## ANNEXE A1 : symbolisation des liaisons mécaniques



Les points choisis pour les centres de liaison sont arbitraires et peuvent évidemment changer selon l'étude à traiter.\* Les 🕨 sont des éléments facultatifs permettant de montrer le lien d'un trait avec un autre en cas d'ambigüité.

Liaison	Schémas		Degrés de	Torseurs			
	2D	3D	liberté	cinéma	ntique	Stati	Statique
Encastrement	×	z x	0 0	[0	0)	$\int X$	L
			0 0	$\left\{ 0\right\}$	0	Y	M
			0 0	$A = \begin{bmatrix} 0 \end{bmatrix}$	$0$ $_{\mathfrak{R}}$	$_{_{A}}$ $Z$	$N  ight]_{\mathfrak{R}}$
<b>Glissière</b> d'axe (A ; x)	× Z A Z A Y	x a y A	Tx = 0	<b>(</b> 0	$v_x$	[0	L
			0 0	$0$	0 }	Y	M
			0 0	A = 0	$0$ $\Big]_{\mathfrak{R}}$	$_{_{A}}$ $Z$	$N  floor_{\mathfrak{R}}$
Pivot d'axe (B; x)	$\begin{array}{c c} x & \xrightarrow{z} \\ & & \\ \hline \\ & & \\ \hline \\ & & \\ \end{array}$	x a y B	0 <i>Rx</i>	$\omega_{x}$	0)	$\int X$	0 )
			0 0	$\left\{ \ 0 \right\}$	0	Y	M
			0 0	$_{B}$ 0	$0$ $\int_{\mathfrak{R}}$	$_{_B}$ $Z$	$N  ight]_{\mathfrak{R}}$
Pivot Glissant d'axe (C; x)	× c c c c c c c c c c c c c c c c c c c	x a y C	Tx Rx	$\omega_{x}$	$v_x$	$\int 0$	0
			0 0	$\mid  \mid  \mid  \mid  \mid  \mid  \mid  \mid  \mid  \mid $	0 }	Y	M
			0 0	$_{C}$ $\left( 0\right)$	$0$ $\Big]_{\mathfrak{R}}$	$_{C}$ $\left[ Z\right]$	$N igg _{\mathfrak{R}}$
Appui Plan de normale (D ; x)	× y	z D D	0 Rx	$\omega_{Z}$	0	$\int X$	0
			Ty 0	$\mid  \mid  \mid  \mid  \mid  \mid  \mid  \mid  \mid  \mid $	$v_y$	$\left\{  0  \right.$	M
			Tz 0	D  brace 0	$v_z$	$_{D}$ $\left( \ 0 \right)$	$Nigg _{\mathfrak{R}}$
Ponctuelle de normale (D ; x)	× → ↑ ↑² × → →	z y O	0 Rx	$\omega_{x}$	0)	$\int X$	0
			Ty Ry	$\left\{\omega_{y}\right\}$	$v_y$	$\left\{ 0\right\}$	0
			Tz Rz	$_{o}\left[ \omega_{z}\right]$	$v_z$ $\Big]_{\mathfrak{R}}$	$_{o}$ $\mid$ 0	$0$ $_{\mathfrak{R}}$
<b>Rotule</b> de centre O	. <mark></mark>	x x y O	0 <i>Rx</i>	$\int \omega_x$	0)	$\int X$	0
			0 Ry	$\left\{\omega_{y}\right\}$	0	Y	0
			0 Rz	$_{o}\lfloor\omega_{z}$	$0$ $\Big]_{\mathfrak{R}}$	$_{o}$ $Z$	$0$ $\Big _{\mathfrak{R}}$
<b>Sphérique</b> <b>à doigt</b> de centre O	<b>\</b>	x 🖈 y 🗆 💢	0 Rx	$\omega_{x}$	0)	$\int X$	0
			0 <i>Ry</i>	$\left\{ \omega_{_{y}} ight.$	0}	Y	0 }
			0 0	$_{o}$ $\mid$ 0	$0$ $\Big]_{\mathfrak{R}}$	$_{o}$ $Z$	$N \rfloor_{\mathfrak{R}}$
Linéaire Annulaire d'axe (B ; x)	× B y	x A y B	Tx Rx	$\omega_{x}$	$v_x$	$\int_{0}^{\infty}$	0
			0 Ry	$\left\{\omega_{y}\right\}$	0 }	Y	0
			0 Rz	$_{B}\left[ \omega_{z}\right]$	$0$ $\int_{\Re}$	$_{_B}$ $Z$	$0$ $\Big]_{\mathfrak{R}}$
Linéaire Rectiligne d'axe (C; x) de normale (C; z)	×	z C	Tx $Rx$	$\omega_{x}$	$V_x$	$\int 0$	0
			Ty 0	$\left\{ \ 0 \right\}$	$V_{y}$	$\left\{ 0\right.$	M
			0 Rz	$_{C}\left[ \omega_{z}\right]$	$0$ $\int_{\Re}$	$_{C}$ $Z$	$0$ $\int_{\mathfrak{R}}$
<b>Hélicoïdale</b> d'axe (B ; x)	× P B P P	x y B	Tx - Rx	$\omega_{x}$	$v_x$	$\int X$	L
			0 0	0	0 }	Y	M
			0 0	$B \cup 0$	$0$ $\Big]_{\mathfrak{R}}$	$_{_B}$ $\setminus Z$	$N igr brace_{\mathfrak{R}}$
	les D.D.L. $Tx$ et $Rx$ sont reliés entre eux. Les composantes $\omega_x$ et $v_x$ sont reliées par la loi d'entrée/sortie (voir "Transmission de puissances"); la force $X$ et le couple $M$ sont eux aussi reliés entre eux.						
Joint A et le couple in soint eux dussi l'elles etitle eux.							