

# Détermination d'un mur 1D équivalent à une structure 2D/3D : analyse de la méthode Julien QUINTEN<sup>(1)</sup> (julien.quinten@umons.ac.be) Véronique FELDHEIM<sup>(1)</sup>



# **INTRODUCTION - CONTEXTE**

Détail 2D-3D : Zone de l'enveloppe où la géométrie est 2D/3D et qui modifie la résistance thermique, par ailleurs uniforme (1D), de l'enveloppe 🗲 Flux de chaleur 2D/3D

Utilisation de logiciels de simulation énergétique : prédiction du comportement thermique et énergétique des bâtiments -> certaines imprécisions !

- → Effet stationnaire des détails 2D/3D : facilement pris en compte (coefficient de déperdition)
- → Effet dynamique des détails 2D/3D : non considéré (déphasage et amortissement entre les variations de températures extérieure et intérieure)
- > Pour intégrer les aspects dynamique et multidimensionnel : méthodes numériques > complexe et beaucoup de ressources pour évaluer le comportement au cours du temps
- -> Objectif : Méthode simple et précise de prise en compte des effets dynamiques des détails 2D/3D de l'enveloppe d'un bâtiment, afin de les intégrer dans un logiciel de simulation énergétique de bâtiments

# **METHODOLOGIE**

## Méthode de structure équivalente



- $\rightarrow$  Déterminer la résistance thermique R<sub>m</sub> et la capacité thermique C<sub>m</sub> de chaque couche  $\rightarrow$  e<sub>m</sub>,  $\lambda_m$ ,  $\rho_m$ , c<sub>m</sub>
  - Paramètres valables pour toutes conditions aux limites et pour toutes périodes d'échantillonnage
  - Paramètres à introduire directement dans le logiciel (pas de modification du code source)
  - Pas valable si les propriétés physiques dépendent de la température
  - Nombre optimal de couches :  $3 \rightarrow R_1 R_2 R_3 C_1 C_2 C_3$  à déterminer



# Etapes de la méthode

1) <u>Définition de la géométrie à étudier</u> : plans de coupe (adiabatiques) à 1m de l'élément perturbateur (ISO 10211)  $\rightarrow$  Calcul du champ de température (stationnaire, K<sub>i</sub>=8W/m<sup>2</sup>K, K<sub>e</sub>=23W/m<sup>2</sup>K, T<sub>i</sub>=20°C, T<sub>e</sub>=0°C)

5) Calcul de la structure 1D équivalente

- $\rightarrow$  Combinaisons adéquates de valeurs de R<sub>1</sub> et R<sub>2</sub>
- $\rightarrow$  Calcul des valeurs de R<sub>3</sub>, C<sub>1</sub>, C<sub>2</sub> et C<sub>3</sub> correspondantes (conservation de R, C et des facteurs de structure)

- 2) Redéfinition de la géométrie du détail 2D/3D
- → Les températures de surface les plus éloignées de l'élément perturbateur ne diffèrent pas de plus de 0,01°C des températures de surface correspondantes à 1m de cet élément.



→ Réduction de la zone d'étude sans perte de précision

3) <u>Détermination des facteurs de structure, de la résistance thermique et de la capacité thermique du détail 2D/3D</u>

- → Simulation stationnaire ( $T_{se} = 1, T_{si} = 0$ )
- $\rightarrow$  Facteurs de structure  $\Phi_{ii}$ ,  $\Phi_{ie}$ ,  $\Phi_{ee}$  : représentent la fraction de la quantité de chaleur stockée, entre 2 états stables, à proximité de la surface intérieure, du centre et de la surface extérieure de la structure

$$\phi_{ii} = \frac{1}{C} \int_{V} \rho c (1-T)^{2} dV \qquad \phi_{ie} = \frac{1}{C} \int_{V} \rho c T (1-T) dV \qquad \phi_{ee} = \frac{1}{C} \int_{V} \rho c (T)^{2} dV \qquad \phi_{ii} + 2\phi_{ie} + \phi_{ee} = 1$$

- → Résistance R =  $\frac{1}{q_{si}} = \frac{1}{q_{se}}$ Capacité  $C = \int_{V} \rho c \, dV$
- → Ce sont les 5 nombres caractérisant le comportement thermique d'une structure. Des structures possédants ces 5 mêmes nombres ont des comportements dynamiques similaires même si, en détail, elles peuvent être différentes.
- Détermination des caractéristiques harmoniques du détail 2D/3D 4)
- Simulation dynamique :  $T_{si} = 0$ ,  $T_{se}$  : sinusoïde d'amplitude unitaire et de période de 24h
- $\rightarrow$  Amplitude A et déphasage  $\alpha$  (par rapport à T<sub>se</sub>) du flux aux surfaces intérieure et extérieure (q<sub>si</sub> et q<sub>se</sub>)
- Exemple pour q<sub>si</sub>:



$$\begin{split} \varphi_{ii} &= \frac{1}{R^2 C} \times \left( C_1 \times \left( \frac{R_1^2}{3} + R_1 \times (R_2 + R_3) + (R_2 + R_3)^2 \right) + C_2 \times \left( \frac{R_2^2}{3} + R_2 \times R_3 + R_3^2 \right) + C_3 \times \frac{R_3^2}{3} \right) \\ \varphi_{ie} &= \frac{1}{R^2 C} \times \left( C_1 \times \left( -\frac{R_1^2}{3} + \frac{R_1 \times R}{2} \right) + C_2 \times \left( -\frac{R_2^2}{3} + \frac{R_2 \times R}{2} + R_1 \times R_3 \right) + C_3 \times \left( -\frac{R_3^2}{3} + \frac{R_3 \times R}{2} \right) \right) \\ &= R_1 + R_2 + R_3 \qquad \qquad C = C_1 + C_2 + C_3 \end{split}$$

→ Calcul des caractéristiques harmoniques correspondantes (P=24h)



 $q_{si}'(24h)$  et  $q_{se}'(24h)$  sont des nombres complexes  $\rightarrow A_i'(24h)$ ,  $\alpha_i'(24h)$ ,  $A_e'(24h)$ ,  $\alpha_e'(24h)$ → Fonction d'erreur à minimiser

Err =	$\left(\frac{A'_{i}(24h) - A_{i}(24h)}{2}\right)^{2}$	т <b>(</b>	$(A'_e(24h) - A_e(24h))$	2	$\left( \frac{\alpha'_i(24h) - \alpha_i(24h)}{\alpha_i(24h)} \right)$	(h)	<u>т</u>	$\left( \frac{\alpha'_e(24h) - \alpha_e(24h)}{2} \right)$	$\rangle^2$
	$\left( \begin{array}{c} A_i(24h) \end{array} \right)$	-	$A_e(24h)$	) + (	$\left\langle \alpha_i(24h) \right\rangle$	—)	т (-	$\alpha_e(24h)$	)

6) <u>Vérification de la structure équivalente</u>

→ Le détail 2D/3D et sa structure équivalente sous soumis aux mêmes conditions aux limites

→ Simulation dynamique ( $K_i = 8W/m^2K$ ,  $K_e = 23W/m^2K$ )

 $\rightarrow$  Conservation du produit  $K \times S$ 



 $\rightarrow$  Comparaison des résultats en termes de flux à travers les surfaces (q<sub>si</sub> et q<sub>se</sub>)

## RESULTATS

## Jonction mur extérieur – plancher d'étage



#### Propriétés du détail 2D

	$S_e = 1.06 \ m^2/m$	$S_{i, tot} = 2.15 \text{ m}^2/\text{m}$	$S_{i}$ , <sub>paroi courante</sub> = 0.7	75 m²/m
Structure	R = 6.16  mK/W	C=692281 J/mK	A <sub>i</sub> =0.0342 W/m	$A_{e} = 1.43 \text{ W/m}$
<b>2D</b>	<b>→</b> 6.53m²K/W	<b>→</b> 653095J/m²K	→0.0323 W/m <sup>2</sup>	→1.34 W/m²
	$\phi_{ii} = 0.938$	$\phi_{ie} = 0.0166$	$\alpha_i = -2.67 \text{ rad}$	$\alpha_{\rm e} = 1.40 \text{ rad}$

#### Structure équivalente et comparaison

#### $Err = 0,062 S = 1,06 m^2/m$





- CL : conservation du produit KS
- *Pas de temps : 2000 s*
- Période d'étude : 10<sup>6</sup> s
- *S<sub>e</sub> choisie comme surface de référence pour le 1D*
- *Equivalente initiale : très proche*
- *Equivalente meilleure que 1D + psi (considération classique)*
- Erreur plus grande sur  $q_{se}$  que sur  $q_{si}$ 
  - $Max(q_{se}) >> Max(q_{si})$
  - Sollicitation extérieure moins bien absorbée que transmise
  - Précision prioritaire sur q<sub>si</sub>

Ajout du flux solaire : précision identique

- Valeur absolue de l'intégrale des valeurs négatives est plus faible (vu l'apport du flux solaire)  $\rightarrow$  erreur relative plus grande (pour q<sub>si</sub>)
- Précision identique sur q<sub>si</sub>
- Globalement, légère amélioration de la précision sur q<sub>se</sub>
- Localement, légère dégradation de la précision sur q<sub>se</sub>

#### Ambiances intérieures à t° différente : bonne précision

- Légère dégradation de la précision sur q<sub>si</sub>
- Précision identique sur q<sub>se</sub>
- *4 couches : effort supplémentaire non justifié* 
  - Diminution significative de la valeur de la fonction d'erreur
  - Très légère dégradation de la précision sur q<sub>si</sub>
  - Amélioration de la précision sur q<sub>se</sub> (surtout globalement)



#### Ambiances intérieures à température différente

$$T_{i,sup} = 18 + 2 \times sin(\frac{2\pi t}{10^6})$$
  $T_{i,inf} = 20 + 1 \times sin(\frac{2\pi t}{10^6})$ 

- → Division de la structure équivalente en 2 parties, séparées par un plan adiabatique
- → Partie supérieure : 60% de la surface  $\left(\frac{0,45}{0,45+0,3}\right)$  → T<sub>i,sup</sub>
- → Partie inférieure : 40% de la surface  $\left(\frac{0,3}{0.45+0.3}\right)$  → T<sub>i,inf</sub>

	Ecart moyen	Ecart max	Ecart intégrale +	Ecart intégrale -
	W/m	W/m	%	%
$\mathbf{q}_{\mathbf{si}}$	0.13	0.91	1.4	4.7
q <sub>se</sub>	0.93	2.2	5.2	5.1

#### Structure équivalente à 4 couches Err = 0,0015

	Ecart moyen	Ecart max	Ecart intégrale +	Ecart intégrale -
	W/m	W/m	%	%
$\mathbf{q}_{\mathbf{si}}$	0.11	0.17	1.4	3.4
q <sub>se</sub>	0.77	2.2	0.82	0.73

#### CONCLUSIONS

L'ensemble des résultats montre une bonne précision de la structure équivalente 1D, qui reproduit un comportement thermique similaire à celui de la structure 2D étudiée et plus précis que pour une prise en compte classique du détail. De plus, l'ajout d'un flux solaire ne perturbe pas la précision de la structure équivalente et un premier test avec des températures d'ambiance intérieure différentes s'est avéré concluant (à confirmer pour d'autres cas). Nous avons aussi montré que les efforts nécessaires pour déterminer une structure équivalente à 4 couches ne sont pas justifiés et qu'utiliser 3 couches est donc suffisant.

Les étapes de la méthodes sont bien définies et les premiers résultats sont donc encourageants mais plusieurs améliorations sont souhaitées : étude plus approfondie de la fonction d'erreur, une bonne réponse à des sollicitations extérieures plus réalistes (pour justifier le choix de P=24 h) et à des sollicitations intérieures plus sévères. De plus, la méthode devra être appliquée à un plus grand nombre de détails 2D/3D : différents types de détails, pour des structures lourdes/légères, en neuf/rénovation, avec traitement efficace ou non du pont thermique créé, etc. L'impact d'une modélisation plus précise des détails 2D/3D dans un logiciel de simulation énergétique des bâtiments est également à évaluer.

<sup>(1)</sup> Université de MONS - Service de Thermique et Combustion Rue de l'Epargne, 56 - 7000 Mons - Belgique