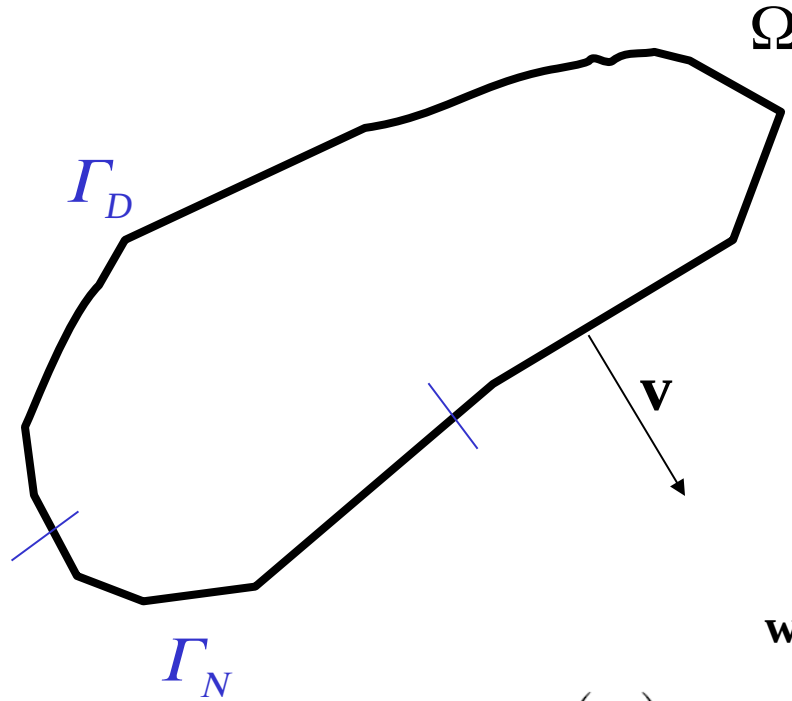


Metoda elementów skończonych, problemy dwuwymiarowe



problem modelowy:

$$-\nabla^2 u + a_0 u = f$$

w Ω

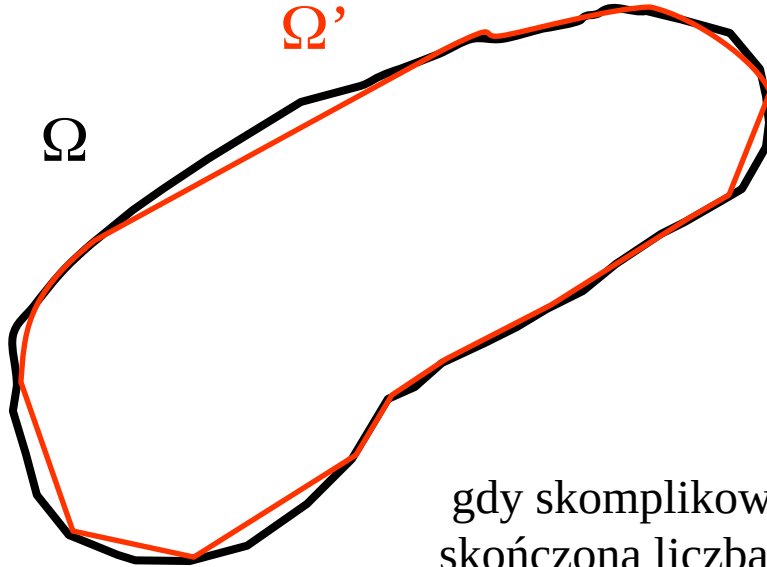
warunki brzegowe:

$$u(x) = g_D(x) \quad \text{na } \Gamma_D \quad \text{Dirichleta}$$

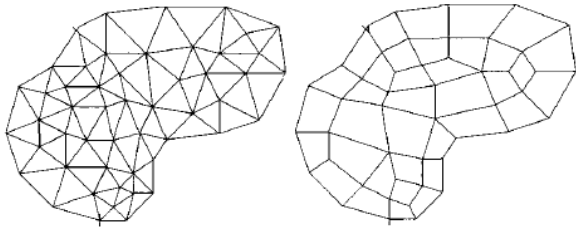
$$\frac{\partial u}{\partial \nu} = g_N(x) \quad \text{na } \Gamma_N \quad \text{Neumana}$$

problem ma jednoznaczne rozwiązanie,
jeśli
brzeg Γ_D nie ma zerowej długości.

Przybliżenie brzegu



gdy skomplikowany brzeg:
skończona liczba elementów
(trójkątów, czworokątów itp)
opisuje problem tylko w sposób
przybliżony
= przybliżone warunki brzegowe



gdy brzeg opisany funkcją wielomianową
problem można opisać przypisać za pomocą
skończonej liczby elementów krzywoliniowych

$$-\nabla^2 u + a_0 u = f$$

Słabe sformułowanie problemu z funkcją wagową $w(x)$

$$\int_{\Omega} (-\nabla^2 u + a_0 u) w(x) d\Omega = \int_{\Omega} f(x) w(x) d\Omega$$

całkowanie macierzy sztywności

Całkowanie przez części, 2 i więcej wymiary

Tw. Gaussa

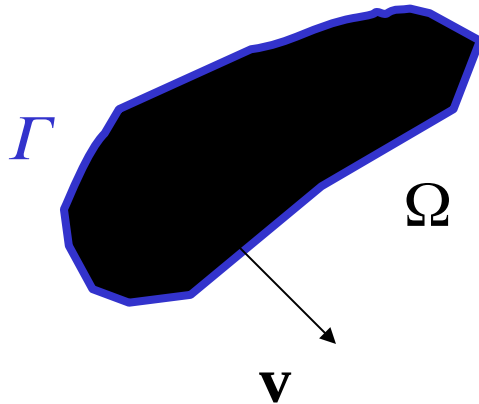
$$\int_{\Gamma} \mathbf{A} \cdot d\Gamma = \int_{\Omega} \nabla \cdot \mathbf{A} d\Omega$$

strumień pola wektorowego przez zamkniętą powierzchnię = dywergencja pola wewnątrz objętości ograniczonej powierzchnią

A niech będzie potencjalnym polem wektorowym

$$\mathbf{A} = \nabla a$$

$$\int_{\Gamma} \nabla a \cdot d\Gamma = \int_{\Omega} \nabla \cdot \nabla a d\Omega$$



a,b – dwie funkcje skalarne

tożsamość:

$$\int_{\Gamma} \mathbf{A} \cdot d\Gamma = \int_{\Omega} \nabla \cdot \mathbf{A} d\Omega$$

$$\nabla \cdot (a \nabla b) = a \nabla^2 b + (\nabla a) \cdot (\nabla b)$$

scałkować po objętości

$$\int_{\Omega} \nabla \cdot (a \nabla b) d\Omega = \int_{\Gamma} a \nabla b d\Gamma$$

$$\int_{\Gamma} a \nabla b d\Gamma = \int_{\Omega} a \nabla^2 b d\Omega + \int_{\Omega} \nabla a \cdot \nabla b d\Omega$$

całkowanie przez części
tw. Gaussa-Greena

W 1D

$$a \frac{db}{dx} \Big|_{x=x_1}^{x=x_2} = \int_{x_1}^{x_2} a \frac{d^2 b}{dx^2} dx + \int_{x_1}^{x_2} \frac{da}{dx} \frac{db}{dx} dx$$

całka brzegowa w 1D: brzeg składa się z dwóch punktów

wracamy do słabej formy równania różniczkowego

$$\int_{\Omega} \left(-\nabla^2 u + a_0 u \right) w(x) d\Omega = \int_{\Omega} f(x) w(x) d\Omega$$

tw. G-G

$$\int_{\Gamma} a \nabla b d\Gamma = \int_{\Omega} a \nabla^2 b d\Omega + \int_{\Omega} \nabla a \cdot \nabla b d\Omega$$

$$- \int_{\Omega} (\nabla^2 u) w d\Omega = \int_{\Omega} (\nabla u) \cdot (\nabla w) d\Omega - \int_{\Gamma} (\nabla u) w d\Gamma$$

redukuje rząd pochodnych

$$\int_{\Omega} (\nabla u \cdot \nabla w + a_0 u w) d\Omega = \int_{\Omega} f w d\Omega + \int_{\Gamma} w \nabla u d\Gamma$$

na części Γ : w. brzegowy na wartość u .

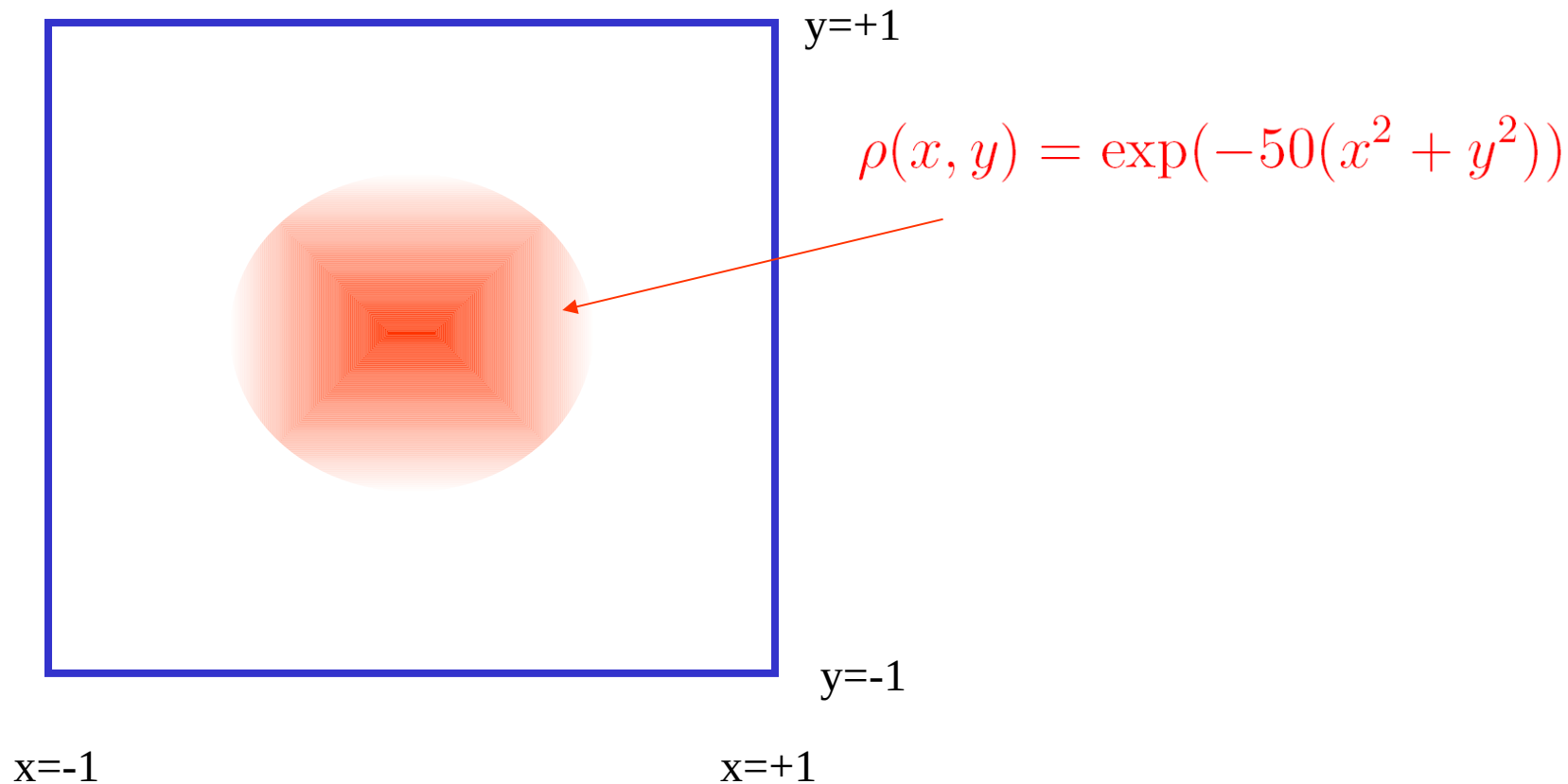
Całka po Γ znika jeśli $w(\text{na } \Gamma) = 0$. U Galerkina – w takie jak funkcje bazowe.

Jeśli rozwiązanie u nie znika na brzegu, całka brzegowa istnieje i trzeba się z nią uporać.

W dalszej części wykładu – metoda elementów brzegowych, gdzie tego typu całki omawianie

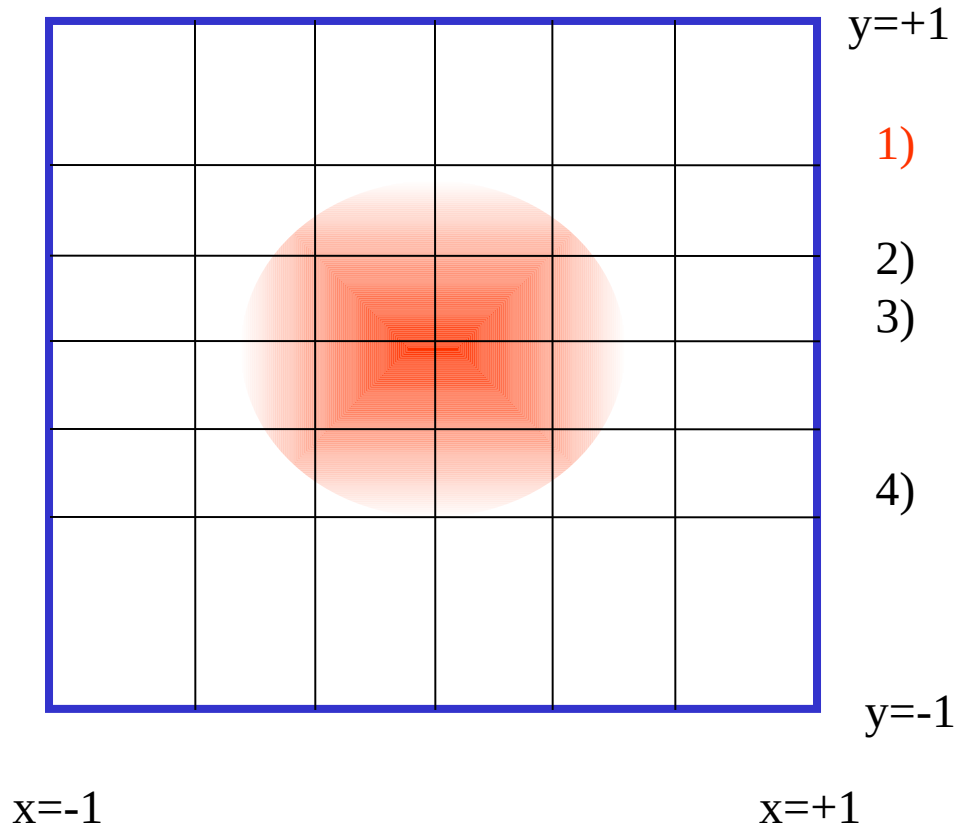
Pierwszy problem:

uziemiona skrzynka potencjał $u=0$



$$\nabla^2 u = -\rho(x, y)$$

Pierwszy problem:

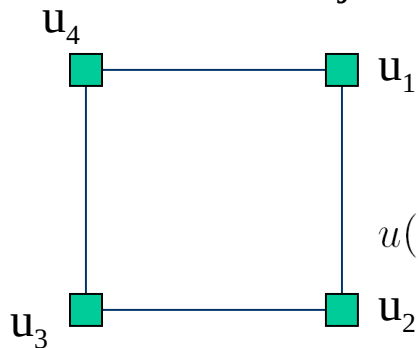


- 1) podzielić płaszczyznę na elementy (zaczniemy od czworokątnych el.)
- 2) wybrać funkcje kształtu
- 3) policzyć macierze sztywności i wektory obciążeń dla wszystkich elementów
- 4) złożyć globalną macierz sztywności i globalny wektor obciążeń

$$\nabla^2 u = -\rho(x, y)$$

wybrać funkcje kształtu

najniższy rząd na kwadratowym elemencie:
biliniowe funkcje kształtu

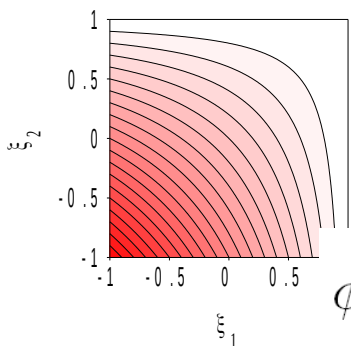


$$u(\xi_1, \xi_2) = u_1\phi_1(\xi_1, \xi_2) + u_2\phi_2(\xi_1, \xi_2) + u_3\phi_3(\xi_1, \xi_2) + u_4\phi_4(\xi_1, \xi_2)$$

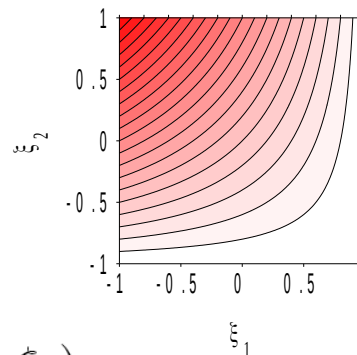
1D: $\frac{x_{m-1} \quad x_m}{-1 \quad 1}$
element

$$\phi_1 = 1/2 - 1/2 \xi$$

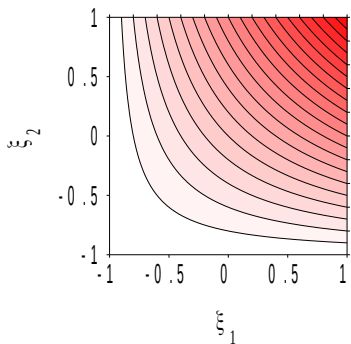
$$\phi_2 = 1/2 + 1/2 \xi$$



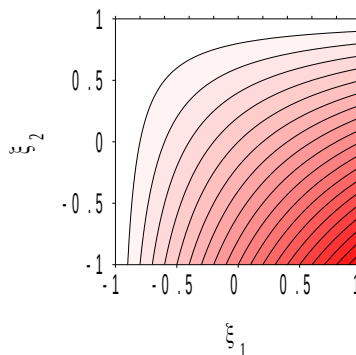
$$\phi_3(\xi_1, \xi_2) = \frac{1}{4}(1 - \xi_1)(1 - \xi_2)$$



$$\phi_4(\xi_1, \xi_2) = \frac{1}{4}(1 - \xi_1)(1 + \xi_2)$$

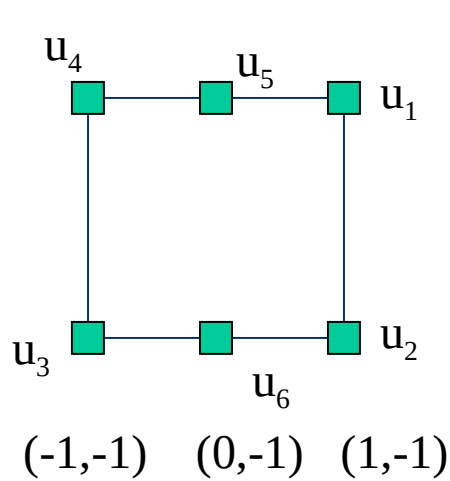


każda z funkcji kształtu:
osiąga wartość 1 w jednym z narożników
zeruje się w pozostałych



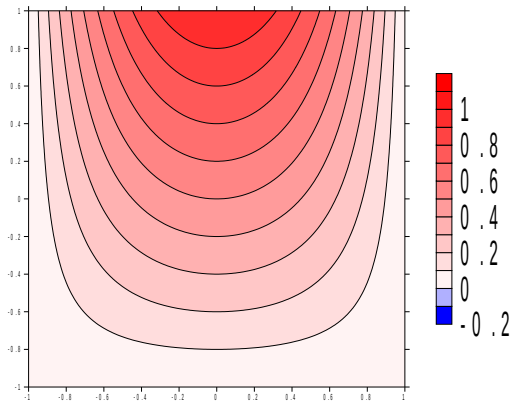
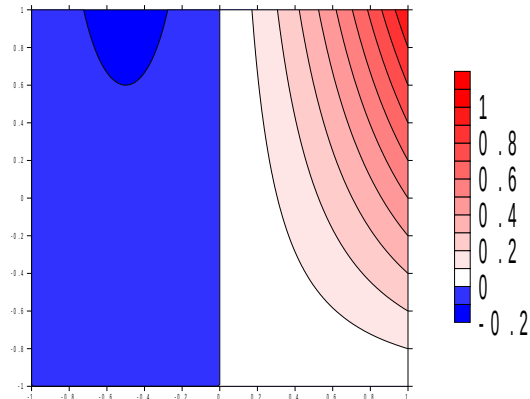
$$\phi_1(\xi_1, \xi_2) = \frac{1}{4}(1 + \xi_1)(1 + \xi_2) \quad \phi_2(\xi_1, \xi_2) = \frac{1}{4}(1 + \xi_1)(1 - \xi_2)$$

wyższego rzędu: iloczyn funkcji bazowych Lagrange'a w obydwu wymiarach
 np. kwadratowe w x, liniowe w y



$$u(\xi_1, \xi_2) = \sum_{i=1}^6 u_i \phi_i(\xi_1, \xi_2)$$

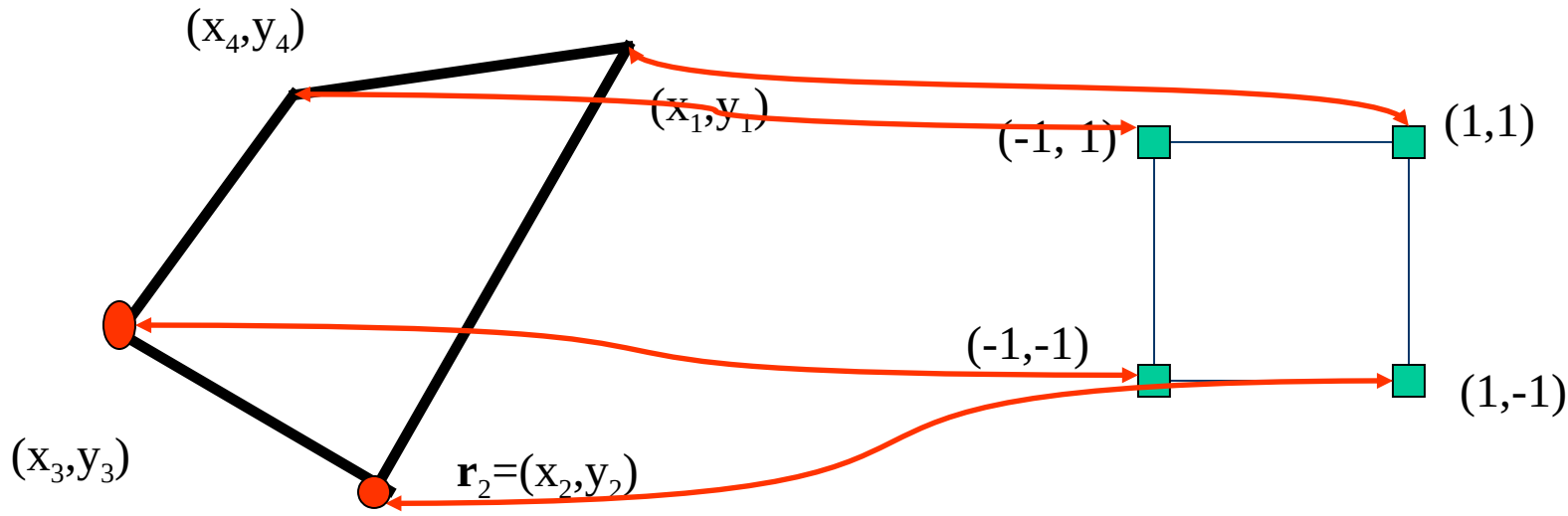
$$\phi_1(\xi_1, \xi_2) = \frac{1}{2}(\xi_2 + 1) \times \frac{(\xi_1)(\xi_1 + 1)}{2}$$



$$\phi_6(\xi_1, \xi_2) = -\frac{1}{2}(\xi_2 + 1) \times (\xi_1 - 1)(\xi_1 + 1)$$

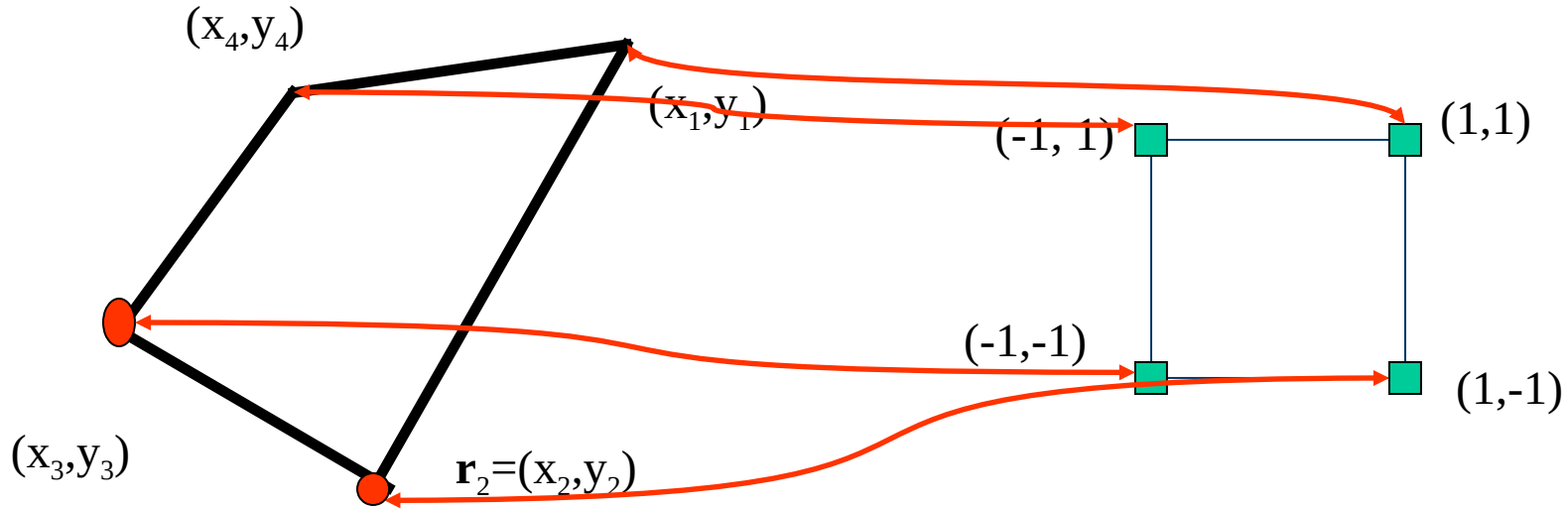
itd.

3) transformacja elementu z przestrzeni referencyjnej



wzajemnie jednoznaczne mapowanie ??? Jak to zrobić?

3) transformacja elementu z przestrzeni referencyjnej



wzajemnie jednoznaczne mapowanie:??? Jak to zrobić? - zaskakująco łatwo

$$\mathbf{r}(\xi) = \sum_{i=1}^4 \mathbf{r}_i \phi_i(\xi) \quad \begin{pmatrix} x \\ y \end{pmatrix} = \sum_{i=1}^4 \begin{pmatrix} x_i \\ y_i \end{pmatrix} \phi_i(\xi_1, \xi_2)$$

biliniowe funkcje kształtu (do mapowania zawsze, nawet gdy używane są później wyższe)

$$\phi_1(\xi_1, \xi_2) = \frac{1}{4}(1 + \xi_1)(1 + \xi_2)$$

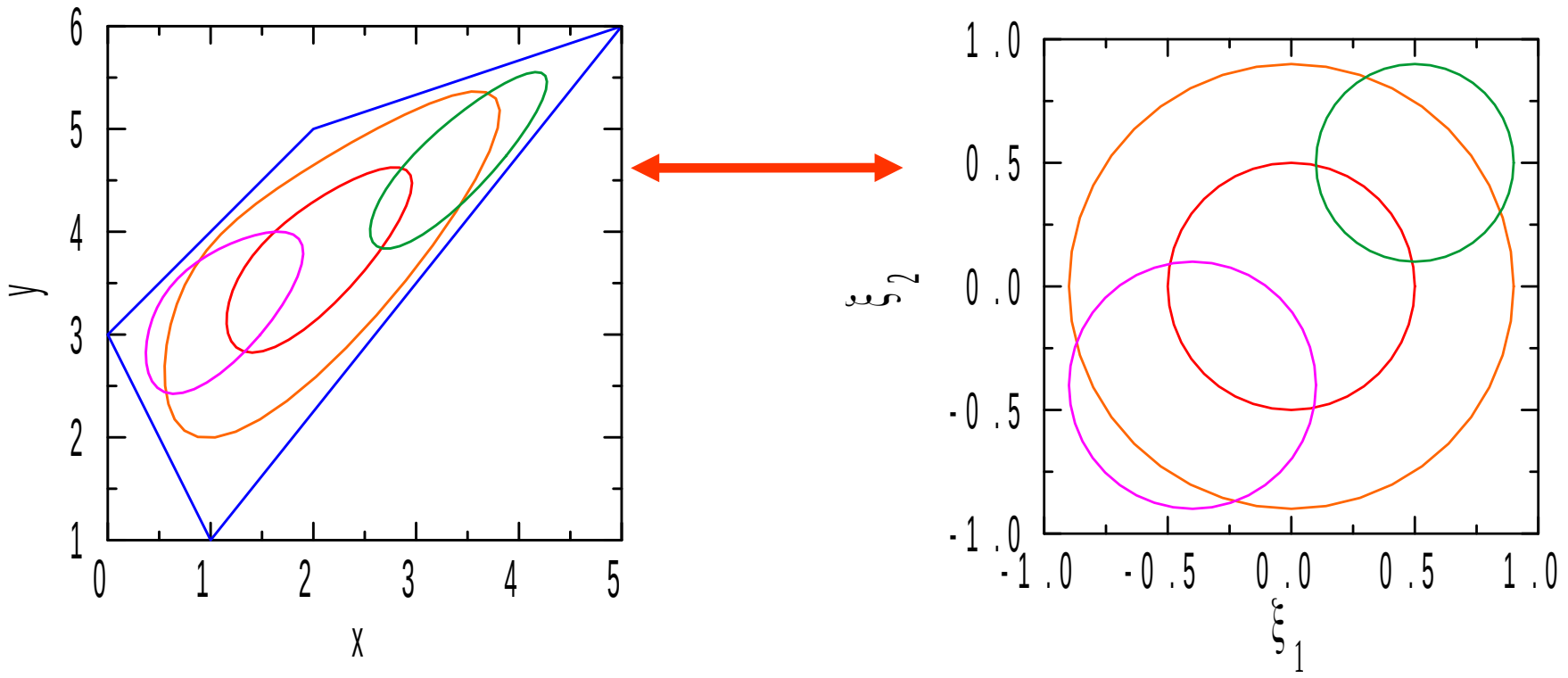
$$\phi_3(\xi_1, \xi_2) = \frac{1}{4}(1 - \xi_1)(1 - \xi_2)$$

$$\phi_2(\xi_1, \xi_2) = \frac{1}{4}(1 + \xi_1)(1 - \xi_2)$$

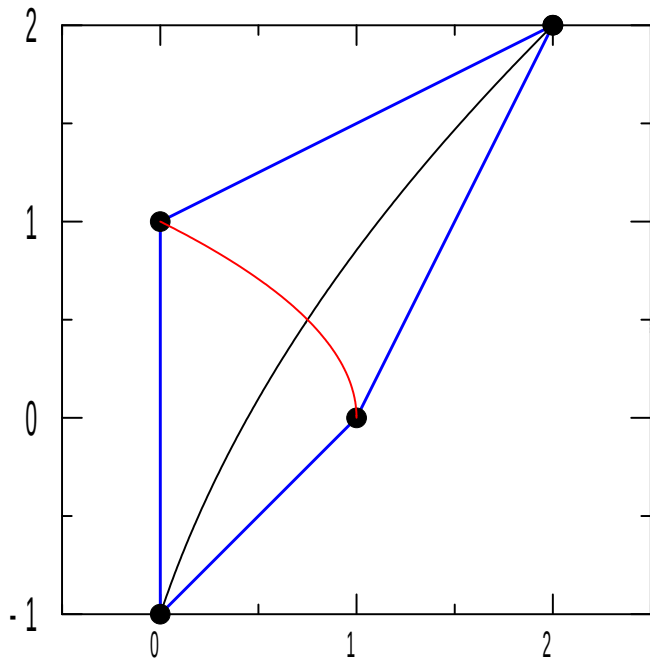
$$\phi_4(\xi_1, \xi_2) = \frac{1}{4}(1 - \xi_1)(1 + \xi_2)$$

$$\begin{pmatrix} x \\ y \end{pmatrix} = \sum_{i=1}^4 \begin{pmatrix} x_i \\ y_i \end{pmatrix} \phi_i(\xi_1, \xi_2)$$

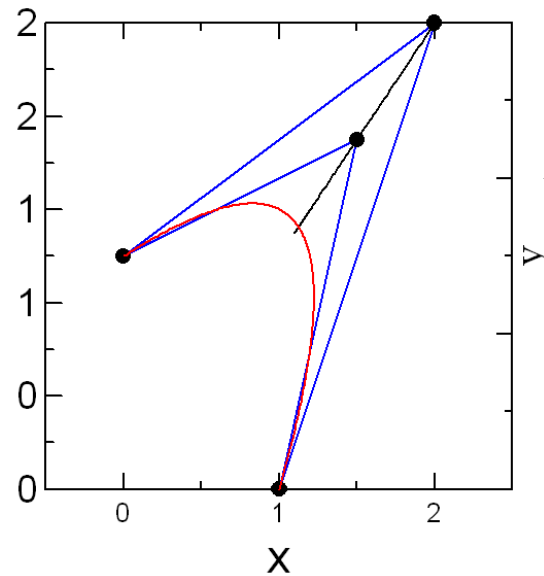
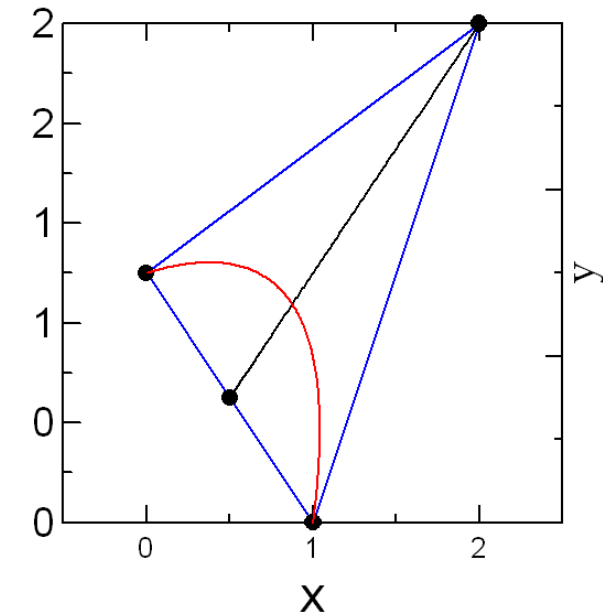
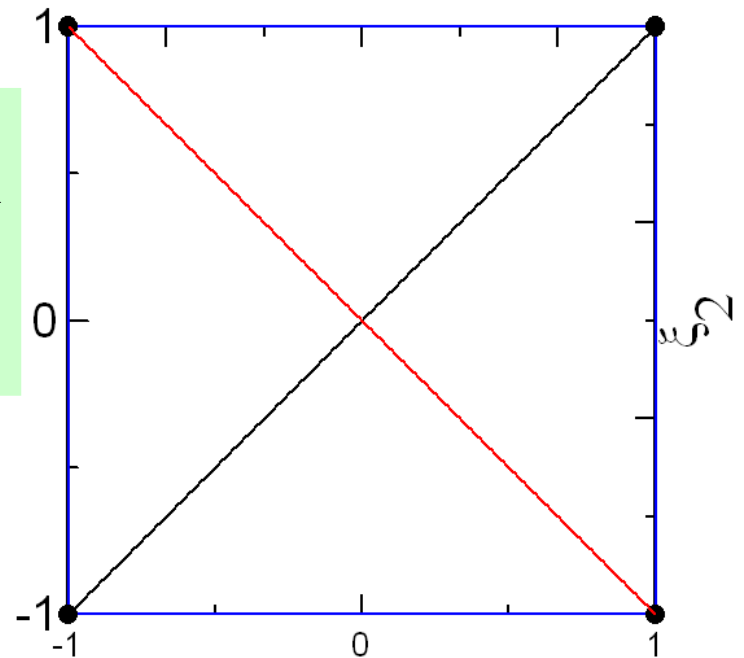
składanie narożników
: w każdym tylko 1 funkcja nie zanika



co się dzieje z przekątnymi? transformacja elementu do przestrzeni referencyjnej

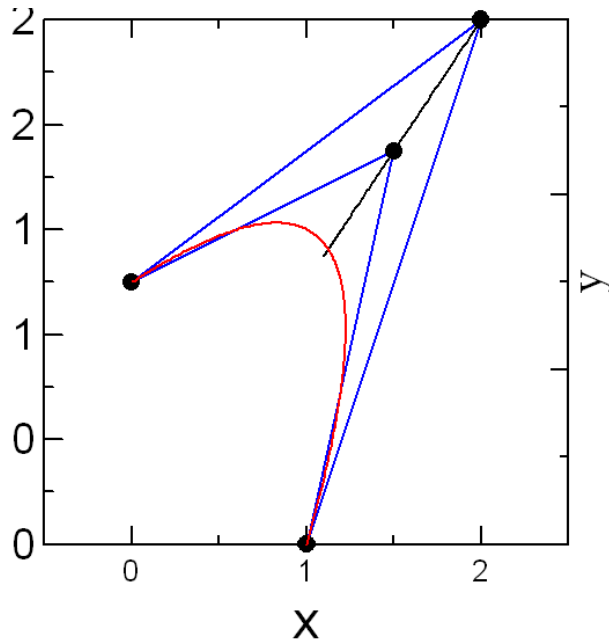
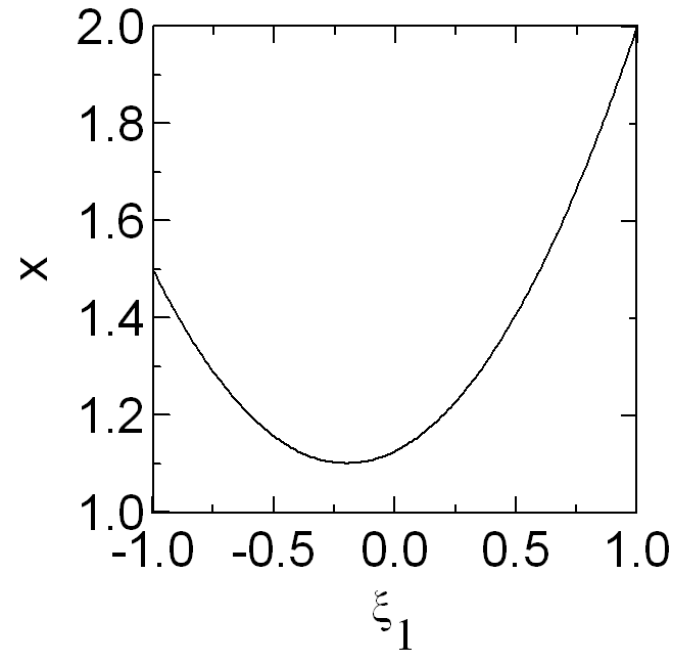
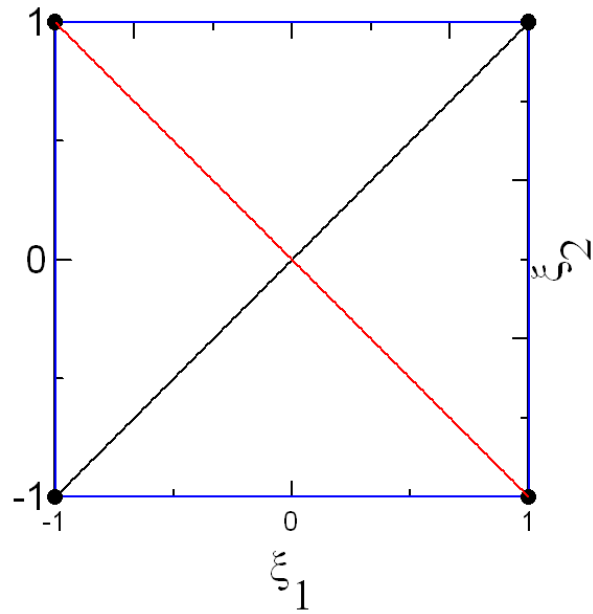


przekształcenie nie jest liniowe i nie zachowuje równoległości prostych



← element wklęsły wewnątrz mapowane na zewnątrz, nie chcemy takich elementów. mają być wypukłe

element wkłesły niedobry -mapowanie nie jest bijekcją



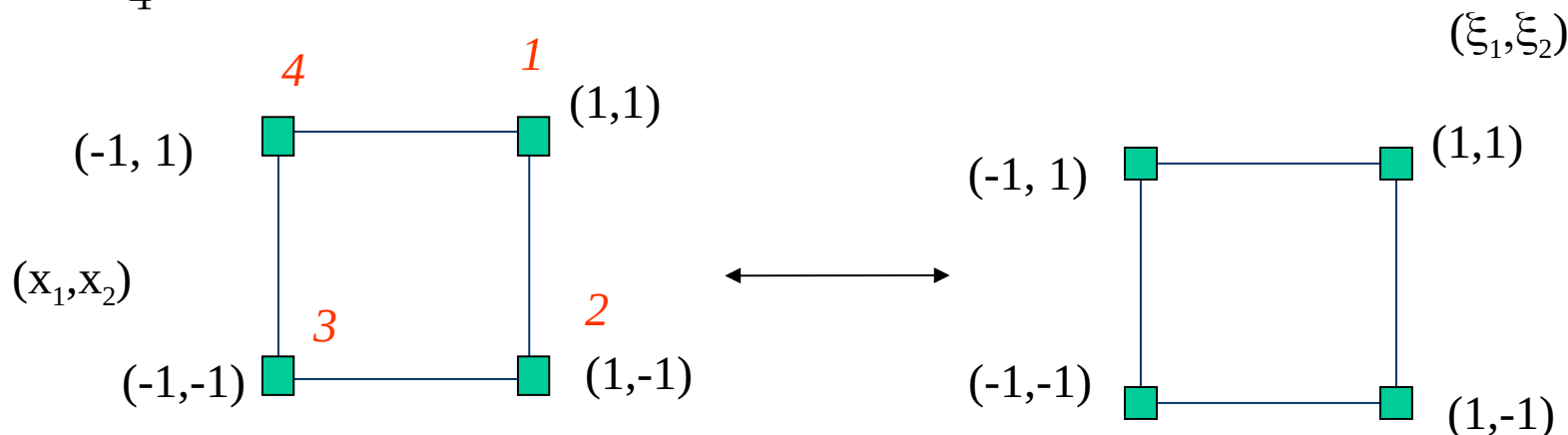
liczone wzdłuż antydiagonali

Mapowanie p. referencyjnej na fizyczną: przypadki szczególne 1. tożsamość

$$\begin{pmatrix} x \\ y \end{pmatrix} = \sum_{i=1}^4 \begin{pmatrix} x_i \\ y_i \end{pmatrix} \phi_i(\xi_1, \xi_2)$$

$$\phi_1(\xi_1, \xi_2) = \frac{1}{4}(1 + \xi_1)(1 + \xi_2) \quad \phi_3(\xi_1, \xi_2) = \frac{1}{4}(1 - \xi_1)(1 - \xi_2)$$

$$\phi_2(\xi_1, \xi_2) = \frac{1}{4}(1 + \xi_1)(1 - \xi_2) \quad \phi_4(\xi_1, \xi_2) = \frac{1}{4}(1 - \xi_1)(1 + \xi_2)$$



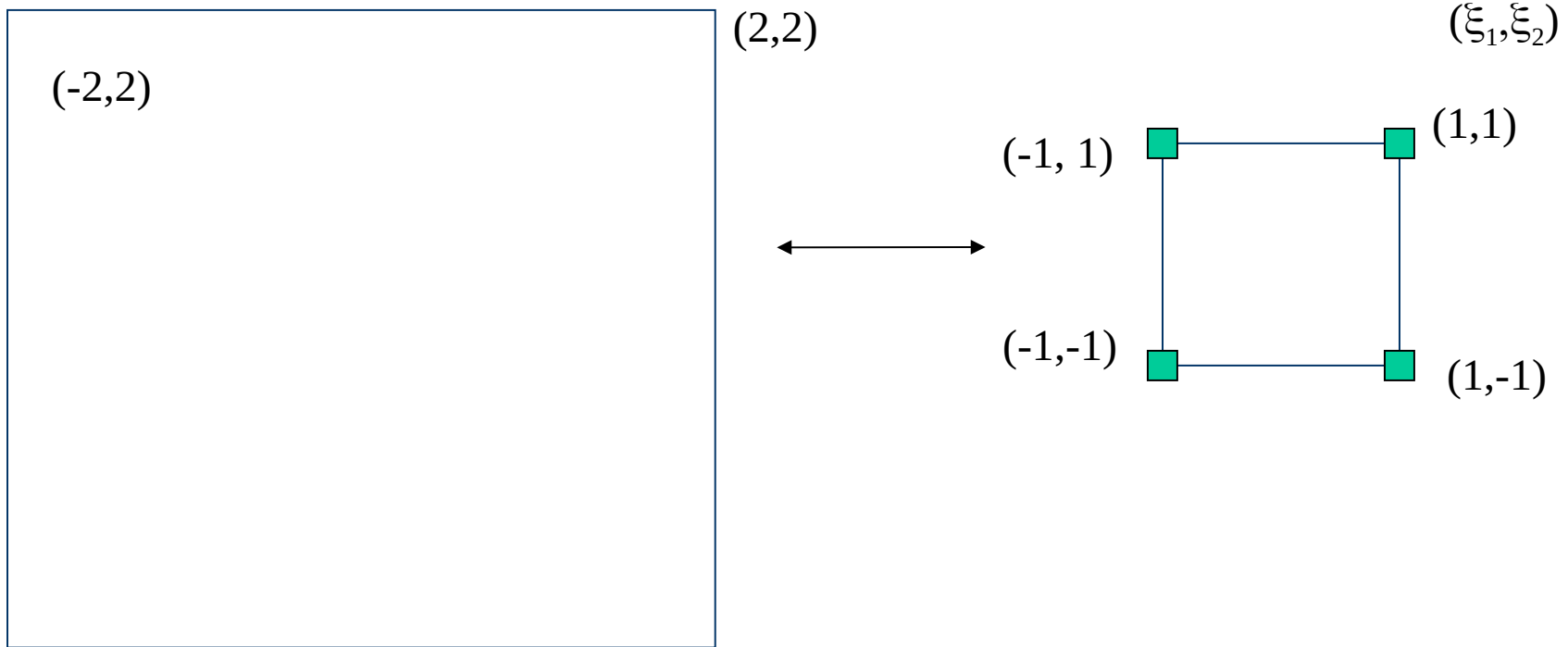
$$x = \frac{1}{4} [(1 + \xi_1)(1 + \xi_2) + (1 + \xi_1)(1 - \xi_2) - (1 - \xi_1)(1 - \xi_2) - (1 - \xi_1)(1 + \xi_2)]$$

$$x = \frac{1}{4} [2(1 + \xi_1) - 2(1 - \xi_1)] = \xi_1$$

$$y = \frac{1}{4} [(1 + \xi_1)(1 + \xi_2) - (1 + \xi_1)(1 - \xi_2) - (1 - \xi_1)(1 - \xi_2) + (1 - \xi_1)(1 + \xi_2)]$$

$$y = \frac{1}{4} [2(1 + \xi_2) - 2(1 - \xi_2)] = \xi_2$$

Mapowanie p. referencyjnej na fizyczną: przypadki szczególne 2 powiększenie



$(-2,-2)$

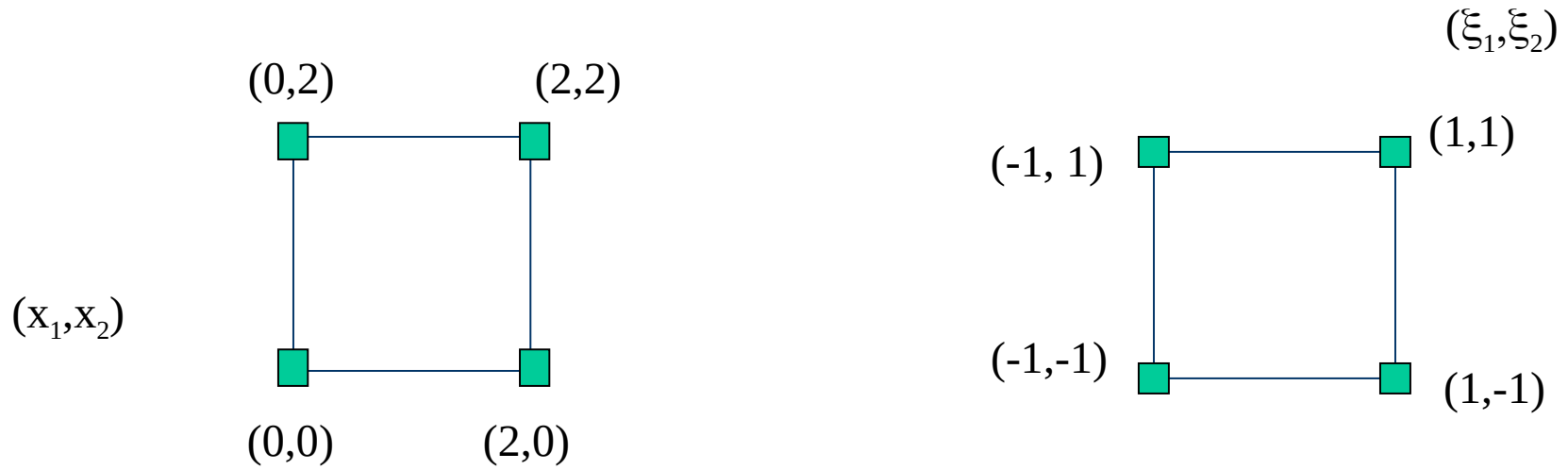
$(2,-2)$

$$x = 2\xi_1$$

$$y = 2\xi_2$$

$$\begin{pmatrix} x \\ y \end{pmatrix} = \sum_{i=1}^4 \begin{pmatrix} x_i \\ y_i \end{pmatrix} \phi_i(\xi_1, \xi_2)$$

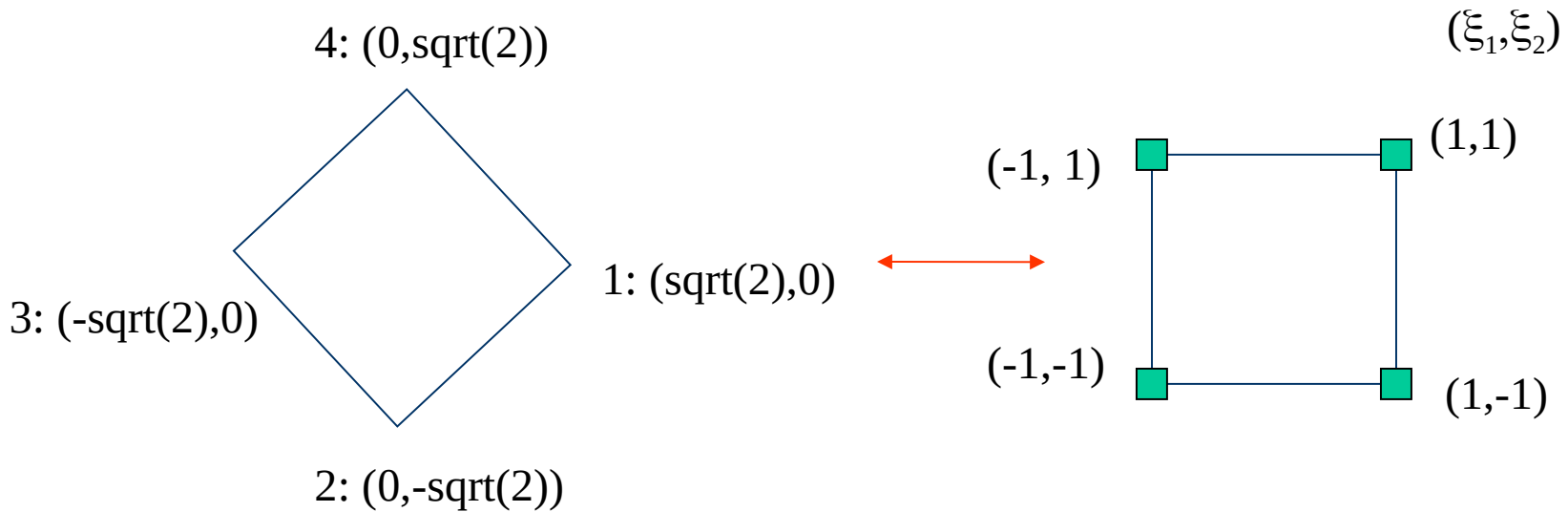
Mapowanie p. referencyjnej na fizyczną: przypadki szczególne 3 przesunięcie



$$x = \frac{1}{4} [2(1 + \xi_1)(1 + \xi_2) + 2(1 + \xi_1)(1 - \xi_2)] = \xi_1 + 1$$

$$y = \frac{1}{4} [2(1 + \xi_1)(1 + \xi_2) + 2(1 - \xi_1)(1 + \xi_2)] = \xi_2 + 1$$

Mapowanie p. referencyjnej na fizyczną: przypadki szczególne 4 obrót



$$x = \frac{1}{4} \left(\sqrt{2}(1 + \xi_1)(1 + \xi_2) - \sqrt{2}(1 - \xi_1)(1 - \xi_2) \right) \quad x = \frac{\sqrt{2}}{2} (\xi_1 + \xi_2)$$

$$y = \frac{1}{4} \left(-\sqrt{2}(1 + \xi_1)(1 - \xi_2) + \sqrt{2}(1 - \xi_1)(1 + \xi_2) \right) \quad y = \frac{\sqrt{2}}{2} (-\xi_1 + \xi_2)$$

$$\begin{pmatrix} x \\ y \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \cos(\theta) & -\sin(\theta) \\ \sin(\theta) & \cos(\theta) \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \xi_1 \\ \xi_2 \end{pmatrix} \quad \theta = -\pi/4$$

Macierz sztywności-całkowanie w przestrzeni referencyjnej

$$f = -\rho(x, y)$$

bo warunki brzegowe

$$\int_{\Omega} (\nabla u \cdot \nabla w + \cancel{a_0 u w}) d\Omega = \int_{\Omega} f w d\Omega + \int_{\Gamma} \cancel{w \nabla u} d\Gamma$$

bo tego nie ma w równaniu (Poissona)

$$u(\xi_1, \xi_2) = \sum_{i=1}^m u_i \phi_i(\xi_1, \xi_2)$$

$$\text{Galerkin: } w = \phi_j(\xi_1, \xi_2)$$

do macierzy sztywności

$$\nabla \phi_i \cdot \nabla \phi_j = \frac{\partial \phi_i}{\partial x} \frac{\partial \phi_j}{\partial x} + \frac{\partial \phi_i}{\partial y} \frac{\partial \phi_j}{\partial y}$$

$$\frac{\partial \phi_i}{\partial x} = \frac{\partial \phi_i}{\partial \xi_1} \frac{\partial \xi_1}{\partial x} + \frac{\partial \phi_i}{\partial \xi_2} \frac{\partial \xi_2}{\partial x}$$

$$\nabla \phi_i \cdot \nabla \phi_j = \left(\sum_k \frac{\partial \phi_i}{\partial \xi_k} \frac{\partial \xi_k}{\partial x} \right) \times \left(\sum_k \frac{\partial \phi_j}{\partial \xi_k} \frac{\partial \xi_k}{\partial x} \right) + \left(\sum_k \frac{\partial \phi_i}{\partial \xi_k} \frac{\partial \xi_k}{\partial y} \right) \times \left(\sum_k \frac{\partial \phi_j}{\partial \xi_k} \frac{\partial \xi_k}{\partial y} \right)$$

$$\nabla \phi_i \cdot \nabla \phi_j = \left(\sum_k \frac{\partial \phi_i}{\partial \xi_k} \frac{\partial \xi_k}{\partial x} \right) \times \left(\sum_k \frac{\partial \phi_j}{\partial \xi_k} \frac{\partial \xi_k}{\partial x} \right) + \left(\sum_k \frac{\partial \phi_i}{\partial \xi_k} \frac{\partial \xi_k}{\partial y} \right) \times \left(\sum_k \frac{\partial \phi_j}{\partial \xi_k} \frac{\partial \xi_k}{\partial y} \right)$$

potrzebne

$$\frac{\partial \xi_k}{\partial x} \quad \frac{\partial \xi_k}{\partial y} \quad k=1,2 \quad \text{a mamy } x(\xi_1, \xi_2) \text{ i } y(\xi_1, \xi_2)$$

$$\begin{pmatrix} \frac{\partial \xi_1}{\partial x} & \frac{\partial \xi_1}{\partial y} \\ \frac{\partial \xi_2}{\partial x} & \frac{\partial \xi_2}{\partial y} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \frac{\partial x}{\partial \xi_1} & \frac{\partial x}{\partial \xi_2} \\ \frac{\partial y}{\partial \xi_1} & \frac{\partial y}{\partial \xi_2} \end{pmatrix}^{-1}$$

$$\begin{pmatrix} \frac{\partial \xi_1}{\partial x} & \frac{\partial \xi_1}{\partial y} \\ \frac{\partial \xi_2}{\partial x} & \frac{\partial \xi_2}{\partial y} \end{pmatrix} = \frac{1}{\frac{\partial x}{\partial \xi_1} \frac{\partial y}{\partial \xi_2} - \frac{\partial y}{\partial \xi_1} \frac{\partial x}{\partial \xi_2}} \begin{pmatrix} \frac{\partial y}{\partial \xi_2} & -\frac{\partial x}{\partial \xi_2} \\ -\frac{\partial y}{\partial \xi_1} & \frac{\partial x}{\partial \xi_1} \end{pmatrix}$$

Jakobian

$$\begin{pmatrix} \frac{\partial \xi_1}{\partial x} & \frac{\partial \xi_1}{\partial y} \\ \frac{\partial \xi_2}{\partial x} & \frac{\partial \xi_2}{\partial y} \end{pmatrix} = \frac{1}{\frac{\partial x}{\partial \xi_1} \frac{\partial y}{\partial \xi_2} - \frac{\partial y}{\partial \xi_1} \frac{\partial x}{\partial \xi_2}} \begin{pmatrix} \frac{\partial y}{\partial \xi_2} & -\frac{\partial x}{\partial \xi_2} \\ -\frac{\partial y}{\partial \xi_1} & \frac{\partial x}{\partial \xi_1} \end{pmatrix}$$

$$\begin{pmatrix} x \\ y \end{pmatrix} = \sum_{i=1}^4 \begin{pmatrix} x_i \\ y_i \end{pmatrix} \phi_i(\xi_1, \xi_2)$$

$$\phi_1(\xi_1, \xi_2) = \frac{1}{4}(1 + \xi_1)(1 + \xi_2) \quad \phi_3(\xi_1, \xi_2) = \frac{1}{4}(1 - \xi_1)(1 - \xi_2)$$

$$\phi_2(\xi_1, \xi_2) = \frac{1}{4}(1 + \xi_1)(1 - \xi_2) \quad \phi_4(\xi_1, \xi_2) = \frac{1}{4}(1 - \xi_1)(1 + \xi_2)$$

$\frac{\partial \phi_1}{\partial \xi_1} = \frac{1}{4}(1 + \xi_2)$	$\frac{\partial \phi_1}{\partial \xi_2} = \frac{1}{4}(1 + \xi_1)$	$\frac{\partial x}{\partial \xi_1} = \frac{1}{4}(x_1 + x_2 - x_3 - x_4 + \xi_2(x_1 - x_2 + x_3 - x_4))$
$\frac{\partial \phi_2}{\partial \xi_1} = \frac{1}{4}(1 - \xi_2)$	$\frac{\partial \phi_2}{\partial \xi_2} = -\frac{1}{4}(1 + \xi_1)$	$\frac{\partial x}{\partial \xi_2} = \frac{1}{4}(x_1 - x_2 - x_3 + x_4 + \xi_1(x_1 - x_2 + x_3 - x_4))$
$\frac{\partial \phi_3}{\partial \xi_1} = -\frac{1}{4}(1 - \xi_2)$	$\frac{\partial \phi_3}{\partial \xi_2} = -\frac{1}{4}(1 - \xi_1)$	$\frac{\partial y}{\partial \xi_1} = \frac{1}{4}(y_1 + y_2 - y_3 - y_4 + \xi_2(y_1 - y_2 + y_3 - y_4))$
$\frac{\partial \phi_4}{\partial \xi_1} = -\frac{1}{4}(1 + \xi_2)$	$\frac{\partial \phi_4}{\partial \xi_2} = \frac{1}{4}(1 - \xi_1)$	$\frac{\partial y}{\partial \xi_2} = \frac{1}{4}(y_1 - y_2 - y_3 + y_4 + \xi_1(y_1 - y_2 + y_3 - y_4))$

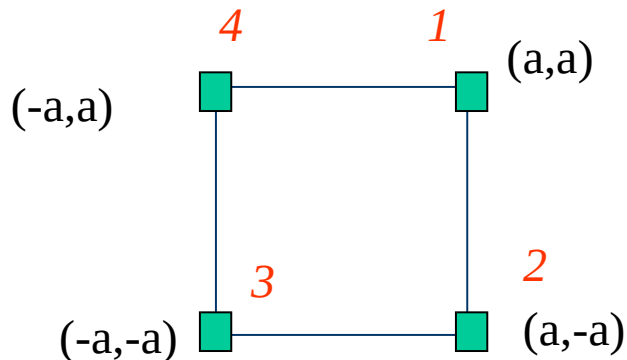
$$\begin{pmatrix} \frac{\partial \xi_1}{\partial x} & \frac{\partial \xi_1}{\partial y} \\ \frac{\partial \xi_2}{\partial x} & \frac{\partial \xi_2}{\partial y} \end{pmatrix} = \frac{1}{\frac{\partial x}{\partial \xi_1} \frac{\partial y}{\partial \xi_2} - \frac{\partial y}{\partial \xi_1} \frac{\partial x}{\partial \xi_2}} \begin{pmatrix} \frac{\partial y}{\partial \xi_2} & -\frac{\partial x}{\partial \xi_2} \\ -\frac{\partial y}{\partial \xi_1} & \frac{\partial x}{\partial \xi_1} \end{pmatrix}$$

Jakobian (mianownik)

$$\begin{aligned} J &= \frac{1}{8} \xi_1 ((x_1 - x_4)(y_3 - y_2) + (x_2 - x_3)(y_1 - y_4)) \\ &+ \frac{1}{8} \xi_2 ((x_1 - x_2)(y_4 - y_3) + (x_3 - x_4)(y_1 - y_2)) \\ &+ \frac{1}{8} ((x_1 - x_3)(y_4 - y_2) - (x_4 - x_2)(y_1 - y_3)) \end{aligned}$$

zależy od kształtu i rozmiaru
elementu w przestrzeni
fizycznej

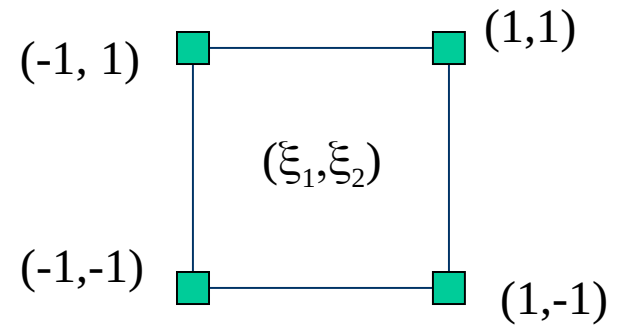
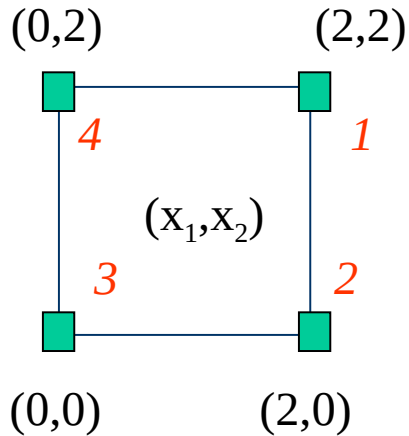
Jakobian dla powiększenia



$$\begin{aligned} J &= \frac{1}{8} \xi_1 ((x_1 - x_4)(y_3 - y_2) + (x_2 - x_3)(y_1 - y_4)) \\ &+ \frac{1}{8} \xi_2 ((x_1 - x_2)(y_4 - y_3) + (x_3 - x_4)(y_1 - y_2)) \\ &+ \frac{1}{8} ((x_1 - x_3)(y_4 - y_2) - (x_4 - x_2)(y_1 - y_3)) \end{aligned}$$

$$J = a^2$$

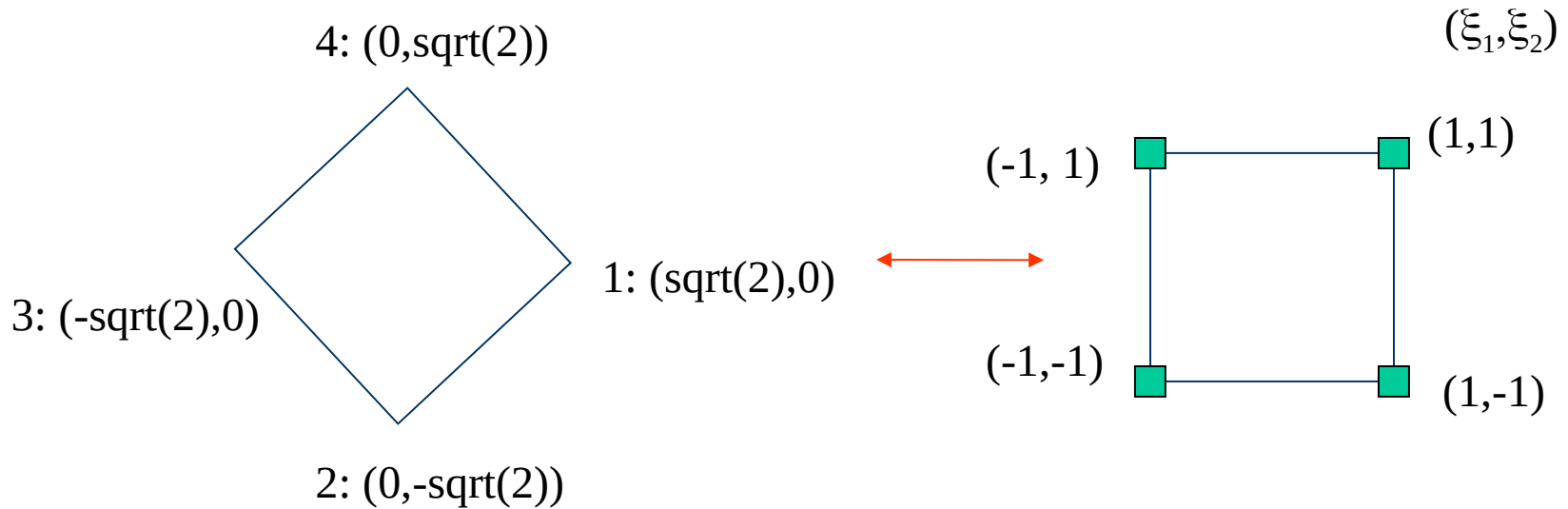
Jakobian dla przesunięcia



$$\begin{aligned} J &= \frac{1}{8} \xi_1 ((x_1 - x_4)(y_3 - y_2) + (x_2 - x_3)(y_1 - y_4)) \\ &\quad + \frac{1}{8} \xi_2 ((x_1 - x_2)(y_4 - y_3) + (x_3 - x_4)(y_1 - y_2)) \\ &\quad + \frac{1}{8} ((x_1 - x_3)(y_4 - y_2) - (x_4 - x_2)(y_1 - y_3)) \end{aligned}$$

$$J=1$$

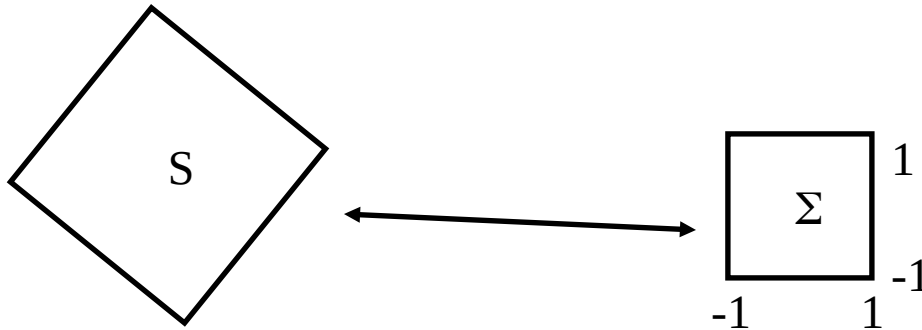
Jakobian dla obrotu



$$\begin{aligned}
 J &= \frac{1}{8} \xi_1 ((x_1 - x_4)(y_3 - y_2) + (x_2 - x_3)(y_1 - y_4)) \\
 &+ \frac{1}{8} \xi_2 ((x_1 - x_2)(y_4 - y_3) + (x_3 - x_4)(y_1 - y_2)) \\
 &+ \frac{1}{8} ((x_1 - x_3)(y_4 - y_2) - (x_4 - x_2)(y_1 - y_3))
 \end{aligned}$$

$$J=1$$

Ogólnie, przy transformacjach zachowujących kształt [kwadrat=kwadrat] $J = \text{const}$

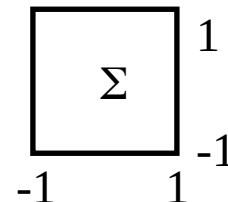


$$S = \int dS = \int_{-1}^1 d\xi_1 \int_{-1}^1 d\xi_2 J(\xi_1, \xi_2) = 4J$$

$$J = S/4$$

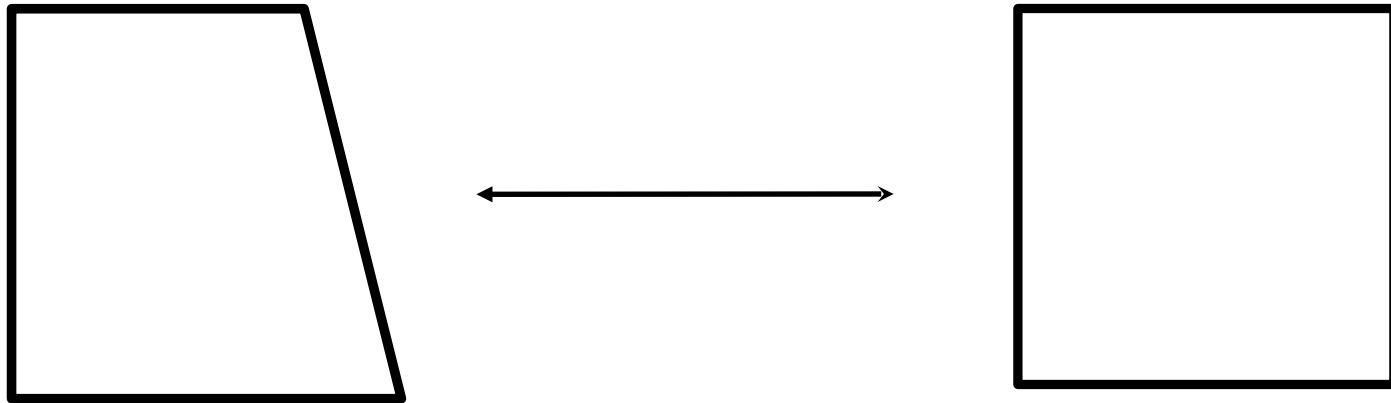
stosunek pola elementu fizycznego
do pola elementu odniesienia ($J = \text{czynnik skali}$)

gdy transformacja = rozciągnięcie jednego z kierunków, powiedzmy x razy a



również wtedy jacobian = const

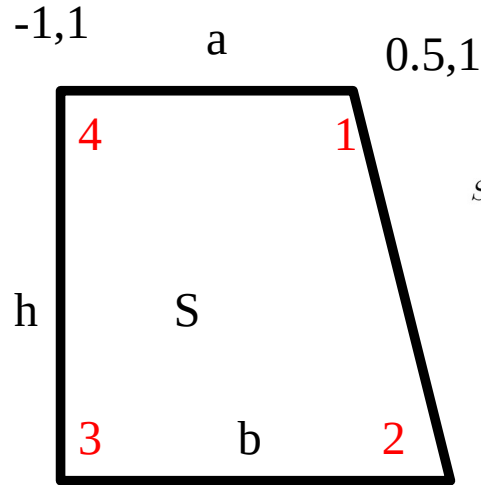
zależność J od współrzędnych referencyjnych
gdy różne fragmenty elementu mają wchodzić
do całki z różną wagą, tj.,
gdy element fizyczny nie jest prostokątny



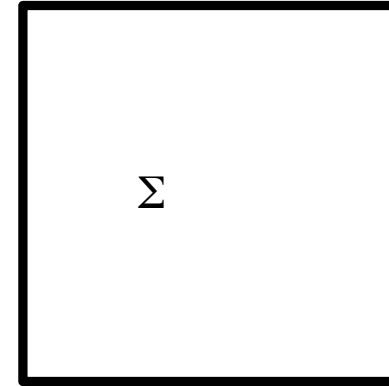
zawsze jest tak, że całka z $J(\xi_1, \xi_2)$ po elemencie odniesienia
= Pole elementu fizycznego

$$S = (a+b)/2 * h = 3.5/2 * 2$$

Jakobian transformacji biliniowej
która nie zachowuje kształtu



$$S = \int dS = \int_{-1}^1 d\xi_1 \int_{-1}^1 d\xi_2 J(\xi_1, \xi_2) = 4J$$

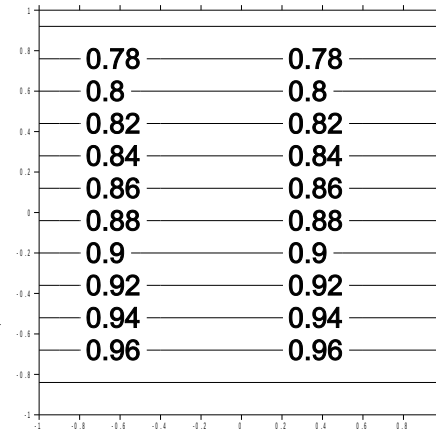


$$-1, -1 \qquad 1, -1$$

$$J = \frac{1}{8} \xi_1 ((x_1 - x_4)(y_3 - y_2) + (x_2 - x_3)(y_1 - y_4)) + \frac{1}{8} \xi_2 ((x_1 - x_2)(y_4 - y_3) + (x_3 - x_4)(y_1 - y_2)) + \frac{1}{8} ((x_1 - x_3)(y_4 - y_2) - (x_4 - x_2)(y_1 - y_3))$$

$$J = -\frac{1}{8} \xi_2 + \frac{7}{8}$$

$$\int_{-1}^1 d\xi_1 \int_{-1}^1 d\xi_2 J(\xi_1, \xi_2) = \frac{7}{2}$$



mniejsza „waga”
punktów
z górnej
części elementu
referencyjnego

Macierz sztywności:

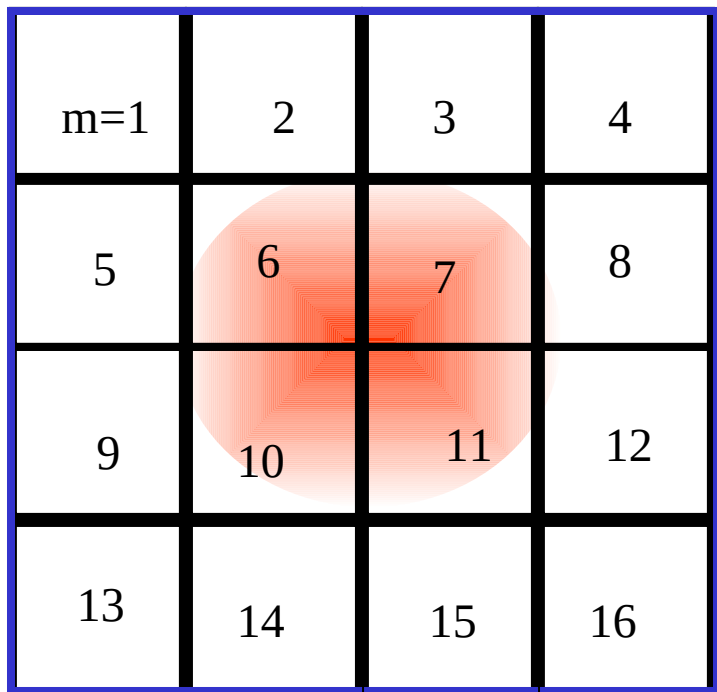
różniczkowanie w przestrzeni fizycznej zapisane
we wsp. referencyjnych

$$\nabla\phi_i \cdot \nabla\phi_j = \left(\sum_k \frac{\partial\phi_i}{\partial\xi_k} \frac{\partial\xi_k}{\partial x} \right) \times \left(\sum_k \frac{\partial\phi_j}{\partial\xi_k} \frac{\partial\xi_k}{\partial x} \right) + \left(\sum_k \frac{\partial\phi_i}{\partial\xi_k} \frac{\partial\xi_k}{\partial y} \right) \times \left(\sum_k \frac{\partial\phi_j}{\partial\xi_k} \frac{\partial\xi_k}{\partial y} \right)$$

$$E_{ij}^m = \int_{-1}^1 d\xi_1 \int_{-1}^1 d\xi_2 J_m \nabla\phi_i \nabla\phi_j$$

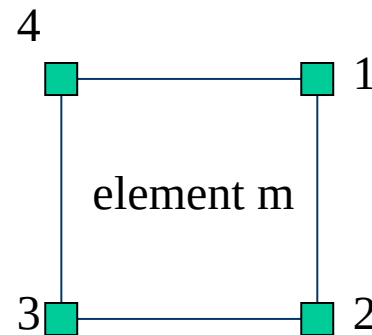
w całkowaniu : przy przejściu do współrzędnych referencyjnych uwzględniamy
jakobian.

W naszym przykładzie
weźmy szesnaście kwadratowych elementów:



(1,1)

Macierz sztywności 2D, kwadratowe
elementy, biliniowe funkcje kształtu
Lagrange'a



$$x_4^m = -1 + \text{mod}(m - 1, 4)\Delta x$$

$$y_4^m = 1 - \frac{m - 1}{4}\Delta x$$

dzielenie integerów
(bez reszty)

$$x_3^m = x_4^m$$

$$y_1^m = y_4^m$$

$$x_1^m = x_4^m + \Delta x$$

$$x_2^m = x_1^m$$

$$y_3^m = y_4^m - \Delta x$$

$$y_2^m = y_3^m$$

(-1,-1)

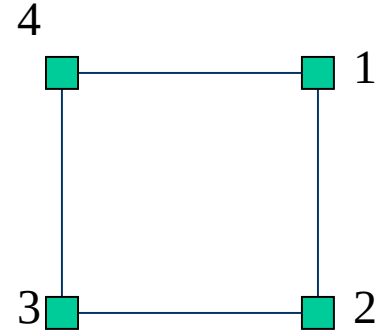
Δx

Macierz sztywności 2D, kwadratowe elementy, biliniowe funkcje kształtu Lagrange'a

Macierz sztywności:

$$\nabla \phi_i \cdot \nabla \phi_j = \left(\sum_k \frac{\partial \phi_i}{\partial \xi_k} \frac{\partial \xi_k}{\partial x} \right) \times \left(\sum_k \frac{\partial \phi_j}{\partial \xi_k} \frac{\partial \xi_k}{\partial x} \right) + \left(\sum_k \frac{\partial \phi_i}{\partial \xi_k} \frac{\partial \xi_k}{\partial y} \right) \times \left(\sum_k \frac{\partial \phi_j}{\partial \xi_k} \frac{\partial \xi_k}{\partial y} \right)$$

$$\begin{pmatrix} \frac{\partial \xi_1}{\partial x} & \frac{\partial \xi_1}{\partial y} \\ \frac{\partial \xi_2}{\partial x} & \frac{\partial \xi_2}{\partial y} \end{pmatrix} = \frac{1}{J} \begin{pmatrix} \frac{\partial y}{\partial \xi_2} & -\frac{\partial x}{\partial \xi_2} \\ -\frac{\partial y}{\partial \xi_1} & \frac{\partial x}{\partial \xi_1} \end{pmatrix}$$



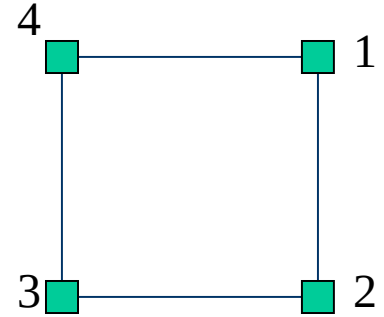
nie zależy od m (ten sam kształt i rozmiar)

$$J = \frac{1}{8} \xi_1 \left((x_1 - x_4) \underline{(y_3 - y_2)} + (x_2 - x_3) \underline{(y_1 - y_4)} \right) + \frac{1}{8} \xi_2 \left(\underline{(x_1 - x_2)} (y_4 - y_3) + \underline{(x_3 - x_4)} (y_1 - y_2) \right) + \frac{1}{8} \left(\underset{\uparrow}{(x_1 - x_3)} \underset{\uparrow}{(y_4 - y_2)} - \underset{\uparrow}{(x_4 - x_2)} \underset{\uparrow}{(y_1 - y_3)} \right)$$

podkreślam zera

$$J = \Delta x^2 / 4$$

Macierz sztywności 2D, kwadratowe elementy, biliniowe funkcje kształtu



$$\frac{\partial x}{\partial \xi_1} = \frac{1}{4} (x_1 + x_2 - x_3 - x_4 + \xi_2(x_1 - x_2 + x_3 - x_4))$$

$$\frac{\partial x}{\partial \xi_2} = \frac{1}{4} (x_1 - x_2 - x_3 + x_4 + \xi_1(x_1 - x_2 + x_3 - x_4))$$

$$\frac{\partial y}{\partial \xi_1} = \frac{1}{4} (y_1 + y_2 - y_3 - y_4 + \xi_2(y_1 - y_2 + y_3 - y_4))$$

$$\frac{\partial y}{\partial \xi_2} = \frac{1}{4} (y_1 - y_2 - y_3 + y_4 + \xi_1(y_1 - y_2 + y_3 - y_4))$$



$$\frac{\partial x}{\partial \xi_1} = \frac{1}{4} (2\Delta x) \quad \begin{pmatrix} \frac{\partial \xi_1}{\partial x} & \frac{\partial \xi_1}{\partial y} \\ \frac{\partial \xi_2}{\partial x} & \frac{\partial \xi_2}{\partial y} \end{pmatrix} = \frac{1}{J} \begin{pmatrix} \frac{\partial y}{\partial \xi_2} & -\frac{\partial x}{\partial \xi_2} \\ -\frac{\partial y}{\partial \xi_1} & \frac{\partial x}{\partial \xi_1} \end{pmatrix}$$

$$\frac{\partial x}{\partial \xi_2} = 0$$

$$\frac{\partial y}{\partial \xi_1} = 0$$

$$\frac{\partial y}{\partial \xi_2} = \frac{1}{4} (2\Delta x) \quad \begin{pmatrix} \frac{\partial \xi_1}{\partial x} & \frac{\partial \xi_1}{\partial y} \\ \frac{\partial \xi_2}{\partial x} & \frac{\partial \xi_2}{\partial y} \end{pmatrix} = \frac{4}{\Delta x^2} \begin{pmatrix} \frac{\Delta x}{2} & 0 \\ 0 & \frac{\Delta x}{2} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \frac{2}{\Delta x} & 0 \\ 0 & \frac{2}{\Delta x} \end{pmatrix}$$

$$\nabla \phi_i \cdot \nabla \phi_j = \left(\sum_k \frac{\partial \phi_i}{\partial \xi_k} \frac{\partial \xi_k}{\partial x} \right) \times \left(\sum_k \frac{\partial \phi_j}{\partial \xi_k} \frac{\partial \xi_k}{\partial x} \right) + \left(\sum_k \frac{\partial \phi_i}{\partial \xi_k} \frac{\partial \xi_k}{\partial y} \right) \times \left(\sum_k \frac{\partial \phi_j}{\partial \xi_k} \frac{\partial \xi_k}{\partial y} \right)$$

$$\begin{pmatrix} \frac{\partial \xi_1}{\partial x} & \frac{\partial \xi_1}{\partial y} \\ \frac{\partial \xi_2}{\partial x} & \frac{\partial \xi_2}{\partial y} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \frac{2}{\Delta x} & 0 \\ 0 & \frac{2}{\Delta x} \end{pmatrix}$$

Macierz sztywności 2D, **kwadratowe elementy**, biliniowe funkcje kształtu Lagrange'a

$$\nabla \phi_i \cdot \nabla \phi_j = \begin{pmatrix} \frac{2}{\Delta x} \frac{\partial \phi_i}{\partial \xi_1} \\ \frac{2}{\Delta x} \frac{\partial \phi_i}{\partial \xi_2} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \frac{2}{\Delta x} \frac{\partial \phi_j}{\partial \xi_1} \\ \frac{2}{\Delta x} \frac{\partial \phi_j}{\partial \xi_2} \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} \frac{2}{\Delta x} \frac{\partial \phi_i}{\partial \xi_1} \\ \frac{2}{\Delta x} \frac{\partial \phi_i}{\partial \xi_2} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \frac{2}{\Delta x} \frac{\partial \phi_j}{\partial \xi_1} \\ \frac{2}{\Delta x} \frac{\partial \phi_j}{\partial \xi_2} \end{pmatrix}$$

$$\nabla \phi_i \cdot \nabla \phi_j = \frac{4}{\Delta x^2} \left(\frac{\partial \phi_i}{\partial \xi_1} \frac{\partial \phi_j}{\partial \xi_1} + \frac{\partial \phi_i}{\partial \xi_2} \frac{\partial \phi_j}{\partial \xi_2} \right)$$

$$E_{ij}^m = \int_{-1}^1 d\xi_1 \int_{-1}^1 d\xi_2 J_m \nabla \phi_i \nabla \phi_j$$

wszystkie elementy mają ten sam kształt i rozmiar

odpowiada im ten sam Jakobian

$$E_{ij} = \int_{-1}^1 d\xi_1 \int_{-1}^1 d\xi_2 \left(\frac{\partial \phi_i}{\partial \xi_1} \frac{\partial \phi_j}{\partial \xi_1} + \frac{\partial \phi_i}{\partial \xi_2} \frac{\partial \phi_j}{\partial \xi_2} \right)$$

wszystkie lokalne macierze sztywności są identyczne

Macierz sztywności 2D, kwadratowe
elementy, biliniowe funkcje kształtu
Lagrange'a

$$E_{ij} = \int_{-1}^1 d\xi_1 \int_{-1}^1 d\xi_2 \left(\frac{\partial \phi_i}{\partial \xi_1} \frac{\partial \phi_j}{\partial \xi_1} + \frac{\partial \phi_i}{\partial \xi_2} \frac{\partial \phi_j}{\partial \xi_2} \right)$$

$$\phi_1(\xi_1, \xi_2) = \frac{1}{4}(1 + \xi_1)(1 + \xi_2)$$

$$E_{11} = \int_{-1}^1 d\xi_1 \int_{-1}^1 d\xi_2 \left(\frac{1}{16} (1 + \xi_2)^2 + \frac{1}{16} (1 + \xi_1)^2 \right) = \frac{2}{3}$$

$$E_{22} = \int_{-1}^1 d\xi_1 \int_{-1}^1 d\xi_2 \left(\frac{1}{16} (1 - \xi_2)^2 + \frac{1}{16} (1 + \xi_1)^2 \right) = \frac{2}{3}$$

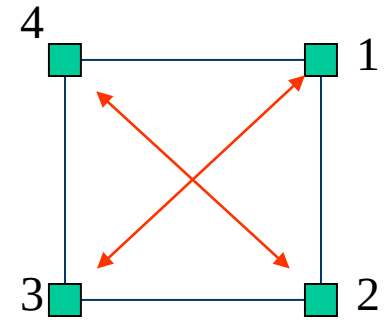
$$E_{33} = E_{44} = \frac{2}{3}$$

$$E_{12} = \int_{-1}^1 d\xi_1 \int_{-1}^1 d\xi_2 \left(\frac{1}{16} (1 - \xi_2^2) - \frac{1}{16} (1 + \xi_1)^2 \right) = -\frac{1}{6}$$

$$E_{13} = \int_{-1}^1 d\xi_1 \int_{-1}^1 d\xi_2 \left(-\frac{1}{16} (1 - \xi_2^2) - \frac{1}{16} (1 - \xi_1^2) \right) = -\frac{1}{3}$$

$$E = \frac{1}{6} \begin{pmatrix} 4 & -1 & -2 & -1 \\ -1 & 4 & -1 & -2 \\ -2 & -1 & 4 & -1 \\ -1 & -2 & -1 & 4 \end{pmatrix}$$

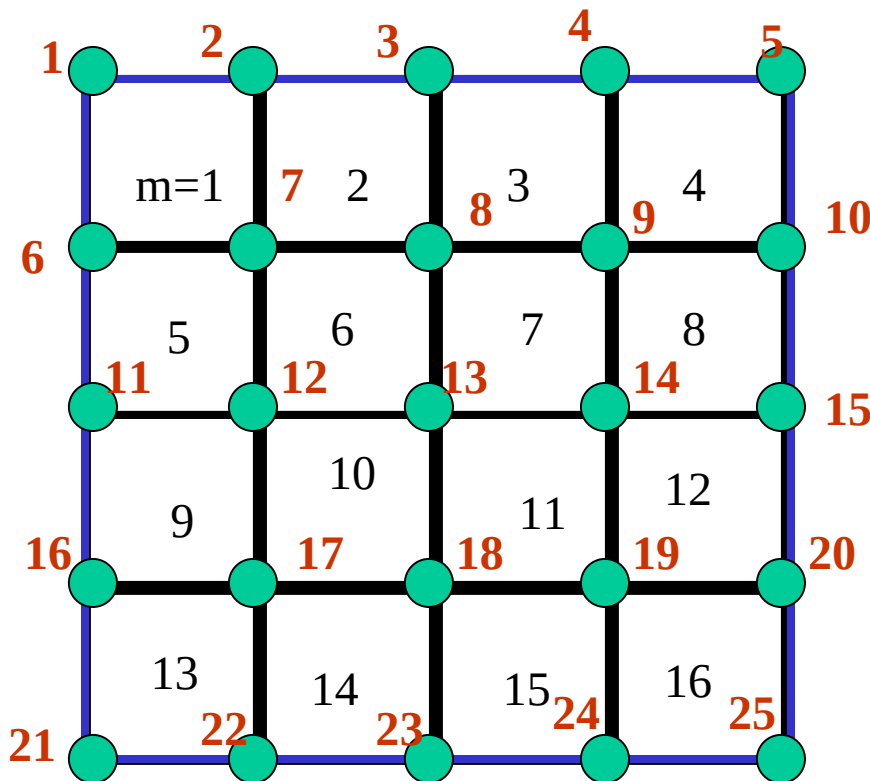
Macierz sztywności 2D, kwadratowe elementy, biliniowe funkcje kształtu Lagrange'a



sąsiednie: -1
naprzeciwległe -2

składanie globalnej macierzy sztywności

1) globalna numeracja węzłów



Potrzebne funkcja nadająca węzłowi lokalnemu i z elementu m numer globalny $nr(i,m)$

$$1 = nr(4,1)$$

$$2 = nr(1,1) = nr(4,2)$$

$$3 = nr(2,1) = nr(3,4)$$

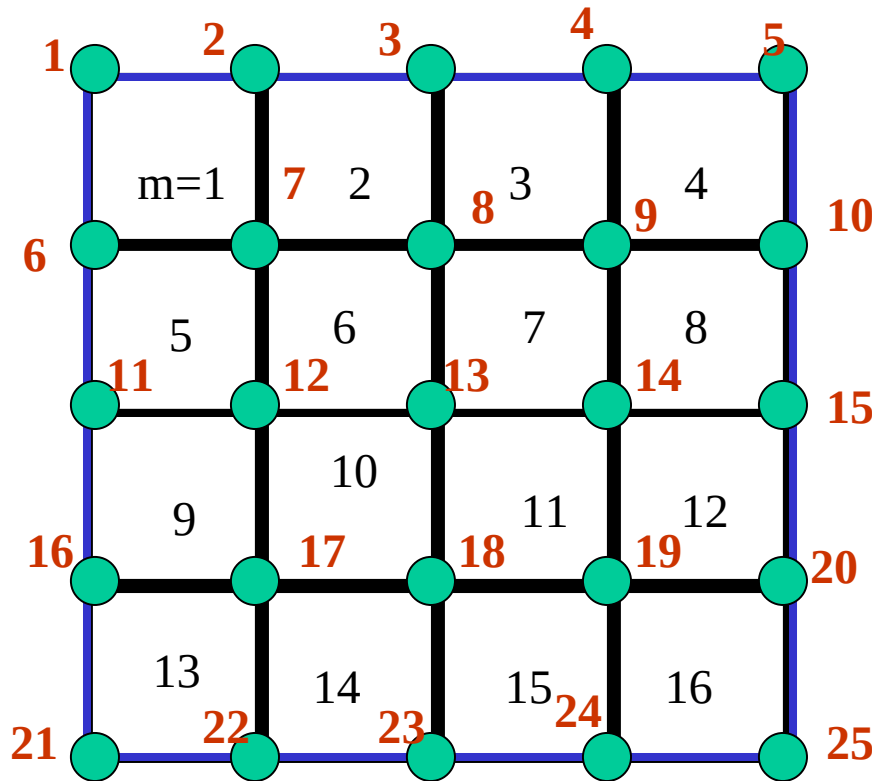
...

$$13 = nr(2,6) = nr(3,7) = nr(1,10), nr(4,11)$$

składanie globalnej macierzy sztywności

Macierz sztywności 2D, kwadratowe elementy, biliniowe funkcje kształtu Lagrange'a

1) globalna numeracja węzłów



$nr(i,m)$ funkcja nadająca węzłowi lokalnemu i z elementu m numer globalny

$$1=nr(4,1)$$

$$2=nr(1,1)=nr(2,4)$$

$$3=nr(2,1)=nr(3,4)$$

...

$$13=nr(6,2)=nr(7,3)=nr(10,1),nr(11,4)$$

pętla po elementach $m=1,16$

pętla po węzłach lokalnych $k=1,4$

pętla po węzłach lokalnych $l=1,4$

identyfikacja numeru globalnego węzła

$$i=nr(k,m)$$

$$j=nr(l,m)$$

$$S(i,j)=S(i,j)+E(k,l)$$

S=1/6 ×

4	-1	0	0	0	-1	-2	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
-1	8	-1	0	0	-2	-2	-2	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
0	-1	8	-1	0	0	-2	-2	-2	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
0	0	-1	8	-1	0	0	-2	-2	-2	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
0	0	0	-1	4	0	0	0	-2	-1	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
-1	-2	0	0	0	8	-2	0	0	0	-1	-2	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
-2	-2	-2	0	0	-2	16	-2	0	0	-2	-2	-2	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
0	-2	-2	-2	0	0	-2	16	-2	0	0	-2	-2	-2	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
0	0	-2	-2	-2	0	0	-2	16	-2	0	0	-2	-2	-2	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
0	0	0	-2	-1	0	0	0	-2	8	0	0	0	-2	-1	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
0	0	0	0	0	-1	-2	0	0	0	8	-2	0	0	0	-1	-2	0	0	0	0	0	0	0	0
0	0	0	0	0	-2	-2	-2	0	0	-2	16	-2	0	0	-2	-2	-2	0	0	0	0	0	0	0
0	0	0	0	0	0	-2	-2	-2	0	0	-2	16	-2	0	0	-2	-2	-2	0	0	0	0	0	0
0	0	0	0	0	0	0	-2	-2	-2	0	0	-2	16	-2	0	0	-2	-2	-2	0	0	0	0	0
0	0	0	0	0	0	0	0	-2	-1	0	0	0	-2	8	0	0	0	-2	-1	0	0	0	0	0
0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	-1	-2	0	0	0	8	-2	0	0	0	-1	-2	0	0	0
0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	-2	-2	-2	0	0	-2	16	-2	0	0	-2	-2	-2	0
0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	-2	-2	-2	0	0	-2	16	-2	0	0	-2	-2	-2
0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	-2	-1	0	0	0	-2	8	0	0	0	-2	-1
0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	-1	-2	0	0	0	4	-1	0	0	0
0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	-2	-2	-2	0	0	-1	8	-1	0	0
0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	-2	-2	-2	0	0	-1	8	-1	0
0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	-2	-2	-2	0	0	-1	8	-1
0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	-2	-1	0	0	0	-1	4

MES produkuje macierze rzadkie: liczba elementów niezerowych w macierzy N×N: rzędu N. (przekrywanie tylko funkcji kształtu sąsiednich elementów)

macierz gęsta przy węzłach N=100 000 → N² × 8 bajtów (double) = 80GB

Prawa strona=całkowanie po elemencie w przestrzeni referencyjnej

$$\int_{\Omega} (\nabla u \cdot \nabla w + a_{\theta} u w) d\Omega = \int_{\Omega} f w d\Omega + \int_{\Gamma} w \nabla u d\Gamma$$

$$P_i^m = \int_{-1}^1 d\xi_1 \int_{-1}^1 d\xi_2 J_m \rho(x(\xi_1, \xi_2), y(\xi_1, \xi_2)) \phi_i(\xi_1, \xi_2)$$

tu zależność od elementu m-ukryta

2) Całkowanie numeryczne po kwadracie

$$\begin{pmatrix} x \\ y \end{pmatrix} = \sum_{i=1}^4 \begin{pmatrix} x_i^m \\ y_i^m \end{pmatrix} \phi_i(\xi_1, \xi_2)$$

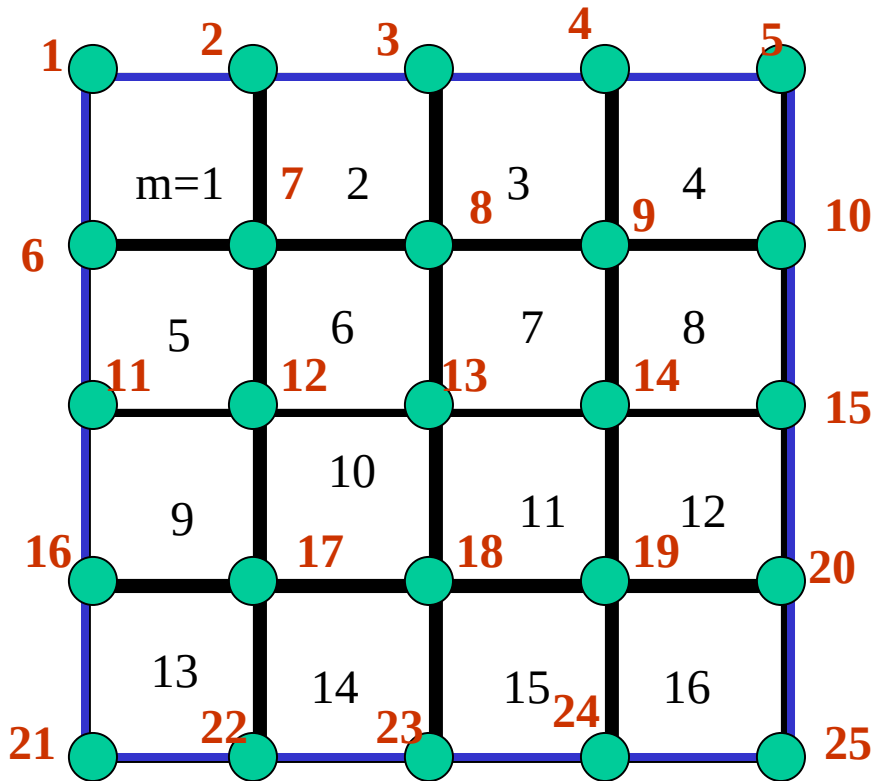
$$I = \int_{-1}^1 d\xi_1 \int_{-1}^1 d\xi_2 f(\xi_1, \xi_2) = \int_{-1}^1 d\xi_1 \sum_{k=1}^{N_2} w_k f(\xi_1, \xi_k) = \sum_{l=1}^{N_1} \sum_{k=1}^{N_2} w_l w_k f(\xi_l, \xi_k)$$

3) Składanie prawych stron w globalną F

Gaussa N_2 punktowa Gaussa N_1 punktowa

- pętla po elementach $m=1,16$
- pętla po węzłach lokalnych $k=1,4$
- identyfikacja numeru globalnego węzła
- $i=nr(k,m)$
- $F(i)=F(i)+P(k,m)$

4) warunki brzegowe



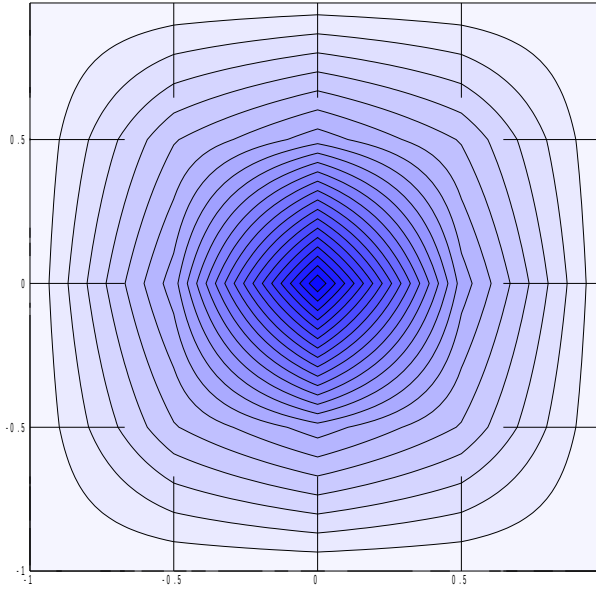
$$Su = F$$

S-macierz 25x25

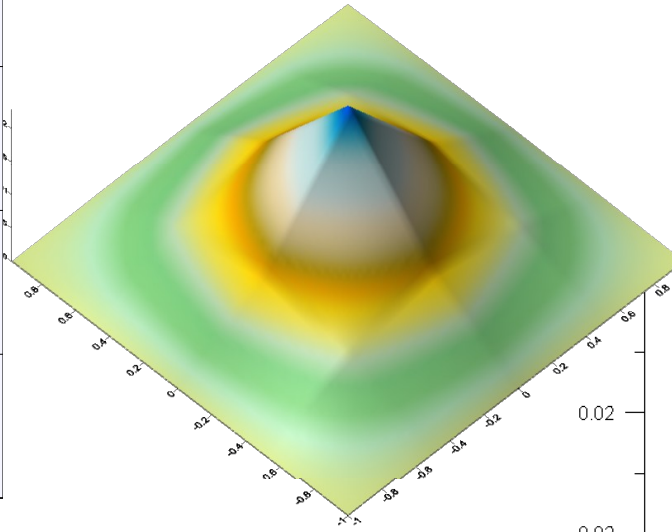
F-wektor 25

szukamy wierszy macierzy **S**
 odpowiadających węzłom brzegowym
 1-6, 10-11, 15-16, 20-25
*[wiersze te mają 4/6 i 8/6 na diagonalu,
 wspólne dla nie więcej niż 2 elementów]*
 wpisujemy 1 na diagonalu,
 zero – wpisujemy do macierzy **F**

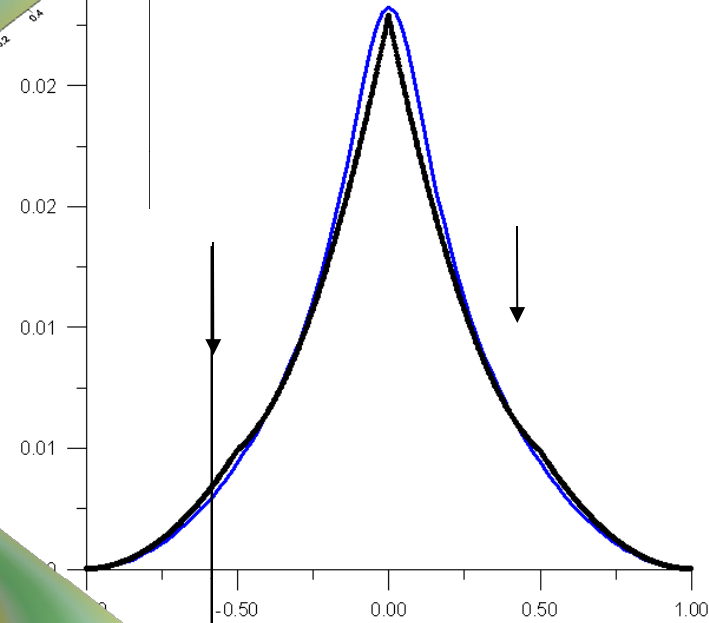
Wynik:



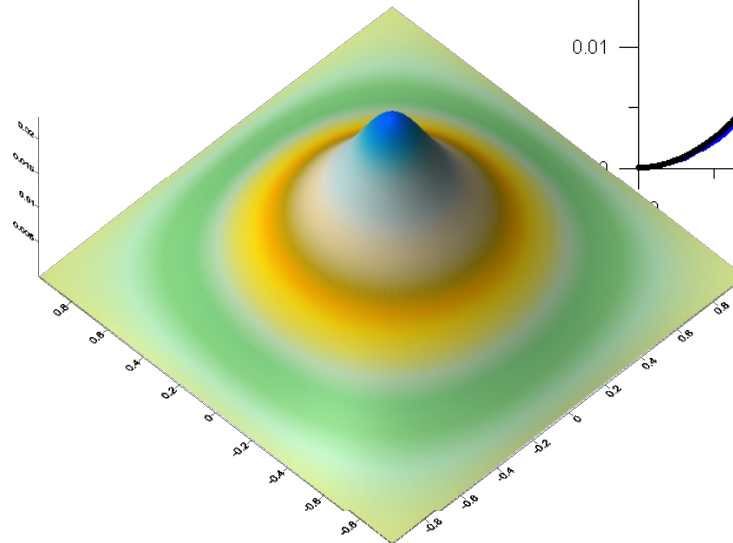
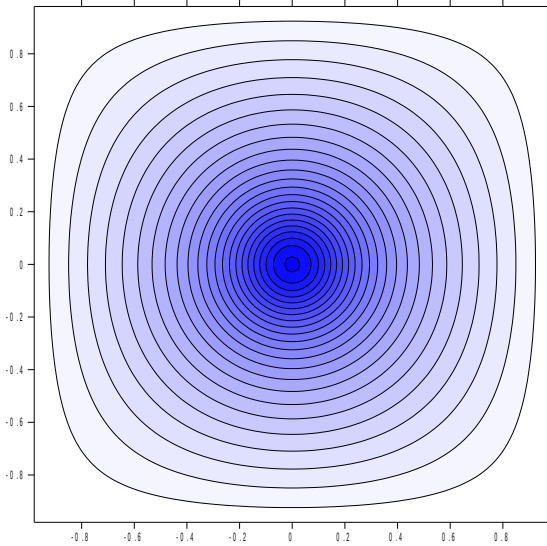
MES



wydruk po diagonali
(dokładny i MES
z biliniowymi f. kształtu)



dokładny

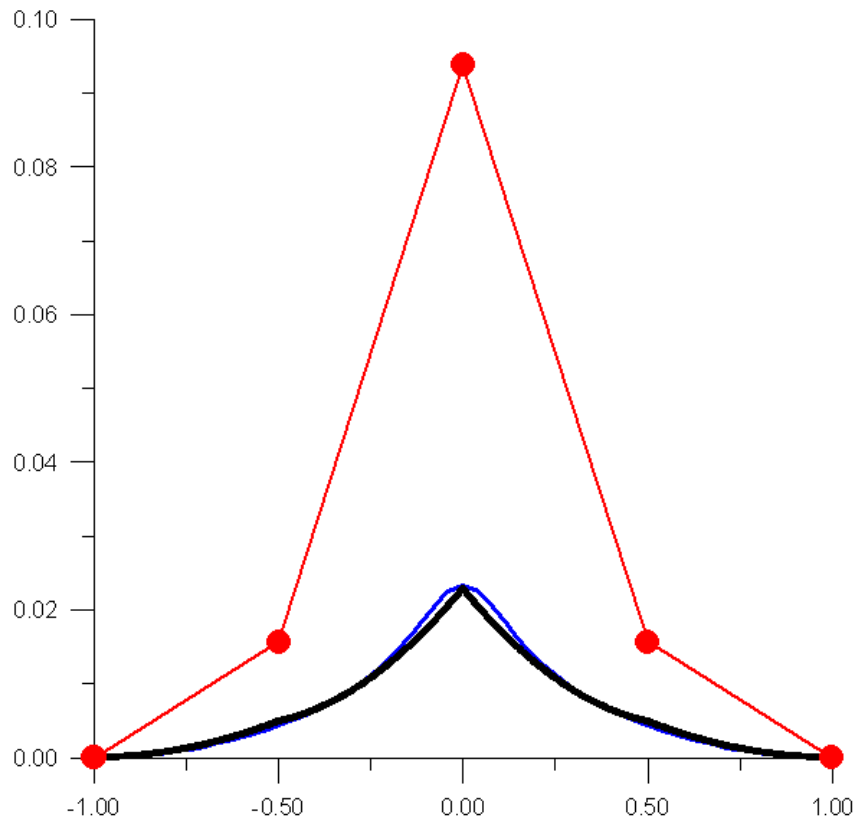


MES (16 kwadratowych elementów z biliniowymi funkcjami kształtu) a MRS

Dokładny

MES – funkcje biliniowe 25 węzłów

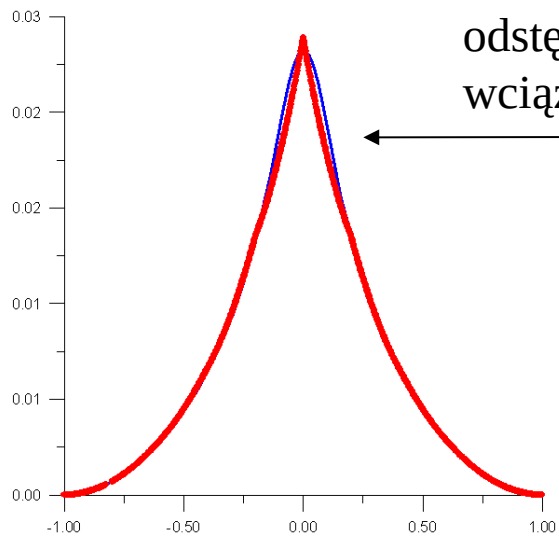
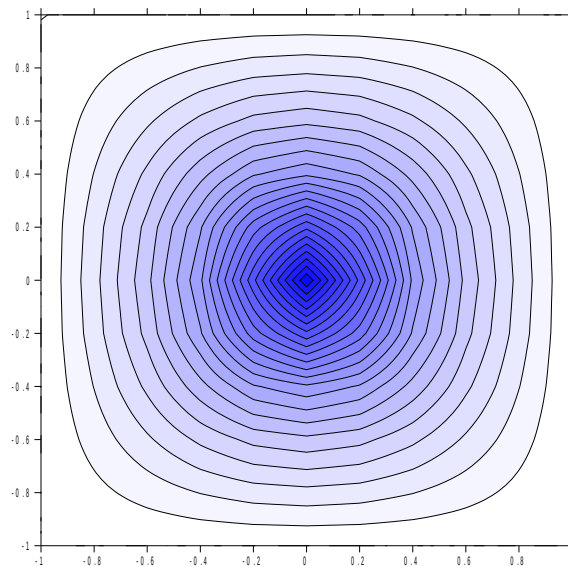
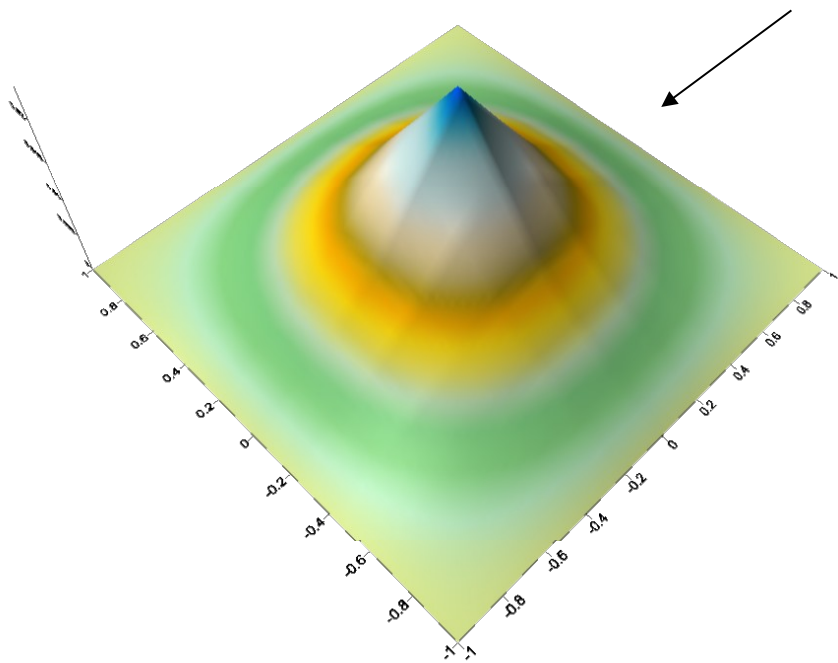
MRS – 25 węzłów (dramat)



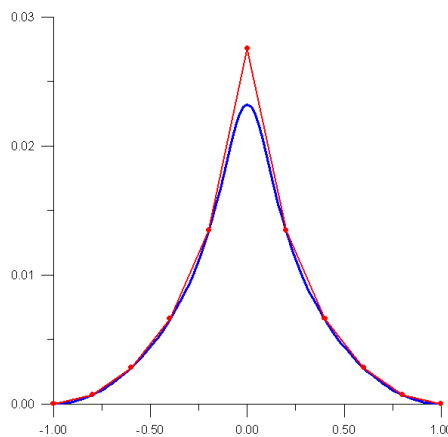
przekrój po diagonalu

100 identycznych elementów:

nadal widoczne ścianki



odstępstwa **dokładny**/MES
wciąż widoczne

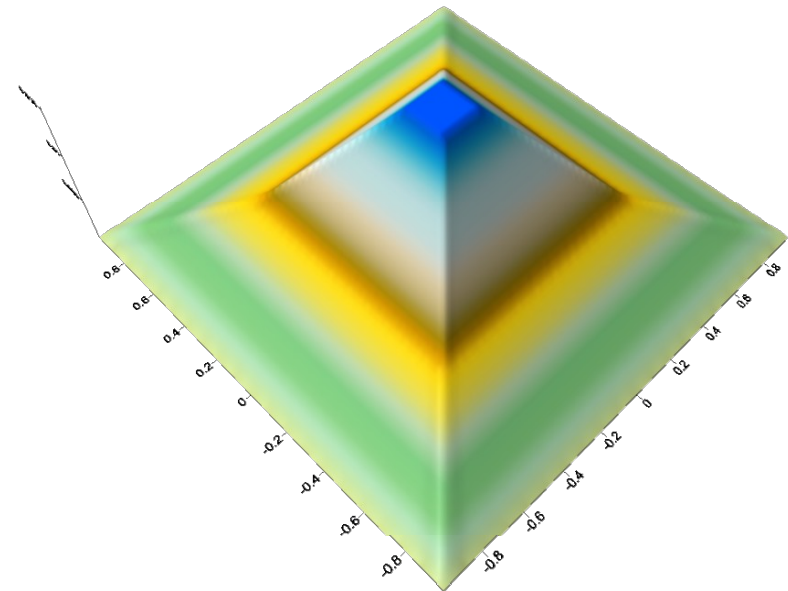
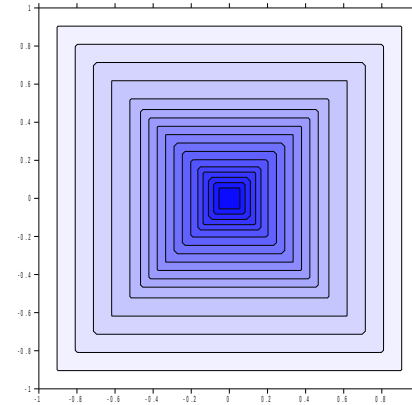
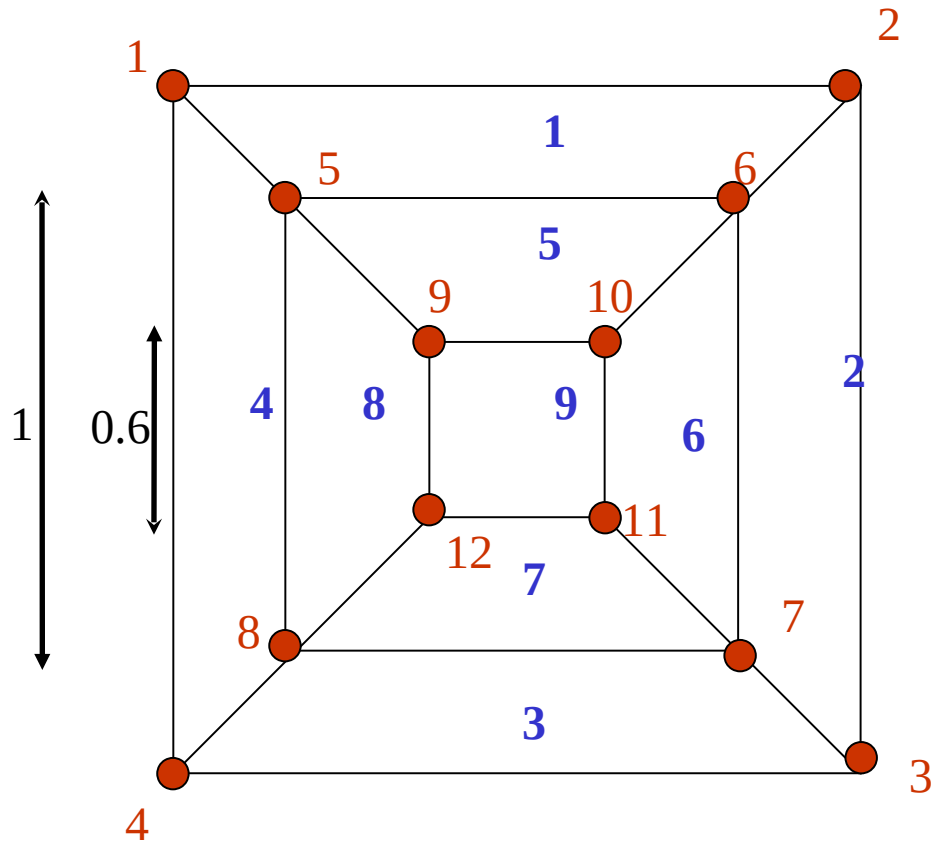


wyjscie: zagęścić
elementy w środku pudła
lub zmienić funkcje kształtu
na ciągłe z pochodną

MRS przy tej samej liczbie
węzłów

podział przestrzeni na nierówne elementy: domek z kart (płaskie ściany)

globalna numeracja węzłów:
numeracja elementów



z góry wiadomo, że w rezultacie dostaniemy płaskie ściany

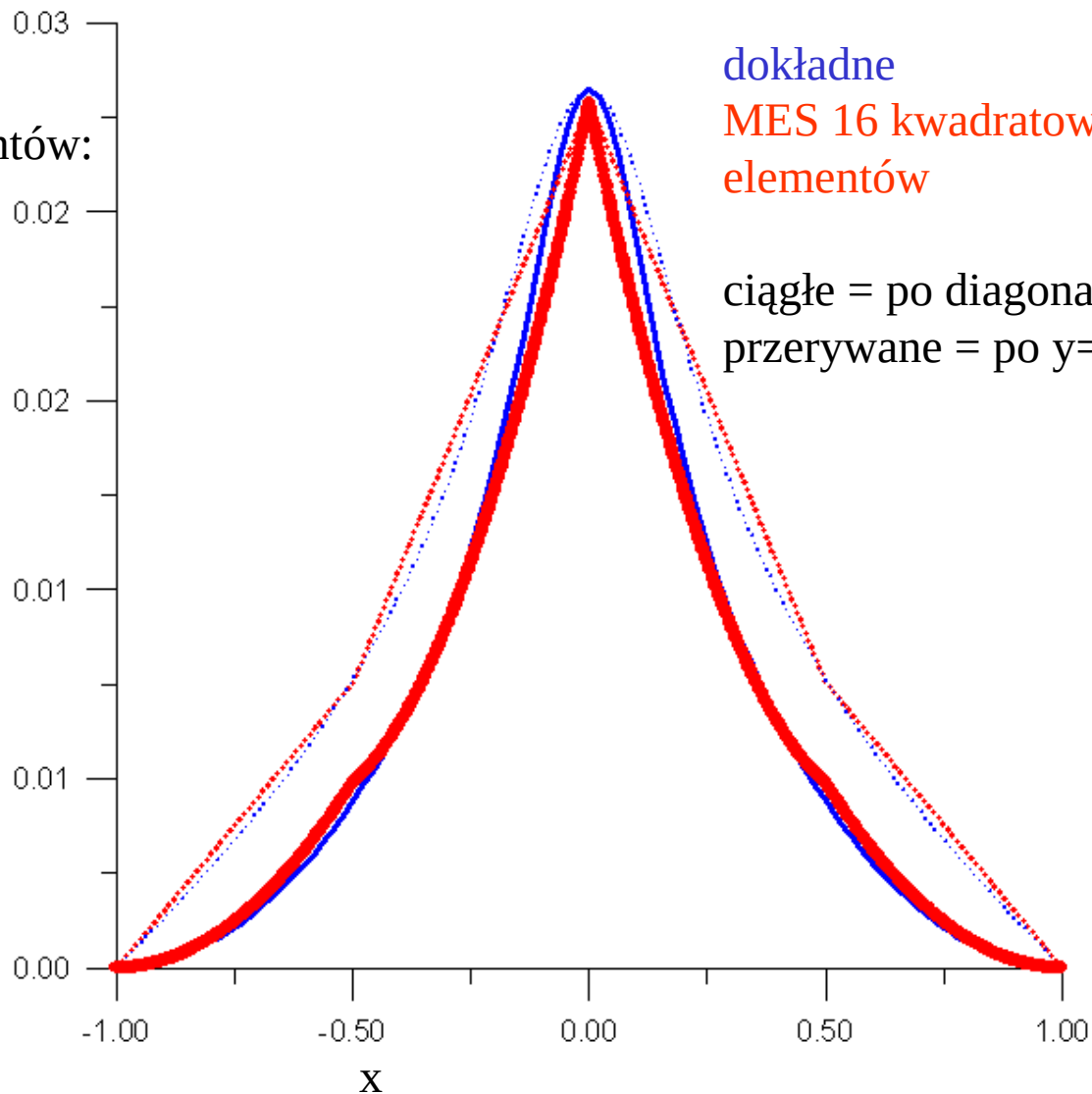
problem z odwróceniem równania

Dla biliniowych funkcji
kształtu, w każdym z elementów:

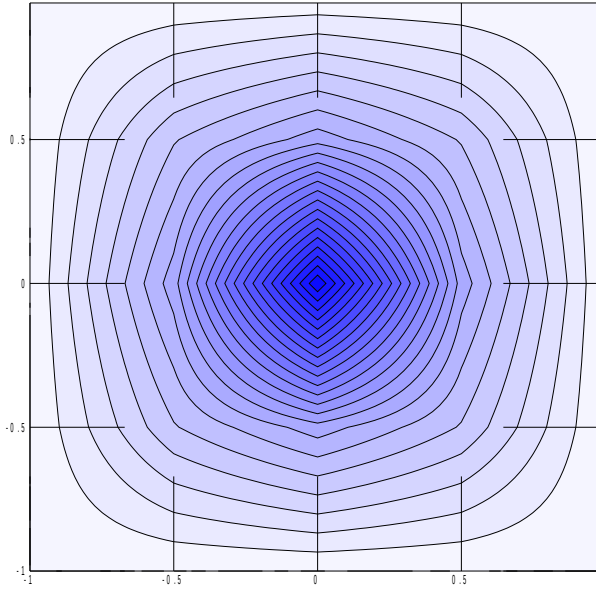
$$\frac{\partial^2 \tilde{u}}{\partial x^2} = \frac{\partial^2 \tilde{u}}{\partial y^2} = 0$$

zamiast

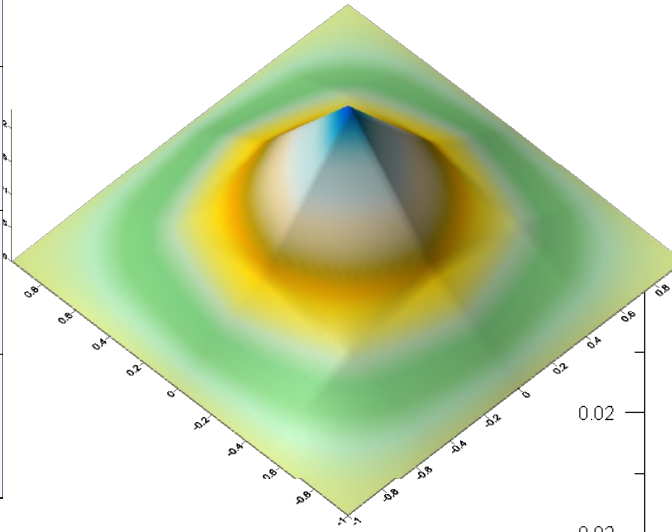
$$\nabla^2 u = -\rho(x, y)$$



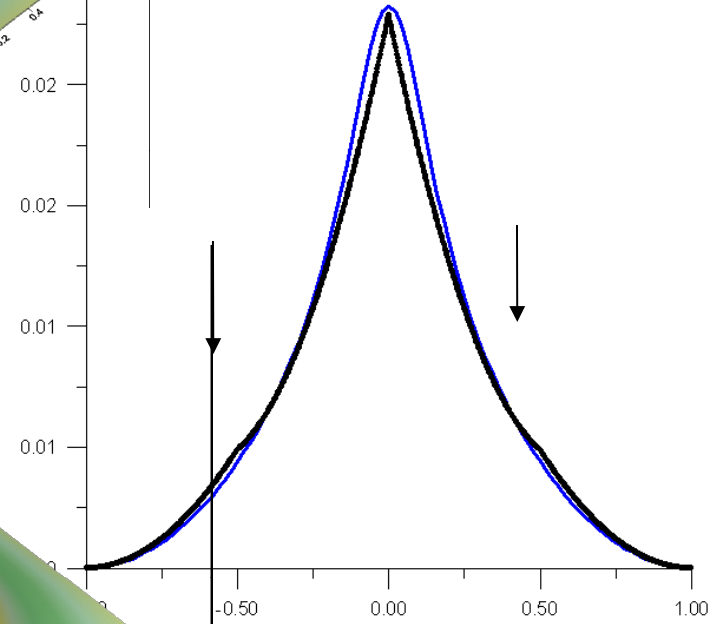
Wynik:



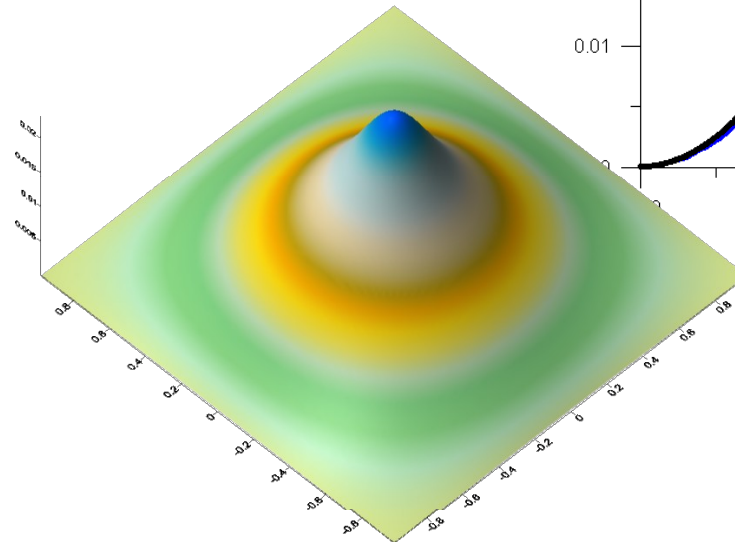
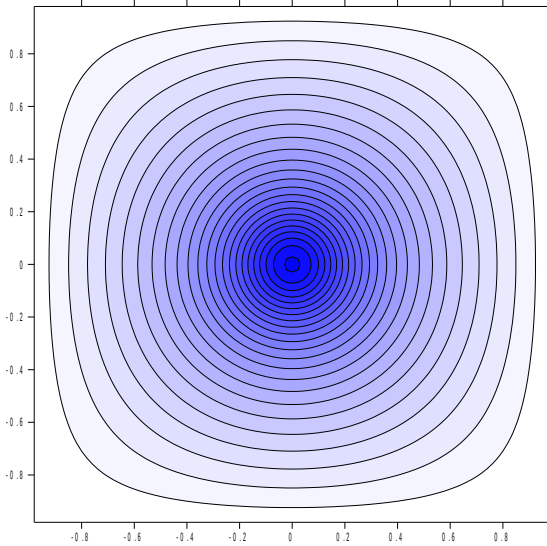
MES



wydruk po diagonali
(dokładny i MES
z biliniowymi f. kształtu)

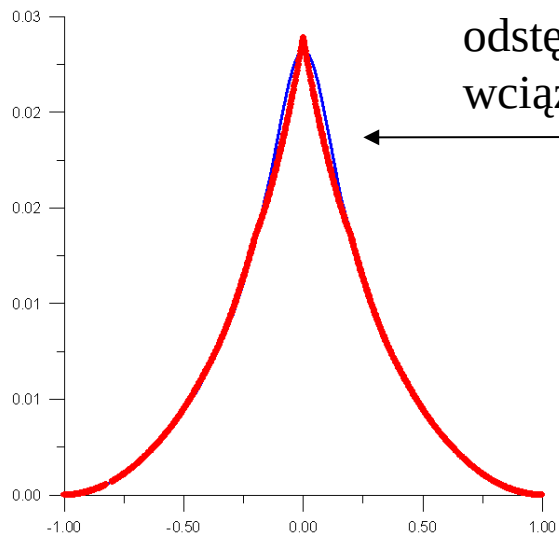
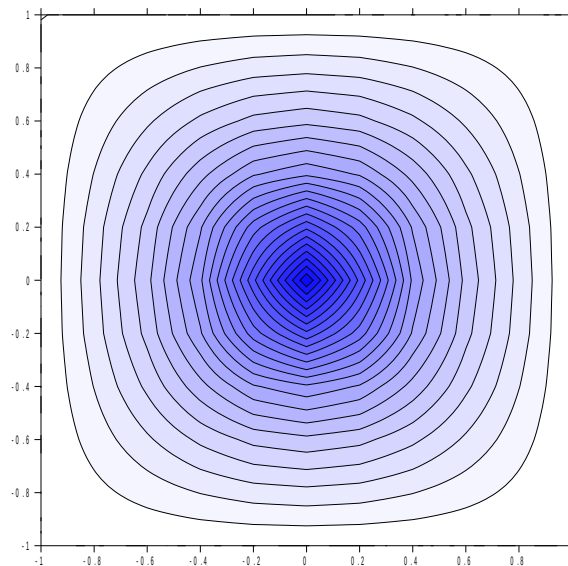
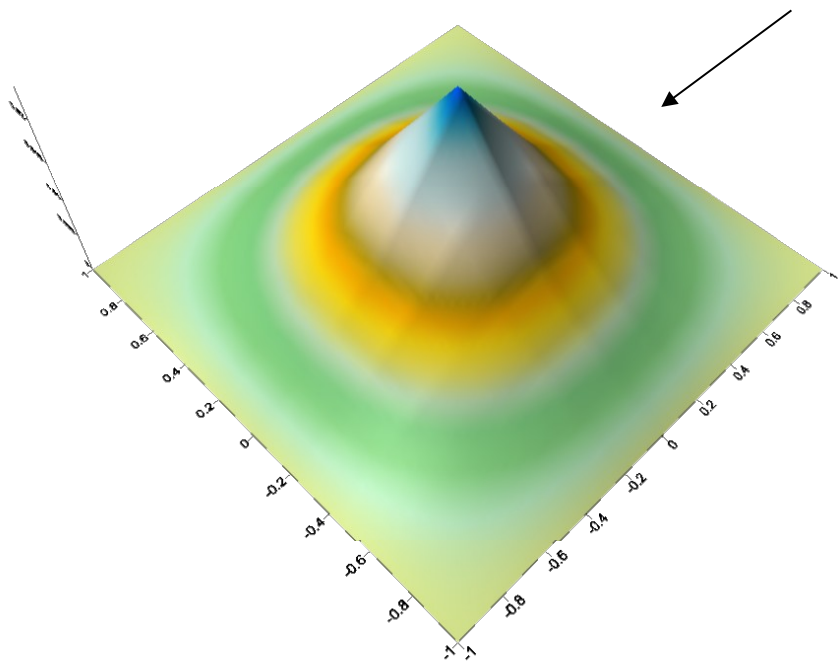


dokładny

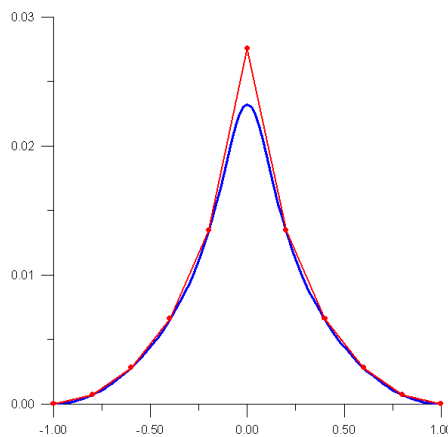


100 identycznych elementów:

nadal widoczne ścianki



odstępstwa **dokładny**/MES
wciąż widoczne



wyjscie: zagęścić
elementy w środku pudła
lub zmienić funkcje kształtu
na ciągłe z pochodną

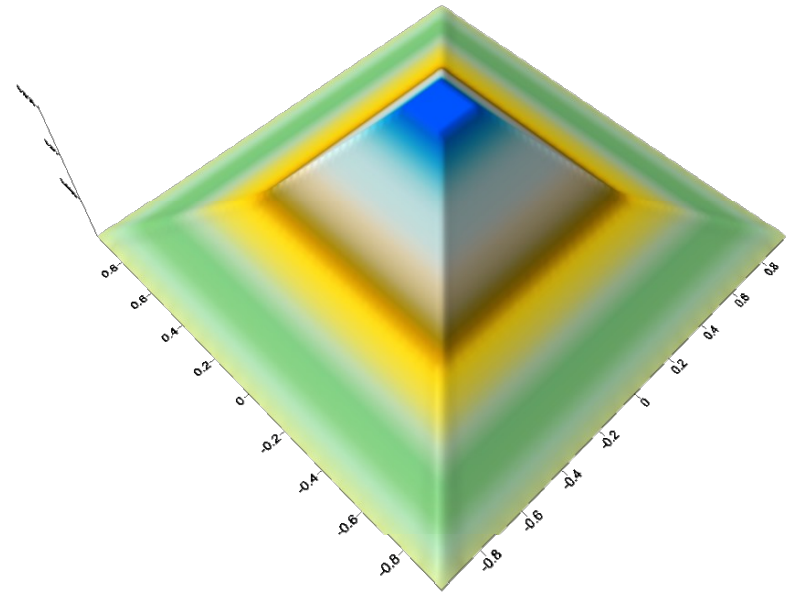
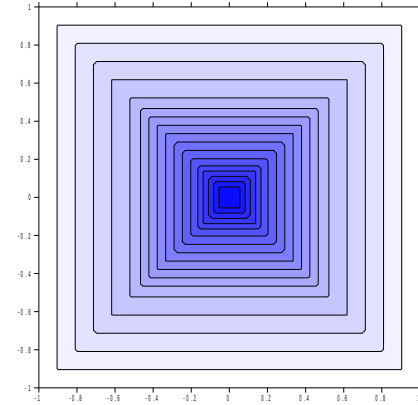
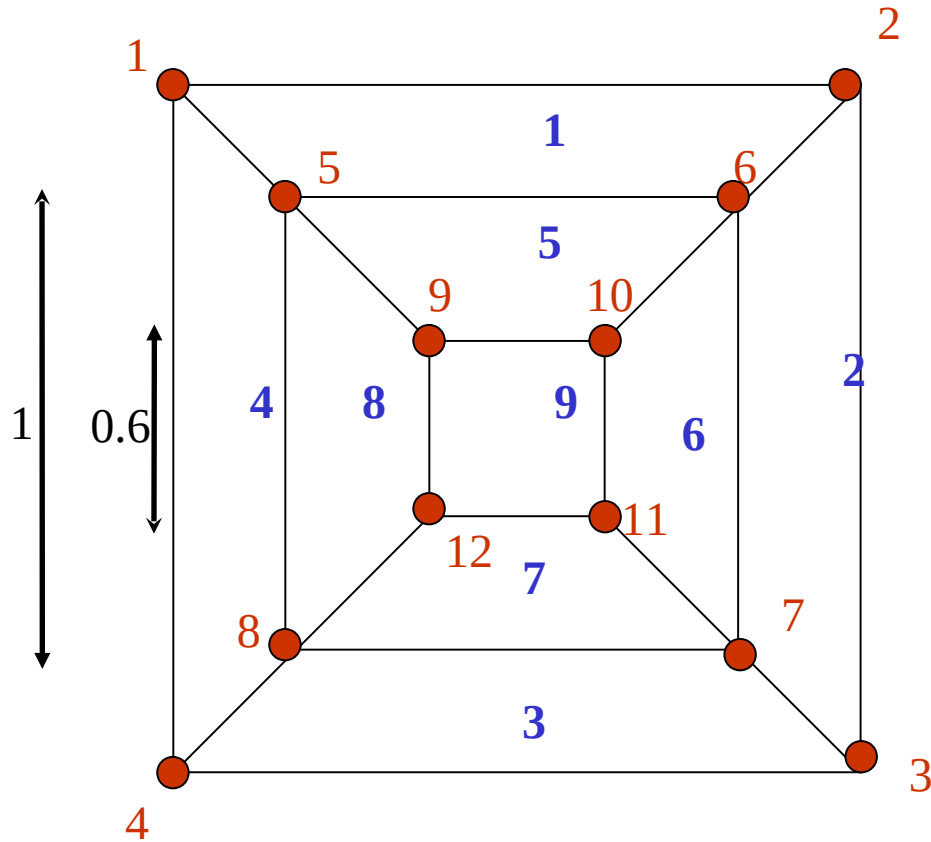
MRS przy tej samej liczbie
węzłów

podział przestrzeni na nierówne elementy

+ biliniowe funkcje kształtu - domek z kart (płaskie ściany)

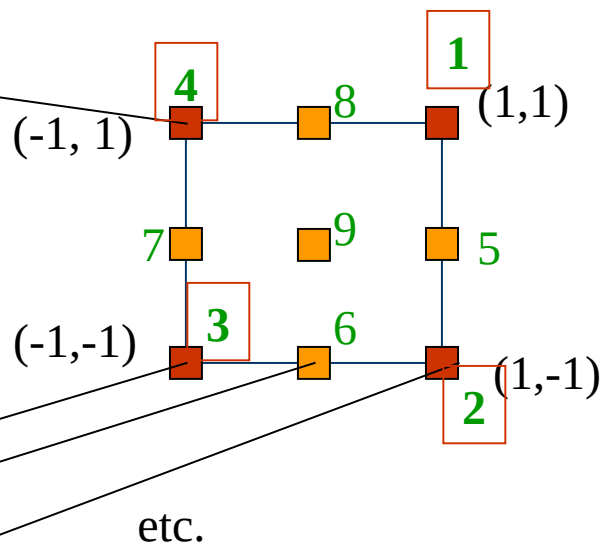
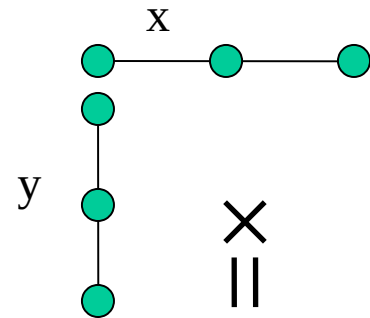
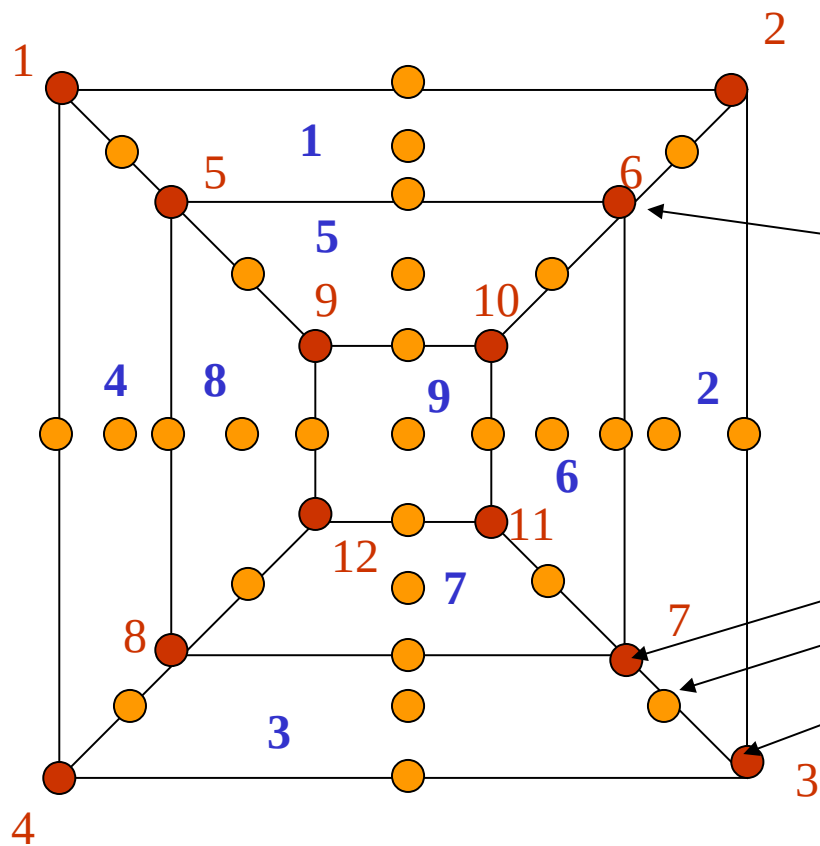
globalna numeracja węzłów:

numeracja elementów



Baza bikwadratowa: dodatkowe węzły

globalna numeracja węzłów narożnych`:
numeracja elementów



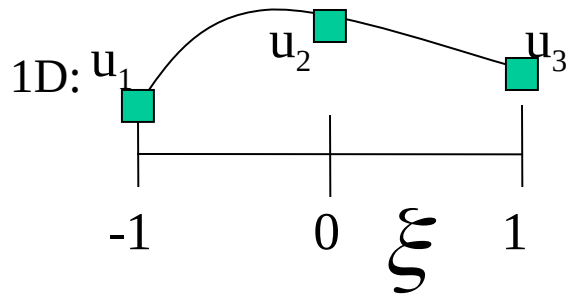
Węzły wierzchołkowe numerujemy jak poprzednio. Mapowanie wtedy bez zmian.

41 węzłów

$$\begin{pmatrix} x \\ y \end{pmatrix} = \sum_{i=1}^4 \begin{pmatrix} x_i \\ y_i \end{pmatrix} \phi_i(\xi_1, \xi_2)$$

mapowanie wciąż używa funkcji biliniowych

bikwadratowe funkcje kształtu



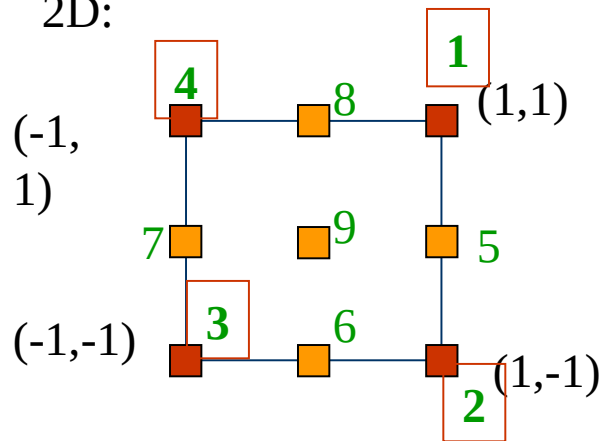
$$u(\xi) = u_1 \Phi_1(\xi) + u_2 \Phi_2(\xi) + u_3 \Phi_3(\xi)$$

$$\Phi_1 = \xi(\xi - 1)/2$$

$$\Phi_2 = -(\xi - 1)(\xi + 1)$$

$$\Phi_3 = \xi(\xi + 1)/2$$

2D:



lista funkcji kształtu

$$g_1(\xi_1, \xi_2) = \Phi_3(\xi_1)\Phi_3(\xi_2)$$

$$g_2(\xi_1, \xi_2) = \Phi_3(\xi_1)\Phi_1(\xi_2)$$

$$g_3(\xi_1, \xi_2) = \Phi_1(\xi_1)\Phi_1(\xi_2)$$

$$g_4(\xi_1, \xi_2) = \Phi_1(\xi_1)\Phi_3(\xi_2)$$

$$g_5(\xi_1, \xi_2) = \Phi_3(\xi_1)\Phi_2(\xi_2)$$

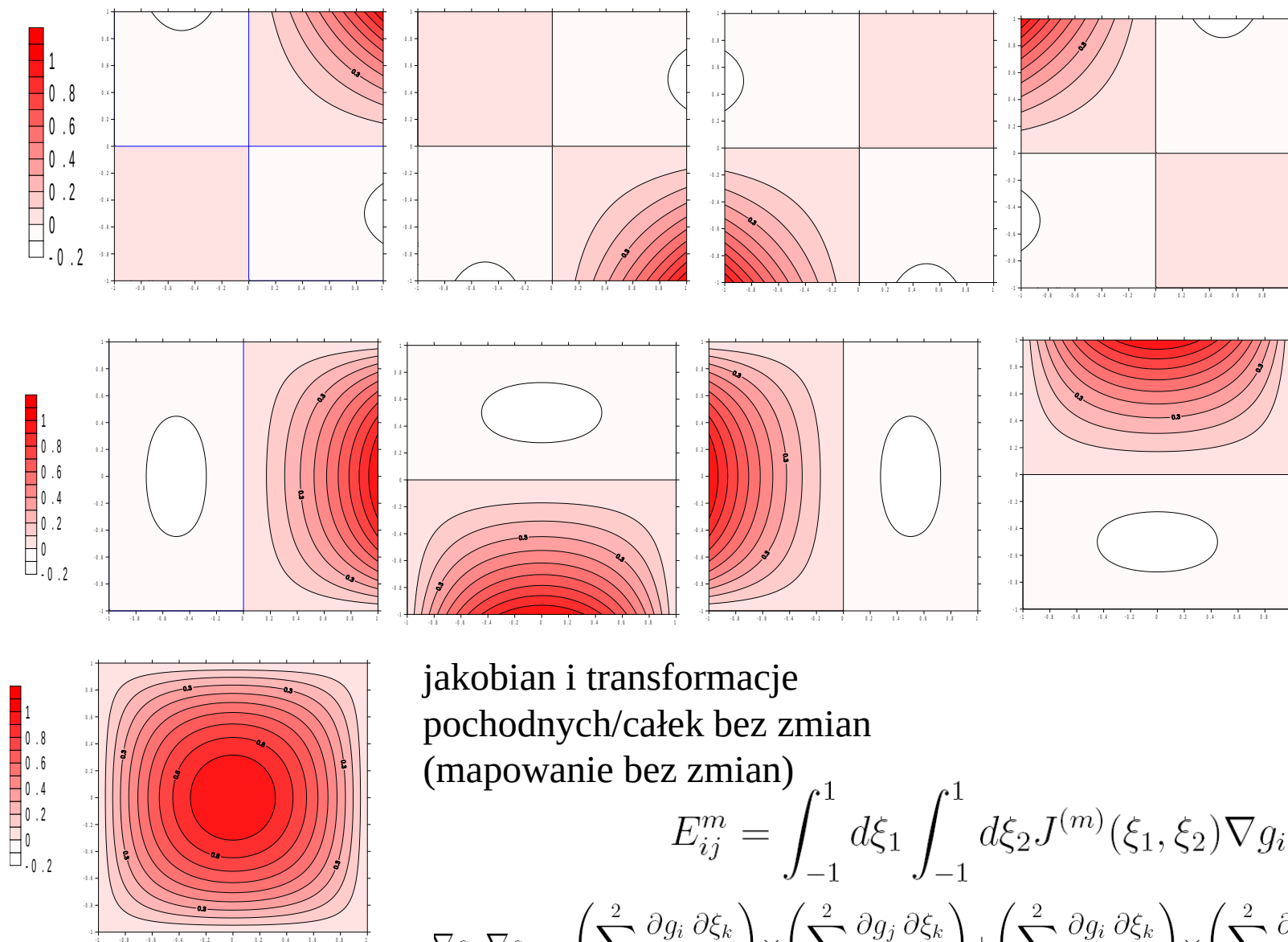
$$g_6(\xi_1, \xi_2) = \Phi_2(\xi_1)\Phi_1(\xi_2)$$

$$g_7(\xi_1, \xi_2) = \Phi_1(\xi_1)\Phi_2(\xi_2)$$

$$g_8(\xi_1, \xi_2) = \Phi_2(\xi_1)\Phi_3(\xi_2)$$

$$g_9(\xi_1, \xi_2) = \Phi_2(\xi_1)\Phi_2(\xi_2)$$

Bikwadratowe funkcje kształtu w elemencie odniesienia

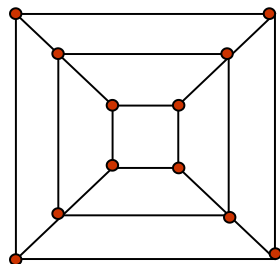


jakobian i transformacje
 pochodnych/całek bez zmian
 (mapowanie bez zmian)

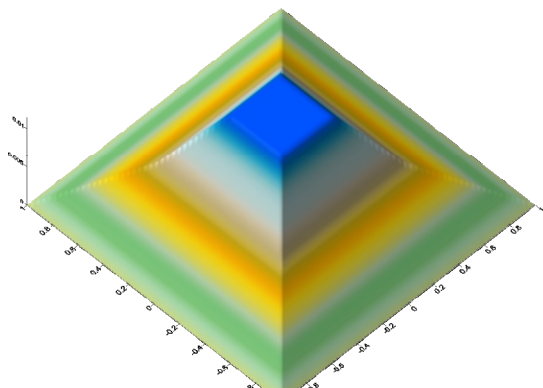
$$E_{ij}^m = \int_{-1}^1 d\xi_1 \int_{-1}^1 d\xi_2 J^{(m)}(\xi_1, \xi_2) \nabla g_i \cdot \nabla g_j$$

$$\nabla g_i \cdot \nabla g_j = \left(\sum_{k=1}^2 \frac{\partial g_i}{\partial \xi_k} \frac{\partial \xi_k}{\partial x} \right) \times \left(\sum_{k=1}^2 \frac{\partial g_j}{\partial \xi_k} \frac{\partial \xi_k}{\partial x} \right) + \left(\sum_{k=1}^2 \frac{\partial g_i}{\partial \xi_k} \frac{\partial \xi_k}{\partial y} \right) \times \left(\sum_{k=1}^2 \frac{\partial g_j}{\partial \xi_k} \frac{\partial \xi_k}{\partial y} \right)$$

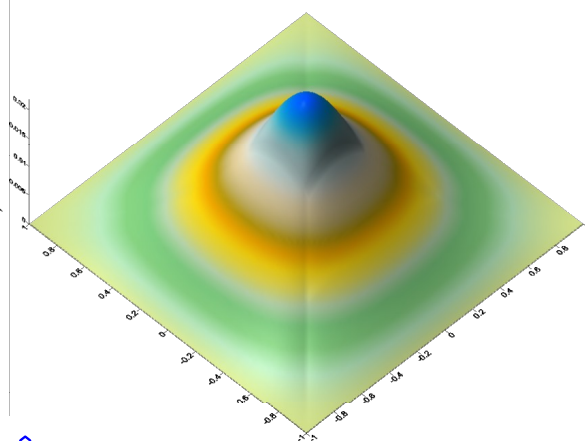
Wyniki:



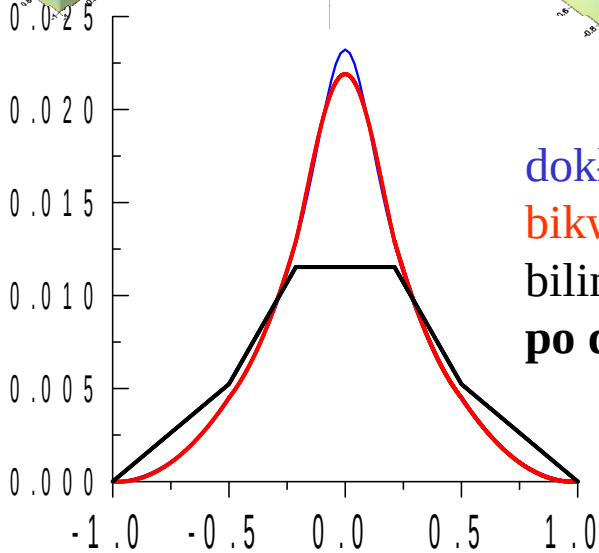
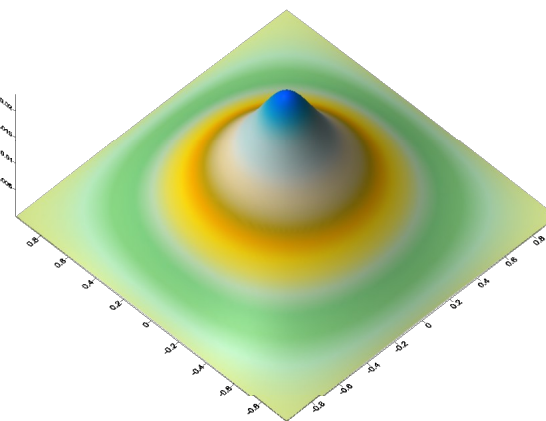
funkcje biliniowe



bikwadratowe



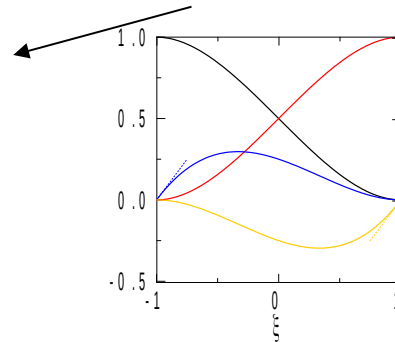
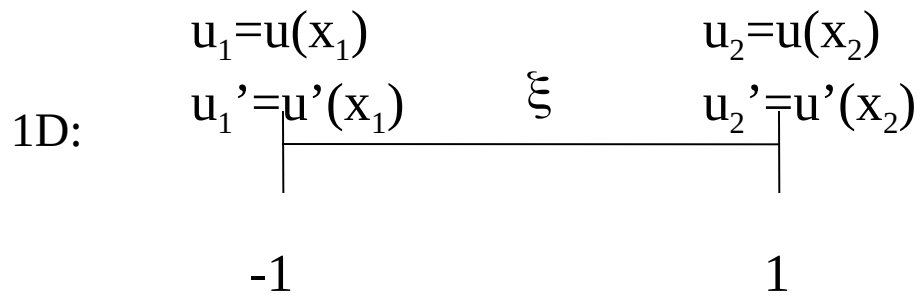
r. dokładne



dokładny
bikwadratowe
biliniowe
po diagonalu

Rozwiązanie ciągle z pochodną: (bikubiczne) funkcje Hermita w dwóch wymiarach

2 parametry węzłowe na węzeł



$$\phi_1^0 = \frac{1}{2} - \frac{3}{4}\xi + \frac{1}{4}\xi^3$$

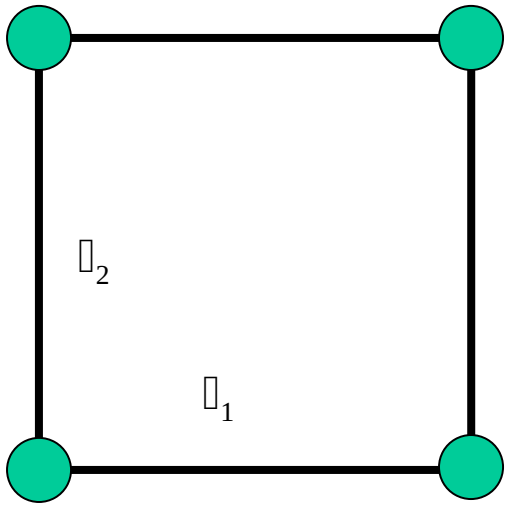
$$\phi_2^0 = \frac{1}{2} + \frac{3}{4}\xi - \frac{1}{4}\xi^3$$

$$u(\xi) = u_1^0 \phi_1^0(\xi) + u_1^1 \phi_1^1(\xi) + u_2^0 \phi_2^0(\xi) + u_2^1 \phi_2^1(\xi)$$

$$\phi_1^1 = \frac{J_m}{4} (1 - \xi - \xi^2 + \xi^3)$$

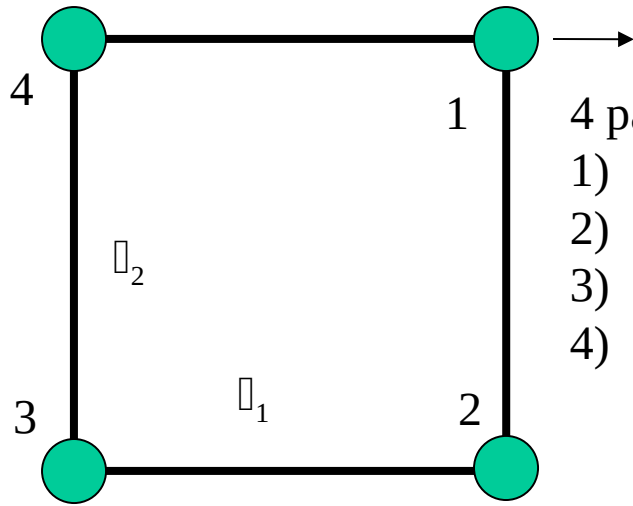
$$\phi_2^1 = \frac{J_m}{4} (-1 - \xi + \xi^2 + \xi^3)$$

$$J_m = dx/d\xi$$



4 parametry węzłowe na węzeł:

- 1) wartość funkcji
- 2) pierwsza pochodna w kierunku x
- 3) pierwsza pochodna w kierunku y
- 4) druga pochodna mieszana



4 parametry węzłowe na węzeł:

- 1) wartość funkcji
- 2) pierwsza pochodna w kierunku x
- 3) pierwsza pochodna w kierunku y
- 4) druga pochodna mieszana

$$u_1^{00}, u_2^{00}, u_3^{00}, u_4^{00}$$

$$u_1^{10}, u_2^{10}, u_3^{10}, u_4^{10}$$

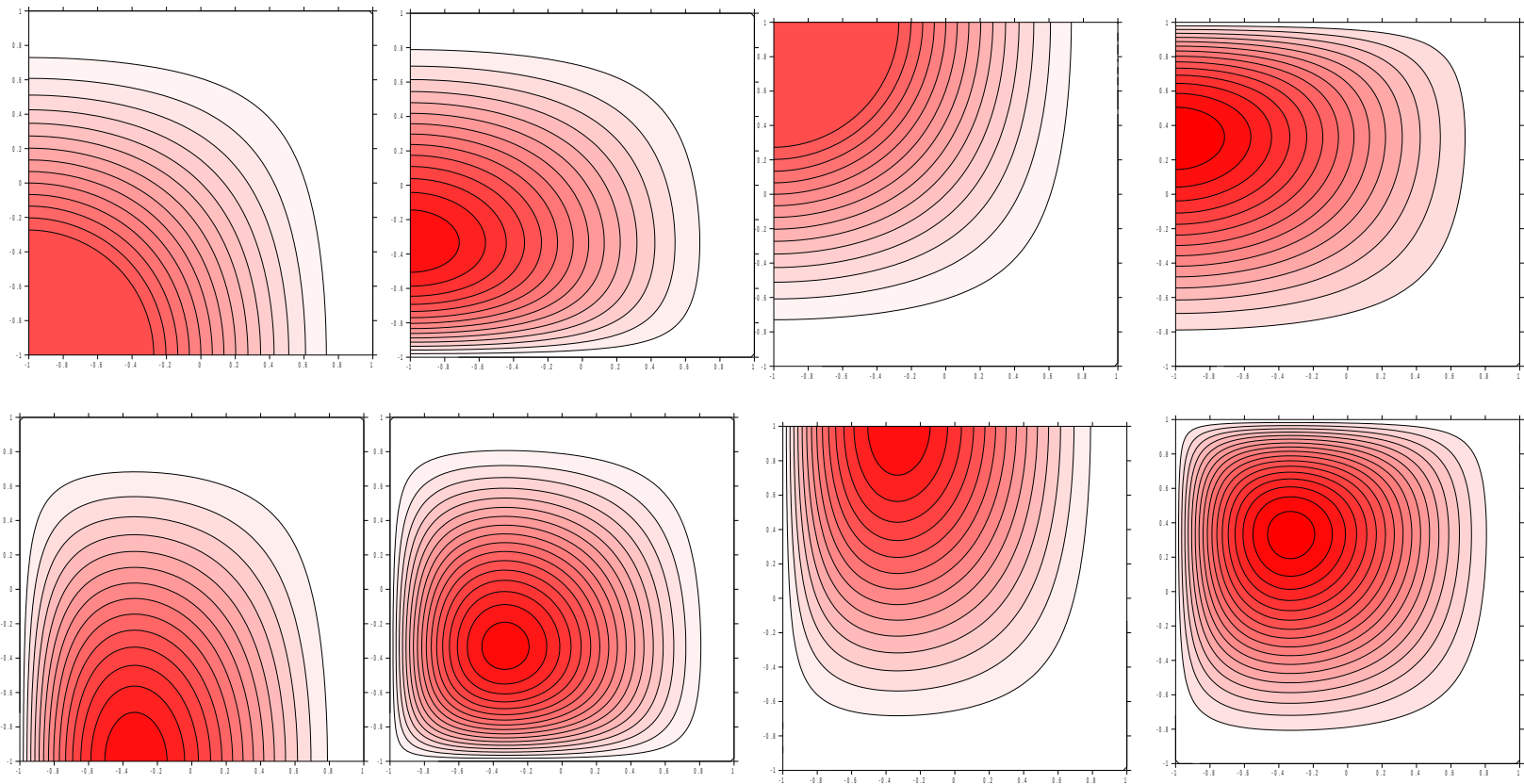
$$u_1^{01}, u_2^{01}, u_3^{01}, u_4^{01}$$

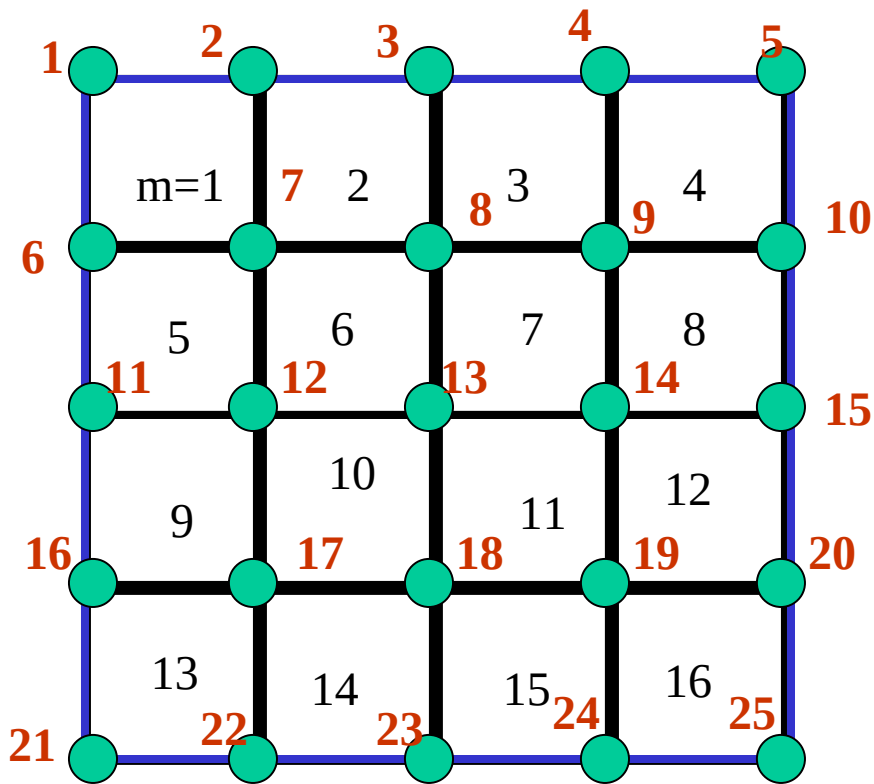
$$u_1^{11}, u_2^{11}, u_3^{11}, u_4^{11}$$

1D:
$$u(\xi) = u_1^0 \phi_1^0(\xi) + u_1^1 \phi_1^1(\xi) + u_2^0 \phi_2^0(\xi) + u_2^1 \phi_2^1(\xi)$$

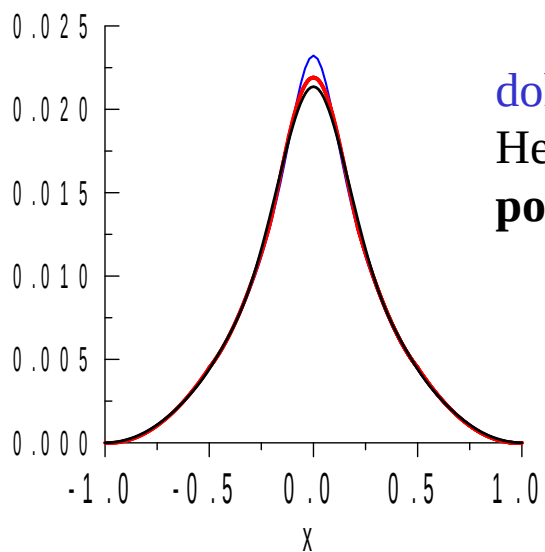
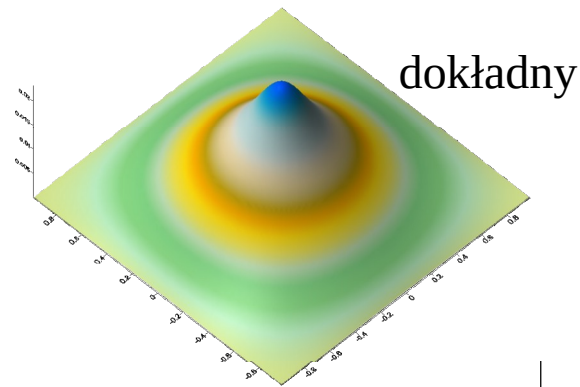
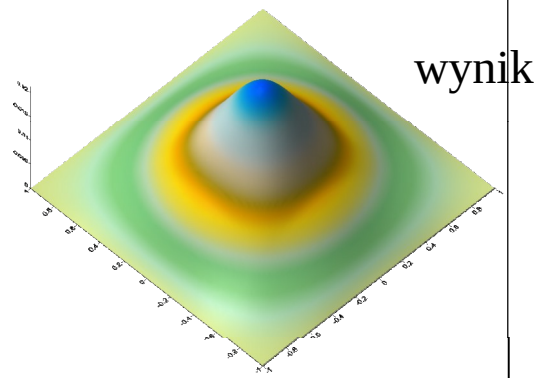
2D
$$u(\xi_1, \xi_2) = u_1^{00} \phi_2^0(\xi_1) \phi_2^0(\xi_2) + u_1^{10} \phi_2^1(\xi_1) \phi_2^0(\xi_2) \dots$$

8 z szesnastu funkcji Hermite'a



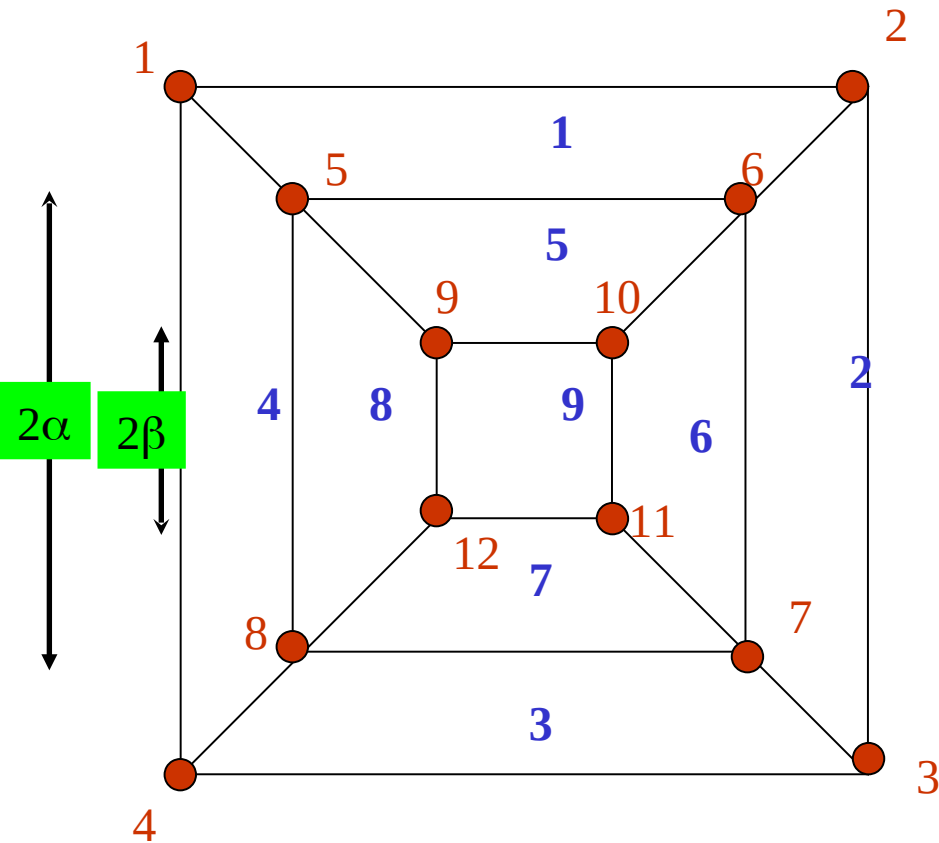


25 węzłów, 100 parametrów węzłowych



dokładny
Hermite'a - 100 p.w.
po diagonalu

Optymalizacja kształtu elementów: przykład dla bazy bikwadratowej



jak dobrać optymalne rozmiary α/β ?

metoda elementów skończonych,
jak każda Galerkina, ma charakter
wariacyjny

$$\nabla^2 u = -\rho(x, y)$$

$$a = \int \left[\frac{1}{2} \left(\frac{\partial u}{\partial x} \right)^2 + \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u}{\partial y} \right)^2 - \rho(x, y)u(x, y) \right] dx dy$$

warunek na optymalne α/β : $a = \min$

$$a = \int \left[\frac{1}{2} \left(\frac{\partial u}{\partial x} \right)^2 + \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u}{\partial y} \right)^2 - \rho(x, y)u(x, y) \right] dx dy$$

$$a = \sum_m \int_{\Omega_m} \left[\frac{1}{2} \left(\frac{\partial u}{\partial x} \right)^2 + \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u}{\partial y} \right)^2 - \rho(x, y)u(x, y) \right] dx dy$$

w elemencie m:

$$u(x(\xi_1, \xi_2), y(\xi_1, \xi_2)) = \sum_k c_k^m \phi_k(x(\xi_1, \xi_2), y(\xi_1, \xi_2))$$

$$\int_{\Omega_m} \square = \int_{-1}^1 d\xi_1 \int_{-1}^1 d\xi_2 J_m \{$$

$$\frac{1}{2} \left(\sum_k \frac{\partial \phi_k}{\partial \xi_1} \frac{\partial \xi_1}{\partial x} + \frac{\partial \phi_k}{\partial \xi_2} \frac{\partial \xi_2}{\partial x} \right)^2 + \frac{1}{2} \left(\sum_k \frac{\partial \phi_k}{\partial \xi_1} \frac{\partial \xi_1}{\partial y} + \frac{\partial \phi_k}{\partial \xi_2} \frac{\partial \xi_2}{\partial y} \right)^2$$

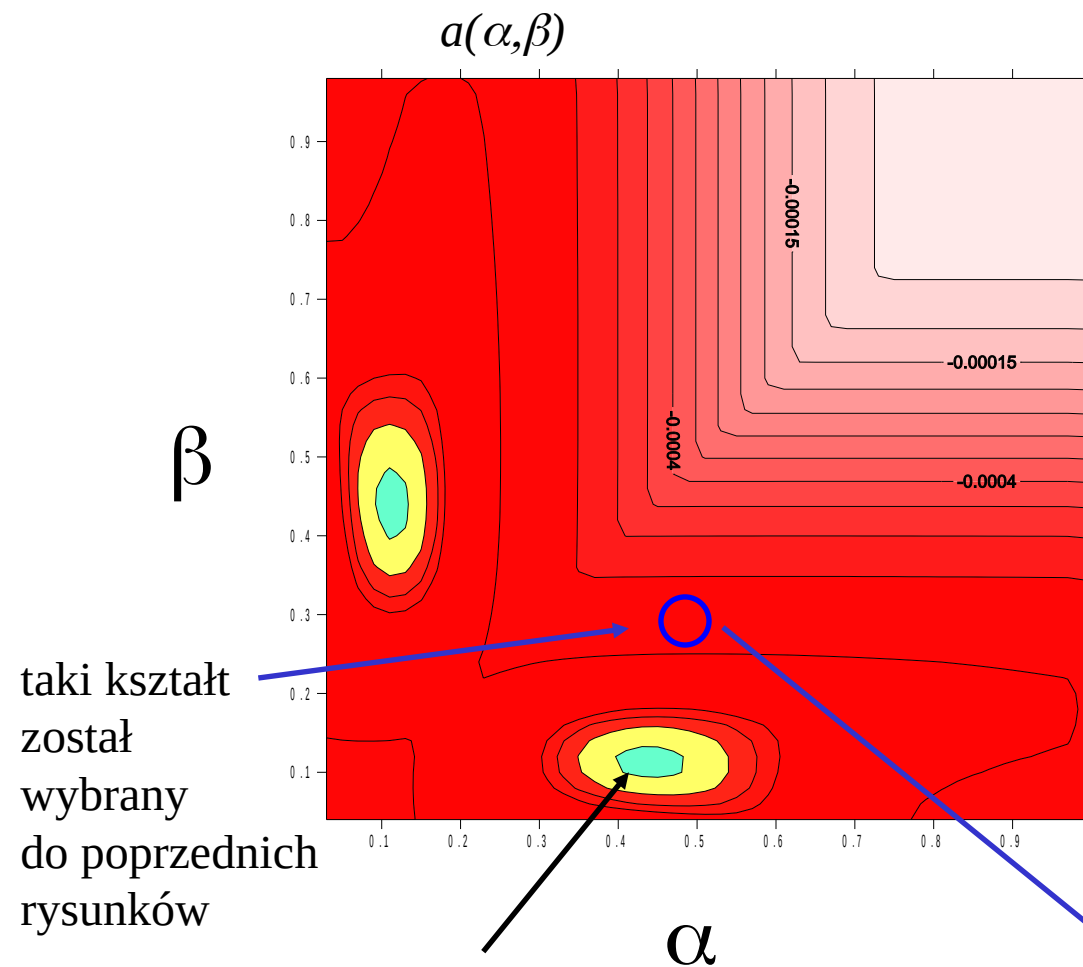
$$- \rho(x(\xi_1, \xi_2), y(\xi_1, \xi_2)) \sum_k c_k \phi_k \}$$

przy czym zależność x i y
od xi zależy od m

Sc=F

$$a = \frac{1}{2} \sum_{k,l} c_k c_l S_{kl} - \sum_k c_k F_k$$

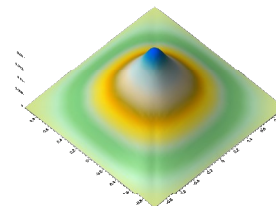
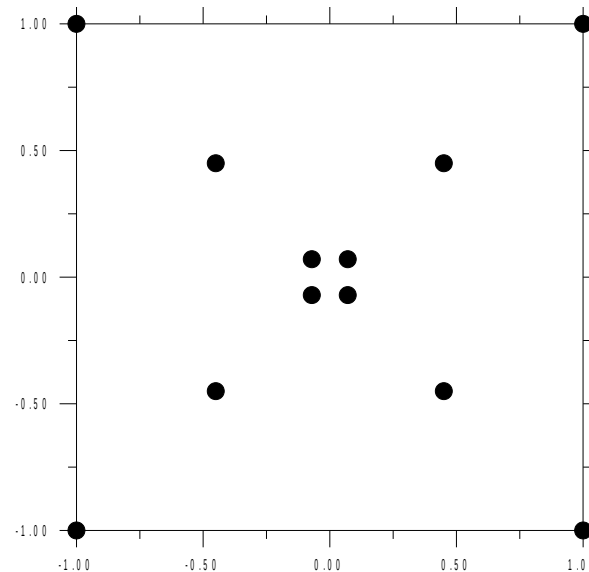
Optymalizacja kształtu elementów: wyniki dla bazy bikwadratowej



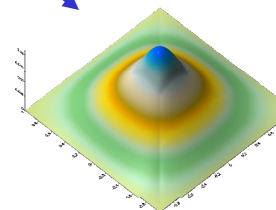
$S = -6.15e-4$

dokładne minimum funkcjonału
 $-6.274e-4$

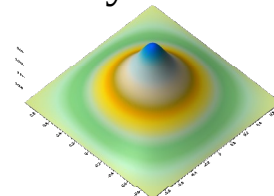
Optymalne elementy (narożniki)



zoptymalizowany



dokładny



Metoda elementów skończonych dla dwuwymiarowego równania własnego

$$H\Psi_n = E_n\Psi_n$$

podejmiemy dla problemu, w którym znane jest rozwiązanie analityczne

$$H = -\frac{1}{2} \left(\frac{\partial^2}{\partial x^2} + \frac{\partial^2}{\partial y^2} \right) + \frac{1}{2} (x^2 + y^2) \quad \text{2D oscylator harmoniczny}$$

separacja zmiennych

$$H = H_x + H_y \quad \Psi_n(x, y) = \psi_i(x)\psi_j(y)$$

$$\frac{H_x\psi_i(x)}{\psi_i(x)} + \frac{H_y\psi_j(y)}{\psi_j(y)} = E_n$$

$$E_n = E_i + E_j$$

1D oscylator: $E_i = 1/2 + i$

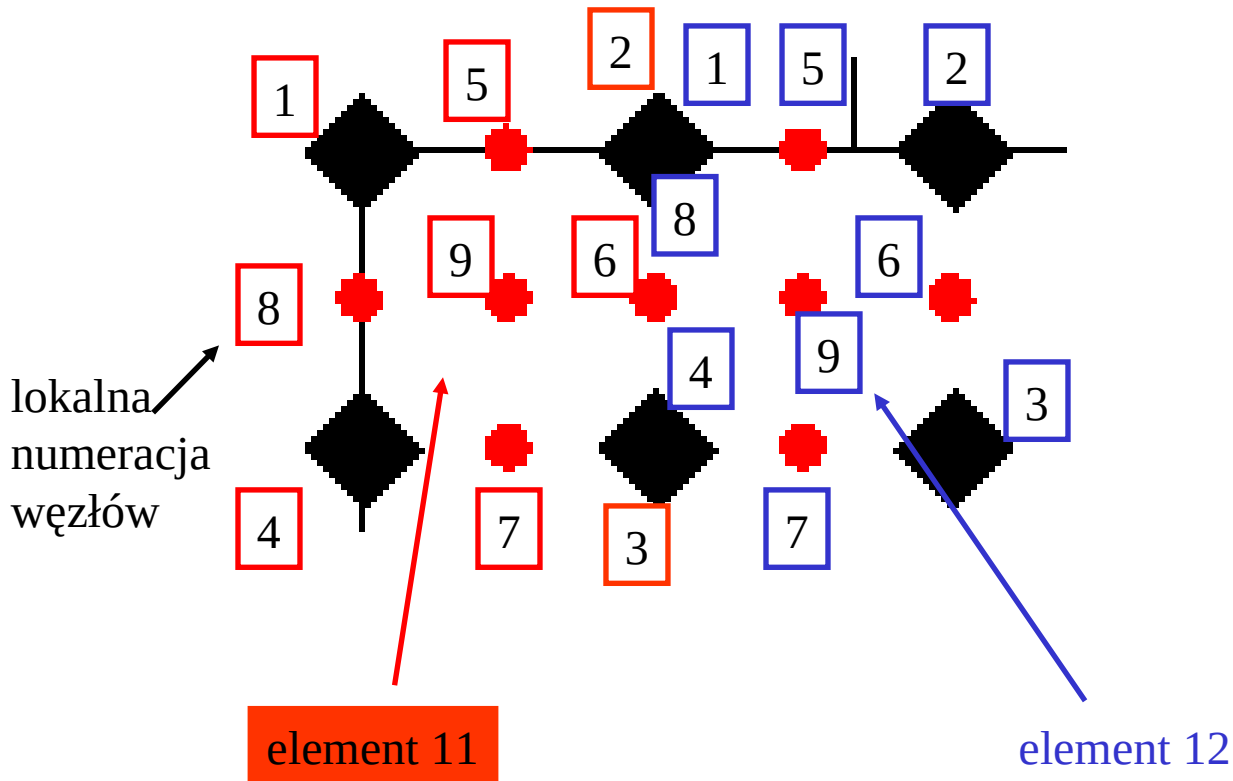
$$\psi_i(x) = \exp(-x^2/2)h_i(x)$$

$$h_i(x) = \exp(x^2) \frac{d^i}{dx^i} \exp(-x^2)$$

bikwadratowe funkcje kształtu:

$$\Psi_i(x, y) = \sum_m \sum_n c_n^m \phi_n^m(x, y)$$

\sum_m po elementach
 \sum_n po węzłach w ramach jednego elementu



ciągłość:

$$C_2^{11} = C_1^{12}$$

$$C_6^{11} = C_8^{12}$$

$$C_3^{11} = C_{12}^{12}$$

zapewnimy ją globalną numeracją węzłów i odpowiednią konstrukcją macierzy

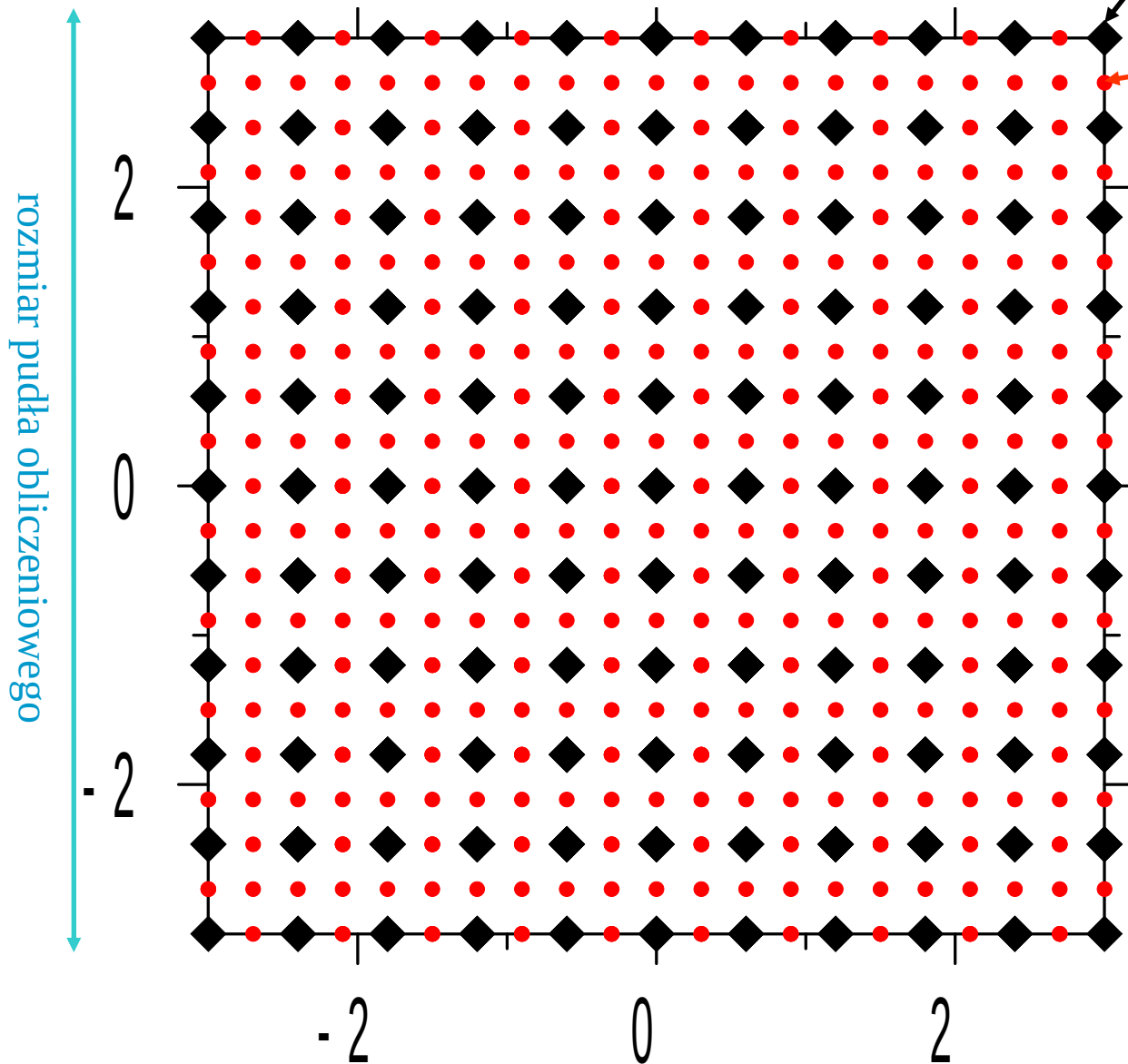
Rachunki dla siatki elementów 10 na 10,
bikwadratowe funkcje kształtu

wierzchołki=
granice elementów

pozostałe
wierzchołki

elementy kwadratowe,
identycznego kształtu

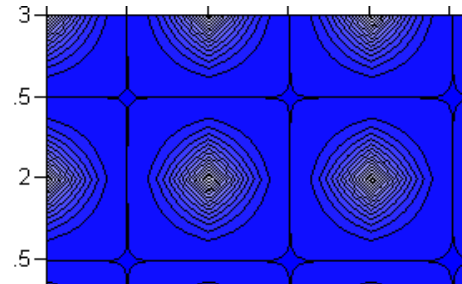
warunek brzegowy:
znikanie wektorów
własnych
wtedy -
rozmiar pudła
obliczeniowego=
parametr wariacyjny



$$\Psi_m(x, y) = \sum_m \sum_n c_n^m \phi_n^m(x, y)$$

$$\Psi(x, y) = \sum_i c_i \phi_i(x, y) \leftarrow \begin{array}{l} \text{przenumerowanie} \\ \text{jest tyle funkcji ile węzłów} \\ \text{globalnych} \end{array}$$

narysowane
tylko funkcje narożne
jedna ϕ_i składa się z
w istocie z czterech ϕ_n^m



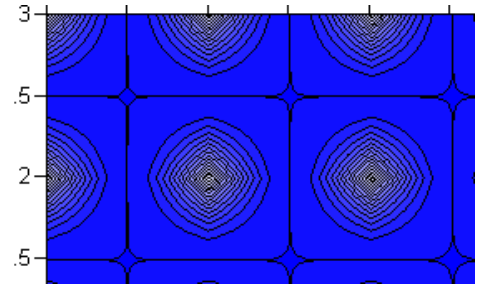
$$\mathbf{Hc} = \mathbf{ESc}$$

uogólnione równanie własne do rozwiązania

macierz Hamiltonianu
(odpowiednik macierzy sztywności)

macierz przekrywania
[E \mathbf{Sc} – odpowiednik wektora obciążeń]

Hc=ESc

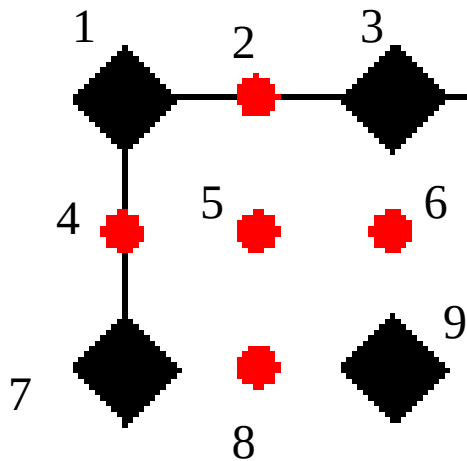


$$H_{ij} = (\phi_i, H\phi_j) = (\phi_i, \underbrace{\left(-\frac{1}{2} \left(\frac{\partial^2}{\partial x^2} + \frac{\partial^2}{\partial y^2}\right)\right)}_{T_{ij}} + \underbrace{\frac{1}{2} (x^2 + y^2)}_{V_{ij}}) \phi_j$$

$$S_{ij} = (\phi_i, \phi_j)$$

Lokalne macierze sztywności (Hamiltonianu) + lokalne macierze przekrywania

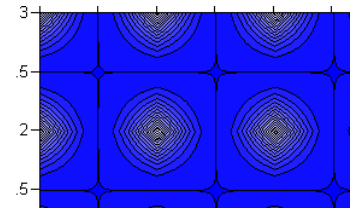
lokalna macierz energii kinetycznej



$$T_{ij}^m = \frac{1}{2} \int_{S_m} \nabla \phi_i(x, y) \cdot \nabla \phi_j(x, y) dx dy$$

kwadratowe, identyczne elementy
identyczne macierze, niezależne od elementu

Macierz potencjału:



$$V_{ij}^m = \frac{1}{2} \int_{-1}^1 d\xi_1 \int_{-1}^1 d\xi_2 J_m \phi_i(\xi_1, \xi_2) \phi_j(\xi_1, \xi_2) (x(\xi_1, \xi_2)^2 + y(\xi_1, \xi_2)^2)$$



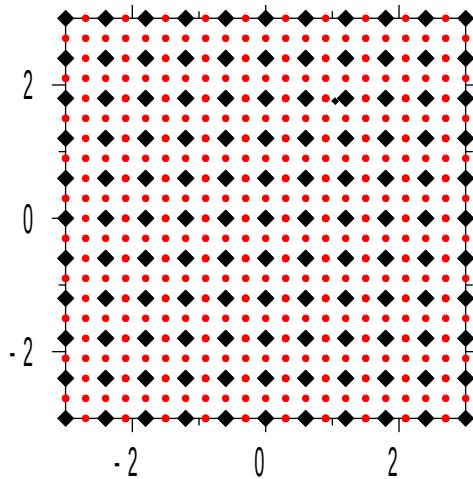
zależy od elementu,
bo mapowania $x/y(\xi_1, \xi_2)$
od m zależą

$$S_{ij}^m = \int_{-1}^1 d\xi_1 \int_{-1}^1 d\xi_2 J_m \phi_i(\xi_1, \xi_2) \phi_j(\xi_1, \xi_2)$$



od elementu już nie zależy

Składanie macierzy:



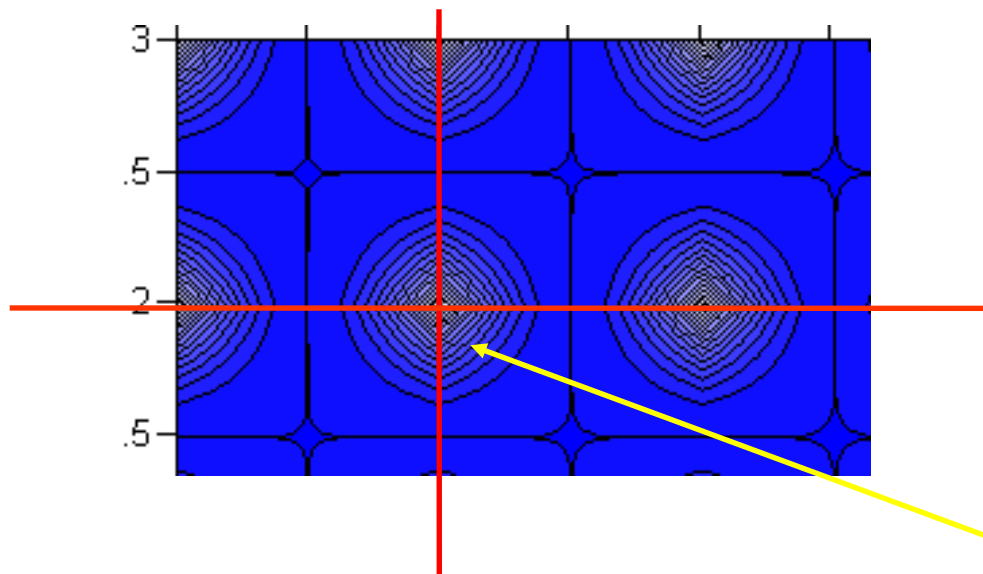
wszystkie 21^2 węzłów ponumerowane

w sposób jednoznaczny

dotatkowo

$lg(i,m)$ = numer globalny węzła i w elemencie

m



do 1 $m=1,100$

do 2 $i=1,9$

do 2 $j=1,9$

$H(lg(i,m),lg(j,m))+=H(i,j,m)$

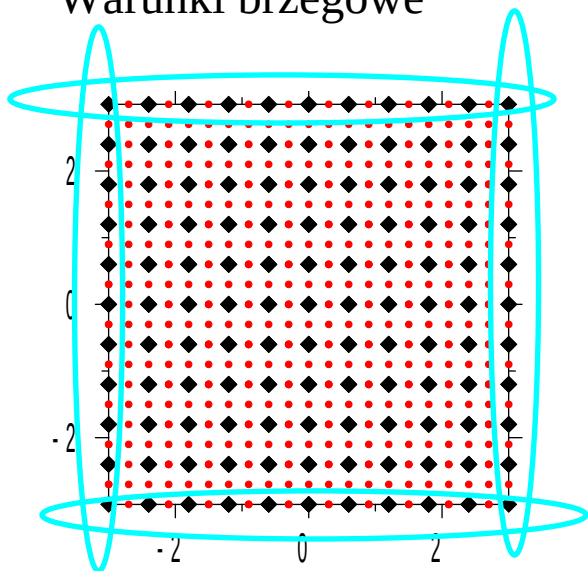
$S(lg(i,m),lg(j,m))+=S(i,j,m)$

2 continue

1 continue

np. dla tego węzła zsumujemy
przyczynki od funkcji w 4 różnych
elementach

Warunki brzegowe

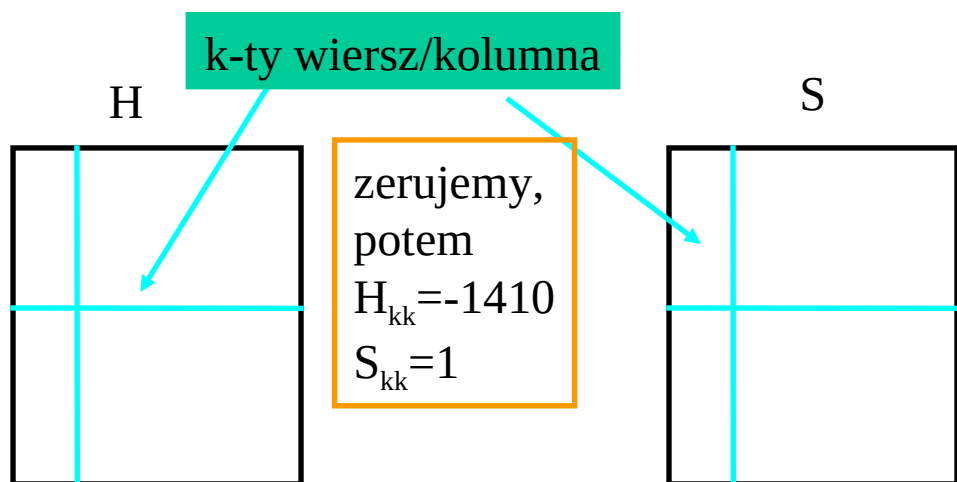


chcemy, żeby funkcje własne zniknęły na brzegu
jak?

wyrzucić wszystkie funkcje kształtu z bazy
z brzegu [pozostałe funkcje kształtu = 0 na węzłach
brzegowych]

albo

(wersja dla leniwych)

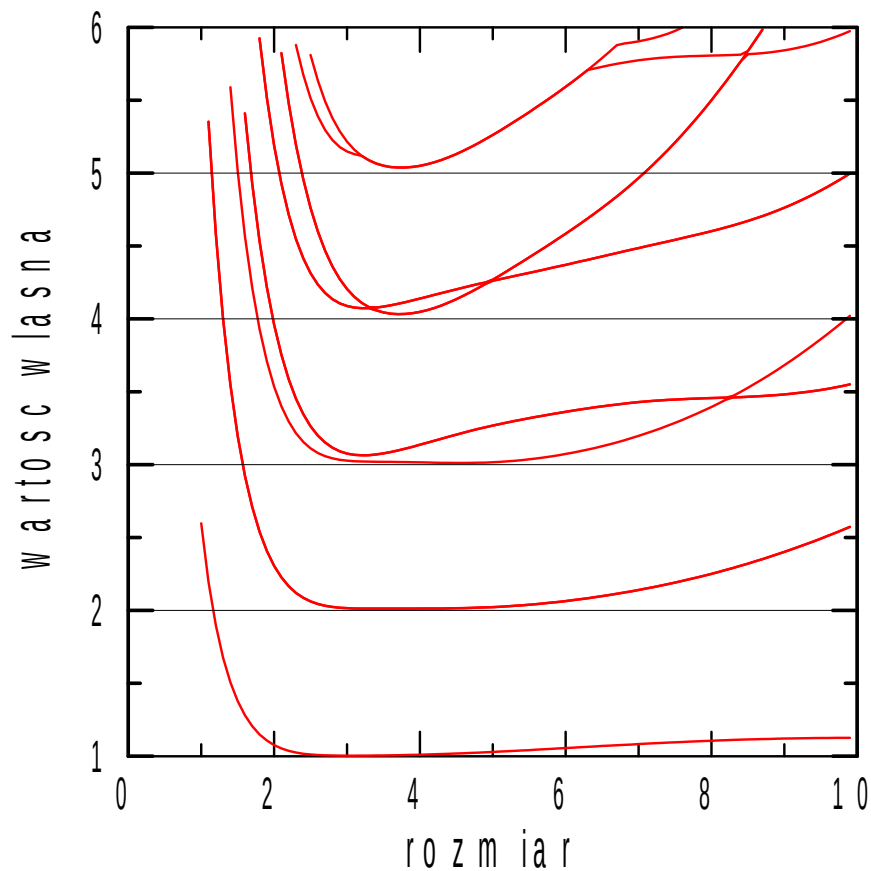


Zerowanie: odsprężnie
węzły brzegowe od całej
reszty.

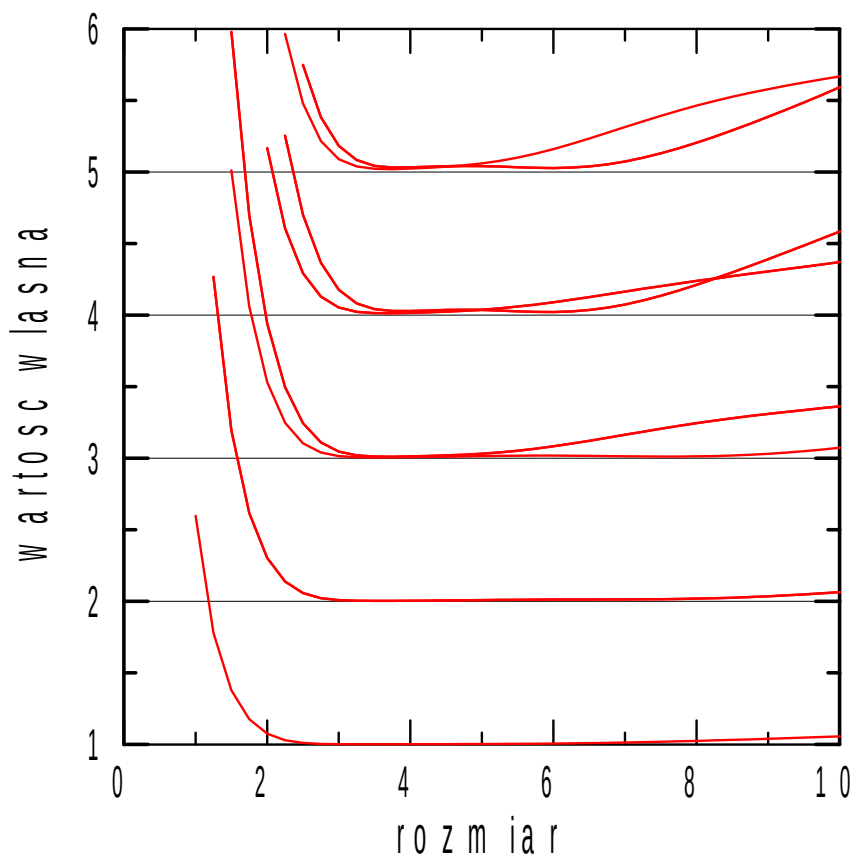
dostaniemy wartość własną -1410
zdegenerowaną tylu krotnie ile
jest węzłów brzegowych

również: można po prostu skreślić
te kolumny/wiersze z macierzy

6 na 6 elementów



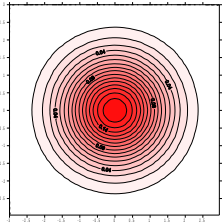
10 na 10 elementów



bikwadratowe funkcje kształtu, 9 na element.
elementy identyczne, kwadratowe

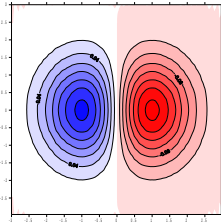
pułko obliczeniowe 3 na 3, 10 na 10 elementów:

$\lambda=1.0011$

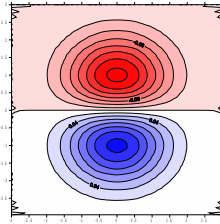


$(i,j)=(0,0)$

$\lambda=2.0077$

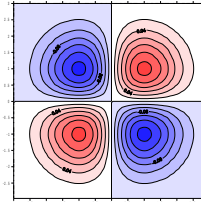


$(1,0)$



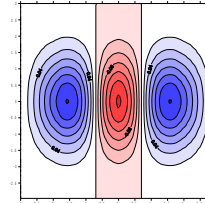
$(0,1)$

$\lambda=3.014$

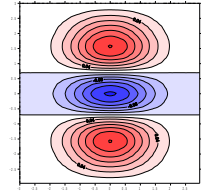


$(1,1)$

$\lambda=3.0459$



$(2,0)$

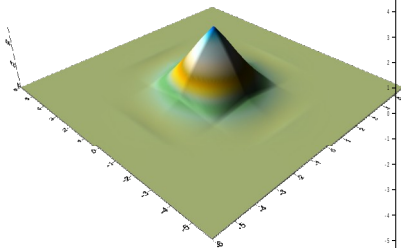


$(0,2)$

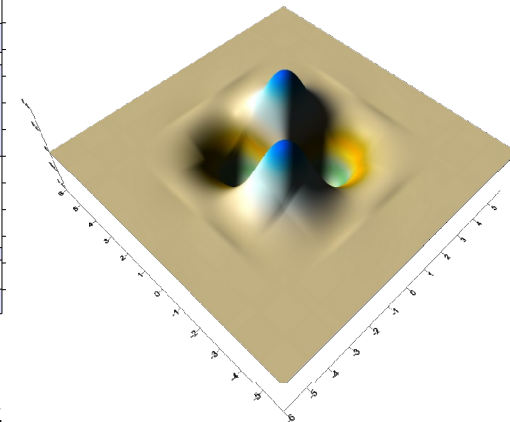
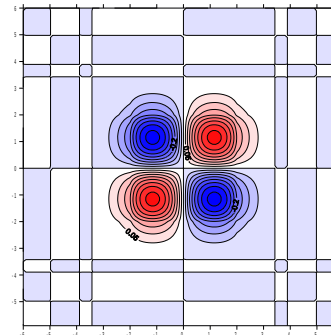
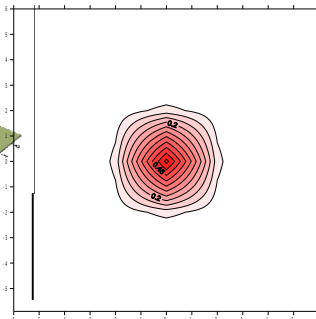
$$E_n = E_i + E_j = i + j + 1$$

$$\Psi_n(x, y) = \psi_i(x)\psi_j(y)$$

gdy 6 na 6 elementów i pułko za duże



$(0,0)$



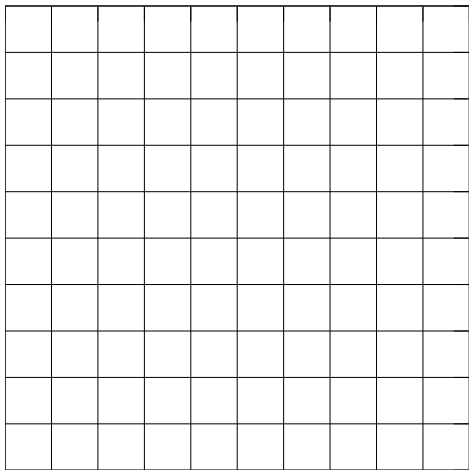
granice elementów widać,
gdy elementy **źle** dobrane

czy warto się trudzić,
czyli, czy FEM skuteczna w porównaniu z FDM?

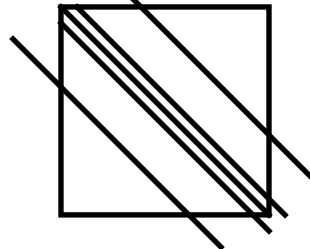
$$H\Psi_n = E_n\Psi_n$$

$$H = -\frac{1}{2} \left(\frac{\partial^2}{\partial x^2} + \frac{\partial^2}{\partial y^2} \right) + \frac{1}{2} (x^2 + y^2)$$

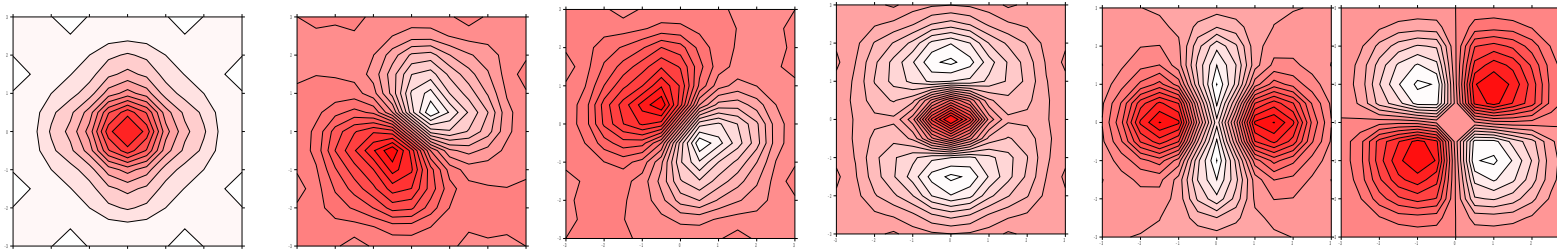
$$-\frac{1}{2} \left(\frac{\Psi_n(x+dx, y) + \Psi_n(x-dx, y) - 2\Psi_n(x, y)}{dx^2} + \frac{\Psi_n(x, y+dy) + \Psi_n(x, y-dy) - 2\Psi_n(x, y)}{dy^2} \right) + \frac{1}{2} (x^2 + y^2) \Psi_n(x, y) = E_n\Psi_n(x, y)$$



ponumerować węzły,
(np. tak jak w równaniu przewodnictwa cieplnego),
równanie różnicowe zapisać w postaci równania własnego
macierzy o strukturze:



Dla porównania metod: MES i MRS liczba węzłów identyczna: 13 na 13, pudło 3 na 3



MRS widmo	MRS błąd	MES widmo	MRS błąd
0.976	-0.024	1.003	0.003
1.929	-0.071	2.015	0.015
1.929	-0.071	2.015	0.015
2.833	-0.167	3.026	0.026
2.882	-0.118	3.075	0.075
2.883	-0.117	3.075	0.075

↑
przykład szczęśliwie się
zakończył dla MRS, ale to przypadkiem →