poprzednio przekształosń i podstawieniu otrzymuje się:

$$\frac{\Delta t_{s1}(s)}{\Delta t_{2}(s)} = \frac{K_{0} (T_{04}s^{2} + T_{05}s + 1)}{(T_{1}s + 1)(T_{2}s + 1)(T_{3}s + 1)}$$
(43)

Ponieważ na podstawie równania (35) wynika, że licznik transmitancji (43) jest tożsamościowo równy Ko, stąd bezpiśrednio:

$$\frac{\Delta t_{s2}(s)}{\Delta t_2(s)} = \frac{E_0}{(T_1 s + 1)(T_2 s + 1)(T_3 s + 1)},$$

gdzie:

T,, T, T, przyjmują takie wartości, jak poprzednie

1

$$X_0 = \frac{1}{1 + Bi_1 + Bi_2}$$

W przypadku ograniczenia się do większej liczby wyrazów szeregu (39) transmitancję przegrody  $F_1(s) = \frac{\Delta t_{2}(s)}{\Delta t_{2}(s)}$  oraz  $F_2 = \frac{\Delta t_{34}(s)}{\Delta t_{2}(s)}$  można by wyzmaczyć tak, jak dla poprzedniego przypadku.

#### 4. Wnloski

W przedstawionym rozwiązaniu matematycznego modelu płaskiej przegrody oieplnej, dynamiczny błąd aproksymacji występuje jedynie tylko w posątkowym odcinku przebiegu czasowego, równym 1/100 – 1/50 czasu przebiegu temperatury na powierzchni płyty do stanu quasi ustalonego ( $T = 4 T_{\rm max}$ ), w odpowiedzi na skokową zmianę temperatury otoczenia płyty. Maksymalna wartość tego błędu z uwagi na niskie wartości współczynników A<sub>n</sub> ze wzrostem wskaźnika n jest nieznaczna i nie przekracza kilku procent wartości odpowiedzi skokowej w stanie ustalonym. Do małych liczb Bi wartość błędu aproksymacji jest niższa, natomiast dla wyższych wartości liczb Biota wartość błędu aproksymacji będzie wyższa.

#### LITERATURA

- [1] GRIGORIEW L., MONKOWSKIJ O.: Inzenernyje zadaozi niestacionarnogo teploobmiena Energia 1968 r.
- [2] KUZMIN M.P.: Blektromodelirowanie niekotorych niestacionarnych teplowych procesow Energia 1964 r.
- [3] ORDYNCEW W.M.: Opis matematyosny obiektów regulacji automatycznej WMT 1968 r.
- [4] STANISZEWSKI B.: Wymiana ciepła sadania i przykłady FWN 1965 r.
- [5] CERMAK J., PETERKA V., ZAVORKA J.: Dynamika regulowanych soustav Academia Praha 1968 r.

АННАМИЧЕСКИЕ СВОЙСТВА ТОЛСТОСТЕННОЙ ПЛОСКОЙ ТЕПЛОВОЙ ПРЕГРАДЫ

Резрие

В статье представлена математическая модель неограниченной толстостенной плоской теплавой преграды. Обозначены динамические параметры модели. Определена динамическая опибка аппроксимации.

### DYNAMIC PROPERTIES OF A THICK FLAT HEAT PARTITION

#### Summary

The paper presents the mathematical model of unsteady heat transfer through thick unlimited flat wall. The way of determining of model dynamic parameters are presented. Dynamic error of approximation is described.